

SPOSÓB ANALITYCZNY OB LICZANIA MOSTÓW METALICZNYCH

PODDANYCH DZIAŁANIU

CIĘŻARÓW PRZYPADKOWYCH RUCHOMYCH.

(Ciąg dalszy ¹⁾)

Część II. Systemat sił nieruchomy.

1. Mosty metaliczne służące do przeprowadzenia kolei żelaznej, są zawsze poddane działaniu bardzo wielkich ciężarów przypadkowych w porównaniu z ciężarem stałym. Stosunek ciężaru przypadkowego do ciężaru stałego dla mostów, których otwór jest mniejszy od 3 m, może stać się równym stosunkowi 9 do 1, t. j. że ciężar przypadkowy może być dziewięć razy większym jak ciężar stały.

Dokładna znajomość wartości ciężarów przypadkowych dla belek znacznej długości i oznaczenie punktu, w którym każdy z nich wywiera w danej belce największy moment zgięcia, jest nieodzowną, dla nadania częściom składowym mostu stosownych wymiarów.

Ponieważ sposoby jeszcze po dziś dzień używane do rozwiązania powyżej wyłuszczonej kwestyj nie są ściśle, a tem samem nie przedstawiają żadnej gwarancji, jak to z pierwszej części niniejszej pracy widzimy, postaramy się więc w dalszym ciągu podać: 1) sposób ścisły obliczania ciężaru przypadkowego jednostajnie rozłożonego i mogącego z dokładnością zastąpić ciężar przypadkowy, złożony z jakichkolwiek sił w chwili kiedy on zajmuje na danym moście położenie najniekorzystniejsze i 2) za pomocą teorii podanej obliczyć tablicę ciężarów jednostajnie rozłożonych, zastępujących dokładnie ciężary przypadkowe, złożone z pociągu lokomotyw całkowicie naładowanych w chwili kiedy taki pociąg zajmuje na moście położenie najniekorzystniejsze.

Niepodobnem byłoby, dla każdego szczególnego przypadku, na który w praktyce natrafić możemy, obliczać sposobem zwyczajnym, największy moment zgięcia wywarty w danej belce pod wpływem jakiegokolwiek systematu sił, zmieniającego swe położenie na tej belce; podamy więc sposób znalezienia najniekorzystniejszego położenia, które zająć może na moście jakiegokolwiek systemat sił, a znalazłszy to położenie, będziemy w możności wyznaczyć moment zgięcia *maximum maximum* i wartość siły jednostajnie rozłożonej, wywierającej w tymże punkcie ten sam moment zgięcia *maximum maximum*.

2. Znakowanie przyjęte w całym ciągu niniejszej pracy, ma na celu usunięcie czytelnikom trudności mogących wyniknąć z tego powodu; da ono się streścić w sposób następujący:

- p* oznacza zawsze siłę składową systematu uważanego;
- P* " " sumę algebraiczną pewnej liczby sił składających systemat;
- \mathcal{P} " " sumę algebraiczną wszystkich sił systematu;
- d* " " odległość każdej z sił systematu od 1-ej;
- D* " " sumę algebraiczną momentów pewnej liczby sił systematu uważanego od 1-ej;
- \mathcal{D} " " sumę algebraiczną momentów wszystkich sił systematu względem 1-ej;
- m, M, p. ozn.* " moment zgięcia wywarty w danej belce, już to przez jedną siłę działającą oddzielnie, już to przez cały systemat sił w położeniu jakimkolwiek, już to w położeniu najniekorzystniejszym;
- x, ξ ozn.* zawsze odległość pierwszej siły systematu uważanego od najbliższej podpory.

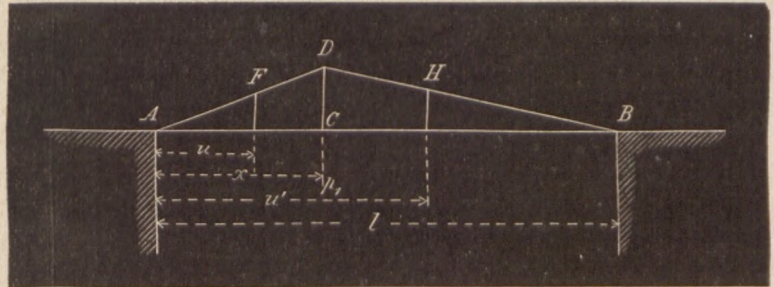
Inne znaki, na które natrafimy w ciągu niniejszej pracy, jako mało używane, znajdują swe określenie w miejscu ich użycia.

3. **Systemat sił nieruchomy.** Dla wyprowadzenia wzorów dających największy moment zgięcia w jakimkolwiek punkcie belki uważanej przez działanie sił zmieniających swe położenie

na całej jej długości, niezbędną jest znajomość kilku twierdzeń pomocniczych, które podajemy na samym wstępie.

4. **Pierwsze twierdzenie pomocnicze.** Jeżeli na belkę swobodnie leżącą na dwu podporach jednego poziomu, działa w kierunku pionowym siła p_1 stale przyczepiona w jednym z jej punktów, to obwód wszystkich momentów zgięcia wywartych przez nią przedstawiony jest dwiema liniami prostymi, a moment zgięcia największy znajduje się w punkcie przyczepienia siły p_1 . W samej rzeczy: niech będzie belka długości l spoczywająca swobodnie na dwu podporach jednego poziomu w punktach *A* i *B* (fig. 1).

Fig. 1.



Niech będzie siła p_1 przyczepiona w jednym z punktów tej belki np. w punkcie *C*,
x odległość punktu *C* od podpory *A*,
 $m_{1.1}$ moment zgięcia w punkcie *C*.

Równanie dające nam wartość momentu zgięcia w punkcie przyczepienia siły p_1 jest następujące:

$$m_{1.1} = \frac{1}{l} p_1 (l-x)x \dots \dots \dots (1).$$

Niech będzie nadto:

$m_{1.1}^f$ moment zgięcia wywarty w belce w punkcie np. *F* leżącym pomiędzy punktami *A* i *C*,
u odległość tego punktu *F* od podpory *A*.

Moment zgięcia w punkcie *F* będzie wyrażony przez równanie:

$$m_{1.1}^f = \frac{1}{l} p_1 (l-x)u \dots \dots \dots (2).$$

Równanie (2) przedstawia linię prostą przechodzącą przez początek *A*; w samej rzeczy, przypuśćmy na chwilę, że

$$u = 0,$$

w takim razie otrzymamy

$$m_{1.1}^f = 0,$$

a założywszy $u=x$, otrzymamy

$$m_{1.1}^f = m_{1.1}.$$

Niech będzie:

$m_{1.1}^h$ moment zgięcia wywarty w punkcie *H* leżącym pomiędzy punktami *C* i *B*,
u' odległość tego punktu *H* od podpory *A*,

moment zgięcia wywarty w punkcie *H* będzie wyrażonym przez równanie następujące:

$$m_{1.1}^h = \frac{1}{l} p_1 (l-u')x \dots \dots \dots (3).$$

Równanie to jest równaniem linii prostej przechodzącej przez początek *B* i przez punkt *H*; mamy bowiem dla

$$u' = l \quad m_{1.1}^h = 0$$

a dla $u' = x \quad m_{1.1}^h = m_{1.1}.$

Porównyując równania (2) i (3) widzimy, że dla

$$u = x \quad \text{i} \quad u' = x$$

momenta zgięcia dane przez równania (1), (2) i (3) są sobie równe, czyli że

$$m_{1.1}^f = m_{1.1} = m_{1.1}^h,$$

to jest, że linie proste przedstawione przez równania (2) i (3) mają punkt zbiegu w punkcie *D* na prostopadłej przechodzącej przez punkt przyczepienia siły p_1 , a zatem moment zgięcia

¹⁾ Por. zeszyt wrześniowy Przegl. Techn. z r. b., str. 178.

przedstawiony najprzód przez równanie (2) wzrasta bezustannie wychodząc z punktu A i dążąc ku punktowi C ; po przejściu za punkt C ten moment zgięcia wyrażony jest przez równanie (3) i zmniejsza się stopniowo aż do zera, wartość którą nabywa w punkcie B ; w skutek więc tego moment zgięcia o którym mowa jest największy w punkcie przyłączenia siły p_1 , co było do okazania.

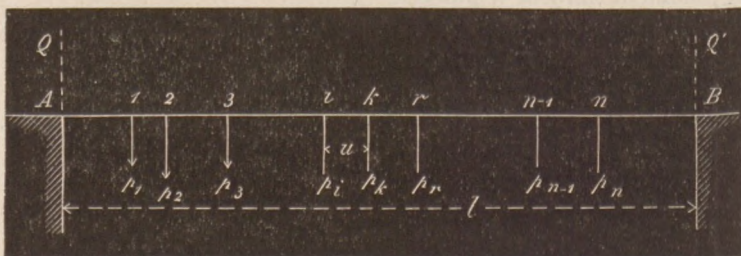
5. **Drugie twierdzenie pomocnicze.** *Jeżeli na belkę swobodnie leżącą na dwu podporach jednego poziomu działa jakikolwiek systemat sił pionowych stale przyczepiony na jej długości, to granica obwodu wszystkich momentów zgięcia, wywartych w belce, jest wielokątem prostoliniowym, a moment zgięcia największy znajduje się w jednym z jego wierzchołków, to jest w punkcie przyłączenia jednej z sił systematu uważanego.*

Niech będzie belka długości l swobodnie leżąca na dwu podporach jednego poziomu A i B (fig. 2). Niech będą Q i Q' oddziaływania podpór w punktach A i B .

$M_1, M_2, M_3, \dots, M_{n-1}, M_n$, momenty zgięcia w punktach przyłączenia sił systematu wziętego pod uwagę.

Dla okazania, że granicą obwodu wszystkich momentów zgięcia jest wielokąt prostoliniowy, dostatecznym jest dowieść, że pomiędzy dwiema po sobie następującymi jakimikolwiek siłami systematu uważanego, granicą obwodu wszystkich momentów zgięcia jest linia prosta.

Fig. 2.



Wiemy, że moment zgięcia w punkcie np. i przyłączenia siły p_i wywarti przez cały systemat sił, jest dany przez równanie następujące:

$$M_i = Q A i - \sum_A^i p d_i,$$

w którym wyraz $\sum_A^i p d_i$ oznacza względem punktu i sumę algebraiczną momentów wszystkich sił systematu zawartych pomiędzy A i i , a d_i oznacza odległość jakiegokolwiek siły od punktu i .

Niech będzie punkt k przyłączenia siły najbliższej leżącej od poprzedzającej np. siły p_k , moment zgięcia wywarti w punkcie k przez cały systemat sił jest dany przez równanie następujące:

$$M_k = Q A k - \sum_A^k p d_k. \dots \dots (2),$$

w którym M_k oznacza moment zgięcia wywarti w punkcie k przez cały systemat sił, $\sum_A^k p d_k$ oznacza sumę algebraiczną momentów wszystkich sił systematu, zawartych pomiędzy punktami A i k względem punktu k .

Widzimy z równania (2), że pierwszy wyraz może się napisać w sposób następujący:

$$Q A k = Q (A i + i k),$$

a wyraz drugi $p d_k$, może być zastąpiony przez

$$p d_k = p (A i + i k),$$

a zatem równanie (2) przedstawi się w kształcie

$$M_k = Q A i - \sum_A^k p d_i + i k (Q - \sum_A^i p);$$

z uwagi zaś, że wyraz $\sum_A^k p d_i = \sum_A^k p d_i$,

nie działa bowiem żadna siła pomiędzy punktami i i k , otrzymamy równanie

$$M_k = Q A i - \sum_A^i p d_i + i k (Q - \sum_A^i p) = M_i + i k (Q - \sum_A^i p).$$

Przyjmując za początek punkt i i oznaczając przez u długość ik , otrzymamy:

$$M_k = M_i + u (Q - \sum_A^i p) \dots \dots (3).$$

Równanie (3) jako pierwszego stopnia względem u , przedstawia linię prostą. Przypuśćmy że w tem równaniu

$$u = 0$$

to otrzymamy $M_k = M_i$,

czyli że prosta przedstawiona przez równanie (3) przechodzi przez punkt (M_i, A_i) .

Dostatecznym więc teraz będzie sprawdzić czy wartość M_r czyni zadość równaniu (3), to jest czy moment zgięcia w punkcie r czyni zadość linii prostej danej (3).

Moment zgięcia w punkcie przyłączenia siły p_r wyrażonym jest przez równanie

$$M_r = Q A r - \sum_A^r p d_r \dots \dots (4);$$

założywszy w równaniu (3) $u = ir$, otrzymamy

$$M_k = M_i + ir (Q - \sum_A^i p) \dots \dots (5).$$

Podstawiając w równaniu (5) za M_i wartość wyciągniętą z równania (1), otrzymamy

$$M_k = Q A i - \sum_A^i p d_i + ir (Q - \sum_A^i p) = Q A r - \sum_A^r p d_r \dots \dots (6).$$

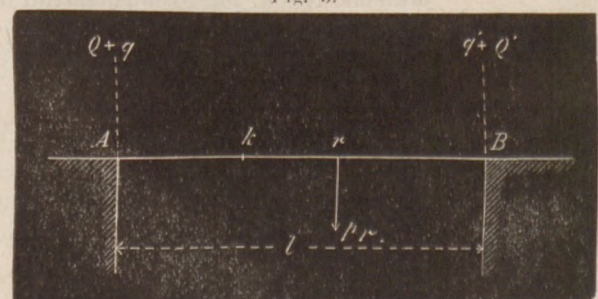
Równania (4) i (6) mają drugie strony równe, wartość więc momentu zgięcia M_r czyni także zadość równaniu (3); w skutek więc tego widzimy że: granica obwodu momentów zgięcia wywartych w belce swobodnie leżącej na dwu podporach jednego poziomu, przez systemat sił stale położony na całej jej długości jest wielokątem prostoliniowym, którego wierzchołki odpowiadają punktom przyłączenia sił składających systemat wzięty pod uwagę.

6. **Moment zgięcia największy znajduje się w jednym z wierzchołków wielokąta.** W samej rzeczy, dowiedliśmy wyżej, że pomiędzy dwiema siłami składającymi systemat uważany i po sobie następującymi, granicą momentów zgięcia jest linia prosta, której końce odpowiadają punktom przyłączenia sił wziętych pod uwagę; wyrażenie momentu zgięcia jest funkcją liniową, która w tych granicach zmniejsza się lub powiększa w sposób ciągły, nie może więc mieć miejsca żadne maximum pomiędzy dwoma punktami przyłączenia sił po sobie następujących, a więc moment zgięcia największy przypaść musi w jednym z wierzchołków wielokąta.

7. **Trzecie twierdzenie pomocnicze.** *Moment zgięcia całkowity wywarti w jakimkolwiek punkcie belki swobodnie leżącej na dwu podporach jednego poziomu, przez działanie jakiegokolwiek systematu sił pionowych, stale na niej położonego, równa się sumie algebraicznej momentów zgięcia, wywartych w tymże punkcie przez każdą z sił, jak gdyby one działały każda z osobna.*

Niech będzie belka długości l swobodnie leżąca na dwu podporach A i B jednego poziomu (fig. 3).

Fig. 3.



Niech będzie M_k moment zgięcia wywarty w punkcie k przez systemat sił wzięty pod uwagę, Q i Q' oddziaływania podpór w punktach A i B .

Twierdzenie to będzie dowiedzionem jeżeli okażemy, że dodając do systematu wziętego pod uwagę jakąkolwiek nową siłę p_r , moment zgięcia całkowity wywarty w punkcie k jest równy sumie algebraicznej momentów zgięcia wywartych w tymże punkcie, kiedy systemat sił działa oddzielnie i kiedy siła p_r działa sama.

W samej rzeczy, wiemy że równanie momentu zgięcia wywartego w punkcie k przez systemat sił wzięty pod uwagę jest następujące:

$$M_k = QAk - \sum_A^k pd_k \dots \dots \dots (1).$$

$\sum_A^k pd_k$ wyraża tu sumę momentów wszystkich sił systematu względem punktu k zawartych pomiędzy punktami A i k .

Wiemy nadto, że równanie momentu zgięcia wywartego w punkcie k przez działanie samej siły p_r jest

$$m_k = qAk \dots \dots \dots (2),$$

m_k przedstawia tu moment zgięcia wywarty w punkcie k przez siłę p_r ; q i q' oddziaływania podpór w punktach A i B skutkiem siły p_r oddzielnie działającej.

Gdybyśmy oznaczyli przez M'_k moment zgięcia wywarty w punkcie k w chwili kiedy siła p_r działa wspólnie z całym systematem, w takim razie równanie dające moment zgięcia, byłoby

$$M'_k = (Q + q) Ak - \sum_A^k pd_k \dots \dots \dots (3),$$

wyraz $\sum_A^k pd_k$ ma też samą wartość co w równaniu (1), siła bowiem p_r leży na zewnątrz przestrzeni Ak .

Równanie (3) możemy napisać w sposób następujący:

$$M'_k = QAk - \sum_A^k pd_k + qAk \dots \dots \dots (4),$$

czyli że

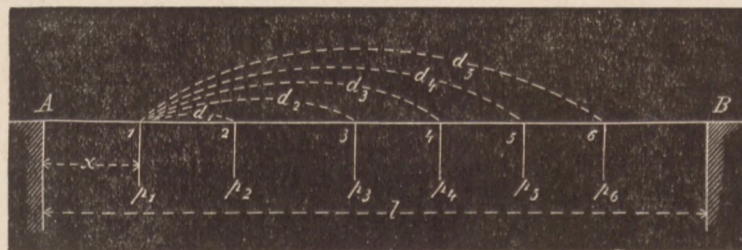
$$M'_k = M_k + m_k,$$

co było do okazania, to jest że moment zgięcia całkowity wywarty w jakimkolwiek punkcie belki przez działanie systematu sił, którego położenie jest stałem, równa się sumie algebraicznej momentów zgięcia wywartych w tymże samym punkcie, przez każdą z sił systematu działającą oddzielnie.

8. *Wartości analityczne w punktach przyłączenia sił, momentu zgięcia wywartego przez jakąkolwiek systemat sił stale położony na danej belce.*

Niech będzie belka długości l swobodnie leżąca na dwu podporach jednego poziomu w punktach A i B (fig. 4), na którą działa systemat sił stale położony.

Fig. 4.



Oznaczmy przez: $p_1, p_2, p_3, p_4, p_5, p_6, \dots$ etc. siły składające systemat wzięty pod uwagę. Niech będzie x odległość pierwszej siły od punktu podpory A , $d_1, d_2, d_3, d_4, d_5, \dots$ etc. odległości każdej z sił systematu od 1-ej;

$m_{1.1}, m_{2.2}, m_{3.3}, m_{4.4}, m_{5.5}, m_{6.6}, \dots$ etc. momenty zgięcia wywarte przez każdą siłę w punkcie jej przyłączenia; $m_{2.1}, m_{3.1}, m_{4.1}, m_{5.1}, m_{6.1}, \dots$ momenty zgięcia wywarte w punkcie przyłączenia pierwszej siły p_1 przez pozostałe siły systematu, działające każda z osobna.

Liczba sześciu sił, którą przyjmujemy jest dostateczną do uchwycenia ogólnego prawa, które pozwoli nam wypisać od razu wartość jakiegokolwiek momentu zgięcia wywartego w punkcie przyłączenia którejkolwiek z sił systematu wziętego pod uwagę.

Dla jasności określeń przyjętych, podajemy tu tablicę zawierającą wszystkie wartości momentów zgięcia wywartych w każdym z punktów przyłączenia sił składających systemat wzięty pod uwagę, przez każdą z pozostałych sił systematu działającą oddzielnie.

Oznaczenie siły	Punkta przyłączenia sił					
	p_1		p_2		p_3	
p_1	$m_{1.1}$	$\frac{1}{l} p_1 (l - x) x$	$m_{1.2}$	$\frac{1}{l} p_1 (l - x - d_1) x$	$m_{1.3}$	$\frac{1}{l} p_1 (l - x - d_2) x$
p_2	$m_{2.1}$	$\frac{1}{l} p_2 (l - x - d_1) x$	$m_{2.2}$	$\frac{1}{l} p_2 (l - x - d_1) (x + d_1)$	$m_{2.3}$	$\frac{1}{l} p_2 (l - x - d_2) (x + d_1)$
p_3	$m_{3.1}$	$\frac{1}{l} p_3 (l - x - d_2) x$	$m_{3.2}$	$\frac{1}{l} p_3 (l - x - d_2) (x + d_1)$	$m_{3.3}$	$\frac{1}{l} p_3 (l - x - d_2) (x + d_2)$
p_4	$m_{4.1}$	$\frac{1}{l} p_4 (l - x - d_3) x$	$m_{4.2}$	$\frac{1}{l} p_4 (l - x - d_3) (x + d_1)$	$m_{4.3}$	$\frac{1}{l} p_4 (l - x - d_3) (x + d_2)$
p_5	$m_{5.1}$	$\frac{1}{l} p_5 (l - x - d_4) x$	$m_{5.2}$	$\frac{1}{l} p_5 (l - x - d_4) (x + d_1)$	$m_{5.3}$	$\frac{1}{l} p_5 (l - x - d_4) (x + d_2)$
p_6	$m_{6.1}$	$\frac{1}{l} p_6 (l - x - d_5) x$	$m_{6.2}$	$\frac{1}{l} p_6 (l - x - d_5) (x + d_1)$	$m_{6.3}$	$\frac{1}{l} p_6 (l - x - d_5) (x + d_2)$
		p_4		p_5		p_6
p_1	$m_{1.4}$	$\frac{1}{l} p_1 (l - x - d_3) x$	$m_{1.5}$	$\frac{1}{l} p_1 (l - x - d_4) x$	$m_{1.6}$	$\frac{1}{l} p_1 (l - x - d_5) x$
p_2	$m_{2.4}$	$\frac{1}{l} p_2 (l - x - d_3) (x + d_1)$	$m_{2.5}$	$\frac{1}{l} p_2 (l - x - d_4) (x + d_1)$	$m_{2.6}$	$\frac{1}{l} p_2 (l - x - d_5) (x + d_1)$
p_3	$m_{3.4}$	$\frac{1}{l} p_3 (l - x - d_3) (x + d_2)$	$m_{3.5}$	$\frac{1}{l} p_3 (l - x - d_4) (x + d_2)$	$m_{3.6}$	$\frac{1}{l} p_3 (l - x - d_5) (x + d_2)$
p_4	$m_{4.4}$	$\frac{1}{l} p_4 (l - x - d_3) (x + d_3)$	$m_{4.5}$	$\frac{1}{l} p_4 (l - x - d_4) (x + d_3)$	$m_{4.6}$	$\frac{1}{l} p_4 (l - x - d_5) (x + d_3)$
p_5	$m_{5.4}$	$\frac{1}{l} p_5 (l - x - d_4) (x + d_3)$	$m_{5.5}$	$\frac{1}{l} p_5 (l - x - d_4) (x + d_4)$	$m_{5.6}$	$\frac{1}{l} p_5 (l - x - d_5) (x + d_4)$
p_6	$m_{6.4}$	$\frac{1}{l} p_6 (l - x - d_5) (x + d_3)$	$m_{6.5}$	$\frac{1}{l} p_6 (l - x - d_5) (x + d_4)$	$m_{6.6}$	$\frac{1}{l} p_6 (l - x - d_5) (x + d_5)$

W powyższej tablicy naprzeciwko każdego momentu zgięcia m znajduje się jego wartość analityczna, którą otrzymamy z łatwością używając pierwszego twierdzenia pomocniczego.

Oznaczmy przez

$$M_1, M_2, M_3, M_4, M_5, M_6 \dots \text{ i. t. d.}$$

momenty zgięcia w punktach przyłączenia każdej siły kiedy takowe działają wspólnie. Wiemy że moment zgięcia całkowity wywarty w punkcie przyłączenia każdej siły przez wszystkie siły systematu uważanego, jest sumą algebraiczną momentów zgięcia wywartych w tym punkcie przez każdą z sił działającą oddzielnie, dodając więc do siebie wyrażenia zawarte w powyżej podanej tablicy otrzymamy:

$$\text{Dla punktu 1) } M_1 = m_{1,1} + m_{2,1} + m_{3,1} + m_{4,1} + m_{5,1} + m_{6,1} + \dots \text{ etc.}$$

$$\text{„ 2) } M_2 = m_{1,2} + m_{2,2} + m_{3,2} + m_{4,2} + m_{5,2} + m_{6,2} + \dots \text{ etc.}$$

$$\text{„ 3) } M_3 = m_{1,3} + m_{2,3} + m_{3,3} + m_{4,3} + m_{5,3} + m_{6,3} + \dots \text{ etc.}$$

$$\text{„ 4) } M_4 = m_{1,4} + m_{2,4} + m_{3,4} + m_{4,4} + m_{5,4} + m_{6,4} + \dots \text{ etc.}$$

$$\text{„ 5) } M_5 = m_{1,5} + m_{2,5} + m_{3,5} + m_{4,5} + m_{5,5} + m_{6,5} + \dots \text{ etc.}$$

$$\text{„ 6) } M_6 = m_{1,6} + m_{2,6} + m_{3,6} + m_{4,6} + m_{5,6} + m_{6,6} + \dots \text{ etc.}$$

Podstawiając w tych równaniach za $m_{1,1}, m_{1,2}, m_{1,3}$ i t. d. wartości im odpowiednie, znosząc mianownik i oznaczając przez

$$P_1 = p_1, P_2 = p_1 + p_2, P_3 = p_1 + p_2 + p_3, P_4 = p_1 + p_2 + p_3 + p_4, \\ P_5 = p_1 + p_2 + p_3 + p_4 + p_5, P_6 = \mathfrak{P} - p_1 + p_2 + p_3 + p_4 + p_5 + p_6 + \dots;$$

$$D_2 = p_2 d_1, D_3 = p_3 d_2 + p_2 d_1, D_4 = p_2 d_1 + p_3 d_2 + p_4 d_3, \\ D_5 = p_2 d_1 + p_3 d_2 + p_4 d_3 + p_5 d_4, \mathfrak{D} = D_6 = p_2 d_1 + p_3 d_2 + p_4 d_3 + \\ + p_5 d_4 + p_6 d_5 + \dots$$

Otrzymamy na ostateczną wartość momentu zgięcia wywartego w punktach powyżej oznaczonych równania następujące:

$$\left. \begin{aligned} \text{Dla punktu 1) } LM_1 &= x[(l-x)\mathfrak{P} - \mathfrak{D}] \\ \text{„ 2) } LM_2 &= (l-x-d_1)P_1x + \\ &\quad + (x+d_1)[(l-x)(\mathfrak{P}-P_1) - \mathfrak{D}] \\ \text{„ 3) } LM_3 &= (l-x-d_2)(P_2x + D_2) + \\ &\quad + (x+d_2)[(l-x)(\mathfrak{P}-P_2) - (\mathfrak{D}-D_2)] \\ \text{„ 4) } LM_4 &= (l-x-d_3)(P_3x + D_3) + \\ &\quad + (x+d_3)[(l-x)(\mathfrak{P}-P_3) - (\mathfrak{D}-D_3)] \\ \text{„ 5) } LM_5 &= (l-x-d_4)(P_4x + D_4) + \\ &\quad + (x+d_4)[(l-x)(\mathfrak{P}-P_4) - (\mathfrak{D}-D_4)] \\ \text{„ 6) } LM_6 &= (l-x-d_5)(\mathfrak{P}x + \mathfrak{D}) \end{aligned} \right\} (1).$$

Przeoglądając z uwagą równania (1), dostrzegamy ogólne prawo, na mocy którego możemy wypisać odrazu wartość momentu zgięcia wywartego w jakimkolwiek punkcie przyłączenia jednej z sił, przez systemat złożony z n sił działających jednocześnie.

I tak, w punkcie przyłączenia siły np. p_i , gdzie wskaźnik i jest zawarty w granicach $1 < i < n$, mamy:

$$LM_i = (l-x-d_{(i-1)})(P_{(i-1)}x + D_{(i-1)}) + \\ + (x+d_{(i-1)})[(l-x)(\mathfrak{P}-P_{(i-1)}) - (\mathfrak{D}-D_{(i-1)})];$$

w punkcie przyłączenia przedostatniej siły $p_{(n-1)}$ otrzymamy równanie

$$LM_{n-1} = (l-x-d_{(n-2)})(P_{(n-2)}x + D_{n-2}) + \\ + (x+d_{n-2})[(l-x)(\mathfrak{P}-P_{(n-2)}) - (\mathfrak{D}-D_{n-2})];$$

nakoniec wyrażenie momentu zgięcia w punkcie przyłączenia ostatniej siły p_n systematu uważanego, będzie

$$LM_n = (l-x-d_{(n-1)})(\mathfrak{P}x + \mathfrak{D}),$$

w którym znaki \mathfrak{P} i \mathfrak{D} mają też samo znaczenie co wyżej, t. j.

$$\mathfrak{P} = p_1 + p_2 + p_3 + p_4 + \dots p_i + \dots p_{n-1} + p_n,$$

$$\mathfrak{D} = p_2 d_1 + p_3 d_2 + p_4 d_3 + \dots p_i d_{i-1} + \dots p_{n-1} d_{n-2} + p_n d_{n-1}.$$

9. Zadanie które w tej chwili rozwiązaliśmy ma natychmiastowe zastosowanie przy obliczaniu belek prostych, na które działa jakikolwiek systemat sił leżący na całej ich długości, przypadek ten ma miejsce w praktyce dla mostów lub wiaduktów, w których główne belki mając wielką odległość podtrzymują poprzecznicę, których odległości przechodzą granicę, po za którą ciężar przeniesiony na belki mógłby być uważanym za ciężar jednostajnie rozłożony. Granica odległości poprzecznie nie powinna przewyższać 1,30 m, żeby ciężar przez nie przeniesiony na belki mógł być zamienionym, dla ułatwienia rachunku, na ciężar jednostajnie rozłożony.

Znajomość dokładna największego momentu zgięcia wywartego w danej belce przez jakikolwiek systemat sił, jako też punktu w którym on ma miejsce jest rzeczą niezbędną, albowiem bez niej nie bylibyśmy w stanie wyznaczyć ostatecznych wymiarów belki. Otrzymanie tego maximum wymaga rozwiązania tylu równań podobnych do (1) ile jest sił działających na belkę i wybrania z pomiędzy nich rezultatu największego w wartości absolutnej. Zadanie to, jest więc o tyle mozolniejszym, o ile liczba sił składających systemat uważany jest większą; dla uniknięcia zatem tak mozolnej pracy, podamy tutaj sposób graficzny otrzymania największego momentu zgięcia, nie rozwiązując żadnego z równań powyżej podanych.

10. Wylkreślmy sposób znalezienia granicy obwodu momentów zgięcia wywartych w jakiegokolwiek belce przez jakikolwiek systemat sił stale leżący na jej długości.

Niech będzie belka długości l swobodnie leżąca na dwu podporach stałych A i B ; niech będzie systemat sił, działający na belkę, w położeniu oznaczonym na fig. 4-ej.

Siły składające systemat uważany są:

$$p_1, p_2, p_3, p_4, p_5, p_6;$$

odległości każdej z sił od pierwszej siły p_1 , są:

$$d_1, d_2, d_3, d_4, d_5.$$

Przypuśćmy najprzód że siła p_1 działa sama, wszystkie momenty zgięcia wywarte w belce będą zawarte w trójkącie ADB , a granicą ich obwodu będzie linia łamana $AD, \dot{D}B$; wiemy z 1-go twierdzenia pomocniczego, że moment zgięcia największy znajduje się w punkcie przyłączenia siły p_1 , a wielkość jego możemy oznaczyć linią prostą, odcinając na prostopadłej przechodzącej przez punkt 1 przyłączenia siły p_1 długość $1.D$ równoważną momentowi zgięcia, który wyznaczamy za pomocą równania podanego w twierdzeniu 1-em.

Gdyby siła p_2 działała sama, otrzymalibyśmy w sposób podobny do poprzedzającego tak granicę obwodu jako też i największy moment zgięcia, to jest dla granicy obwodu wszystkich momentów zgięcia, linię łamaną AE, EB , a dla momentu zgięcia największego długość $2.E$.

Postępując w podobny sposób z każdą z sił składających systemat uważany, otrzymamy:

dla sił: $p_1, p_2, p_3, p_4, p_5, p_6$;

granice obwodu: $AD, DB; AE, EB; AF, FB; AG, GB; \\ AH, HB; AK, KB;$

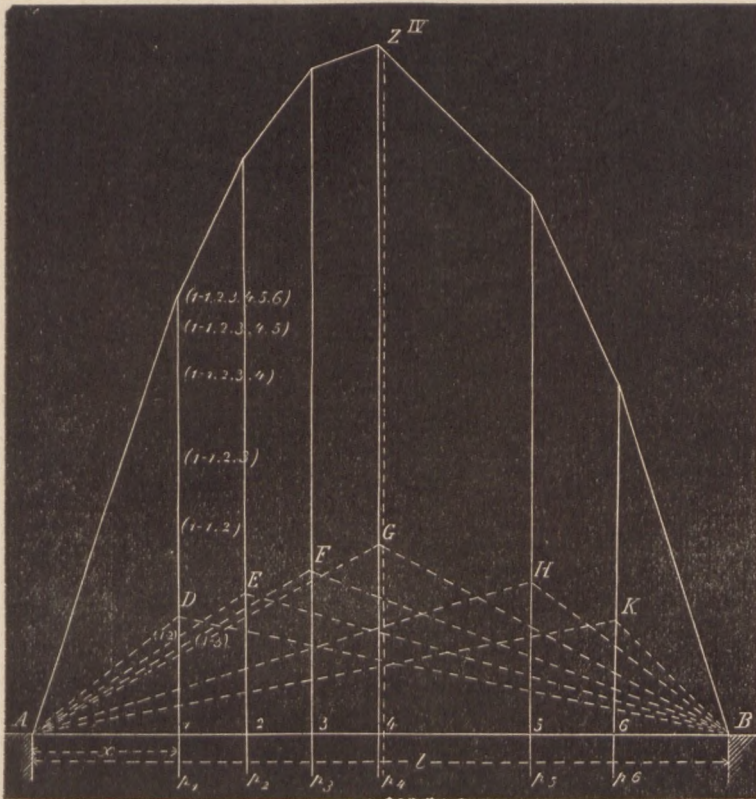
momenty zgięcia maximum:

$$1.D, 2.E, 3.F, 4.G, 5.H, 6.K.$$

Przypuśćmy na chwilę, że siły p_1 i p_2 działają jednocześnie odrzucając wszystkie inne; moment zgięcia wywarty przez siłę p_2 w punkcie przyłączenia siły p_1 równa się długości (1.2), a ponieważ moment zgięcia wywarty w tymże punkcie przez siłę p_1 , równy jest (1.D), zatem dodając te dwa momenty do siebie, otrzymamy moment całkowity w punkcie przyłączenia siły p_1 równy (1.D + 1.2), czyli (1 - 1.2) przedstawiony na fig. 5.

Wziąwszy pod uwagę trzy siły: p_1, p_2, p_3 , odrzucając wszystkie inne, otrzymalibyśmy w punkcie przyłączenia siły p_1 , moment zgięcia całkowity przedstawiony linią (1 - 1.2.3) i t. d.

Fig. 5.



W podobny sposób możemy otrzymać wielkości momentów zgięcia w punktach przyłączenia wszystkich sił systematu uważanego kiedy takowe działają razem, a łącząc pomiędzy sobą liniami prostymi tak znalezione punkta, otrzymamy obwód wszystkich momentów zgięcia wywartych w belce przez systemat sił uważany.

Fig. 5 przedstawia jego kształt i największy z momentów zgięcia, który w danym przypadku znajduje się na prostopadłej przechodzącej przez punkt przyłączenia siły p_3 , a jego wielkość geometryczna równa się $(4 \cdot Z^{IV})$. Widzimy więc, że sposób otrzymania granicy obwodu momentów zgięcia wywartych w jakiegokolwiek belce przez działanie jakiegokolwiek systematu sił stale na niej położonego, podany powyżej, jest sposobem ogólnym; ma on nadto tę zaletę, że wyznacza natychmiast siłę, w punkcie przyłączenia której największy z momentów zgięcia zostaje wywartym; znając tę siłę i rozwiązując równanie jej odpowiednie w grupie równań (1), otrzymamy wartość analityczną największego z momentów zgięcia, która zarazem posłużyć może jako sprawdzenie sposobu wykreslnego.

W wypadku przedstawionym na fig. 5-ej, największy z momentów zgięcia przypada w punkcie przyłączenia siły p_4 , a zatem należy rozwiązać równanie następujące, wzięte w grupie równań (1):

$$lM_4 = (l - x - d_3)(P_3x + D_3) + (x + d_3)[(l - x)(\Psi - P_3) - (\mathcal{D} - D_3)].$$

Część III. Systemat sił ruchomy.

11. Czwarte twierdzenie pomocnicze. Jeżeli siła pionowa działająca na belkę swobodnie leżącą na dwu podporach jednego poziomu zmienia swe położenie w sposób ciągły na całej długości belki, w takim razie granicą obwodu wszystkich momentów zgięcia wywartych w belce jest parabola, której wierzchołek leży na prostopadłej przechodzącej przez środek belki i odpowiada największemu momentowi zgięcia jaki w tejże belce przez daną siłę wywartym być może.

Dla dowiedzenia niniejszego twierdzenia uważmy belkę długości l leżącą na dwu podporach A i B jednego poziomu.

Niech będą: p_1 siła działająca na belkę,
 x odległość jej od podpory A,
 $m_{1.1}$ moment zgięcia wywartym w belce w punkcie przyłączenia siły p_1 .

Równanie dające wartość momentu zgięcia wywartego w belce w punkcie przyłączenia siły p_1 jest następujące:

$$m_{1.1} = \frac{1}{l} p_1 (l - x)x \dots \dots \dots (1).$$

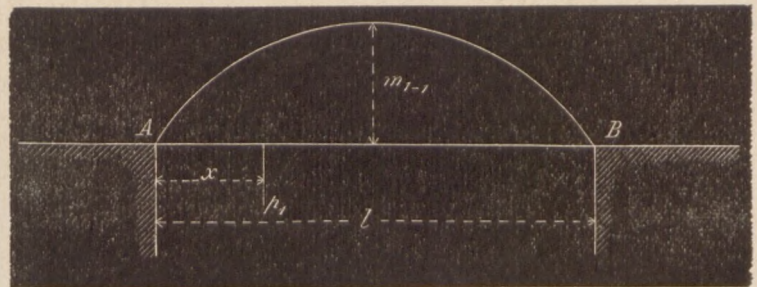
Przypuśćmy, że siła p_1 zmienia swe położenie na belce, przechodząc przez wszystkie punkta zawarte pomiędzy końcami A i B; w czasie tego ruchu odległość x siły p_1 od punktu podpory A przybierać będzie wszelkie wartości zawarte pomiędzy 0 i l , widzimy więc, że równanie (1) przedstawia granicę obwodu wszystkich momentów zgięcia wywartych w belce przez siłę p_1 , poruszającą się ruchem ciągłym.

Równanie (1), w którym wchodzi x w potęgę 2-ą, jest równaniem paraboli, które z łatwością sprowadzilibyśmy do ogólnego kształtu

$$y^2 = 2px,$$

znosząc wyraz pierwszego stopnia co do x przez proste przeniesienie osi y .

Fig. 6.



Największy moment zgięcia znajduje się w środku belki, albowiem dwa czynniki zawierające zmienną x , których suma jest stałą i równą l , dają iloczyn największy w chwili kiedy x przybiera wartość

$$x = \frac{1}{2} l;$$

a zatem największy moment zgięcia wywartym w belce przez siłę p_1 , poruszającą się w sposób ciągły na całej jej długości, znajduje się w środku belki i w chwili kiedy siła p_1 przechodzi przez ten punkt.

12. Piąte twierdzenie pomocnicze. Jeżeli systemat sił pionowych, działający na belkę swobodnie leżącą na dwu podporach jednego poziomu zmienia swe położenie w sposób ciągły na całej jej długości, to granicą obwodu wszystkich momentów zgięcia wywartych w belce jest wielokąt krzywoliniowym złożonym z łuków parabolicznych.

Wiemy z twierdzenia 1-go pomocniczego, że momenty zgięcia największe wywarte w belce znajdują się w punktach przyłączenia sił.

Granicą odvodu momentów zgięcia jest wielokąt złożony z łuków, których każdy punkt odpowiada momentowi zgięcia wywartemu w tymże punkcie przez systemat sił wzięty pod uwagę, a momenty zgięcia przedstawione są łukami parabol, wartość bowiem momentu zgięcia wywartego w punkcie przyłączenia siły p_i czyli M_i daną jest przez równanie

$$lM_i = (l - x - d_{i-1})(P_{i-1} + D_{i-1}) + (x + d_{i-1})[(l - x)(\Psi - P_{i-1}) - (\mathcal{D} - D_{i-1})],$$

w którym druga strona zawiera tylko wyrazy co do x : stopnia drugiego, pierwszego lub wyrazy stałe, otóż zmieniając położenie osi y , z łatwością zniesiemy wyrazy zawierające x w stopniu pierwszym i wyrazy stałe, a w ten sposób sprowadzimy powyższe równanie do ogólnego kształtu paraboli; widzimy więc, że granicą obwodu wszystkich momentów zgięcia wywartych w belce przez systemat sił ruchomy, jest wielokąt złożony z łuków parabolicznych, których wszystkie punkta odpowiadają momentom zgięcia wywartym w punktach przyłączenia sił.

13. Oznaczenie wartości największych momentów zgięcia wywartych w danej belce przez systemat sił ruchomy.

Wartości momentów zgięcia wywartych w punktach przyłączenia sił, są nam znane z równań zawartych w grupie (1) (część 2-a), wyrażonych w funkcji x , to jest odległości pierwszej siły systematu od najbliższej podpory, kiedy systemat sił jest nieruchomy.

Przypuśćmy obecnie, że dany systemat sił porusza się ruchem ciągłym na belce; zmienna x podczas tego ruchu przybierać będzie wszelkie wartości zawarte pomiędzy punktem podpory A i położeniem pierwszej siły systematu, kiedy ostatnia

z nich znajdzie się w punkcie podpory *B*. W tych granicach *x* przybierze taką wartość, iż podstawiając ją w odpowiednie równanie, momenty zgięcia wywarłe w punktach przyczepienia sił będą największe. Dla otrzymania tych szczególnych wartości na *x*, zrównajmy zeru pochodne równań (1) (część 2-ga) względem *x*, a będzie:

$$\left. \begin{aligned} 0 &= \frac{ldM_1}{dx} = (l - 2x) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ 0 &= \frac{ldM_2}{dx} = (l - 2x - d_1) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ 0 &= \frac{ldM_3}{dx} = (l - 2x - d_2) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ 0 &= \frac{ldM_4}{dx} = (l - 2x - d_3) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ 0 &= \frac{ldM_5}{dx} = (l - 2x - d_4) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ 0 &= \frac{ldM_6}{dx} = (l - 2x - d_5) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ &\dots \\ 0 &= \frac{ldM_i}{dx} = (l - 2x - d_{i-1}) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ &\dots \\ 0 &= \frac{ldM_{n-1}}{dx} = (l - 2x - d_{n-2}) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ 0 &= \frac{ldM_n}{dx} = (l - 2x - d_{n-1}) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \end{aligned} \right\} \dots (2).$$

Z każdego z tych równań możemy wyciągnąć wartość na *x*, którą oznaczywszy przez ξ odpowiednie sile do której się odnosi równanie, otrzymamy szereg wartości:

$$\left. \begin{aligned} \frac{1}{2} \left(l - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_1 \\ \frac{1}{2} \left(l - d_1 - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_2 \\ \frac{1}{2} \left(l - d_2 - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_3 \\ \frac{1}{2} \left(l - d_3 - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_4 \\ \frac{1}{2} \left(l - d_4 - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_5 \\ \frac{1}{2} \left(l - d_5 - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_6 \\ &\dots \\ \frac{1}{2} \left(l - d_{i-1} - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_i \\ &\dots \\ \frac{1}{2} \left(l - d_{n-2} - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_{n-1} \\ \frac{1}{2} \left(l - d_{n-1} - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) &= \xi_n \end{aligned} \right\} \dots (3).$$

Podstawiając w równaniach (3) za $\frac{1}{2} \left(l - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right)$ jemu równe ξ_1 , otrzymamy:

$$\left. \begin{aligned} \xi_1 &= \frac{1}{2} \left(l - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right) \\ \xi_2 &= \xi_1 - \frac{1}{2} d_1 \\ \xi_3 &= \xi_1 - \frac{1}{2} d_2 \\ \xi_4 &= \xi_1 - \frac{1}{2} d_3 \\ \xi_5 &= \xi_1 - \frac{1}{2} d_4 \\ \xi_6 &= \xi_1 - \frac{1}{2} d_5 \\ &\dots \\ \xi_i &= \xi_1 - \frac{1}{2} d_{i-1} \\ &\dots \\ \xi_{n-1} &= \xi_1 - \frac{1}{2} d_{n-2} \\ \xi_n &= \xi_1 - \frac{1}{2} d_{n-1} \end{aligned} \right\} \dots (4),$$

równania, z których każde odpowiada jednemu z największych momentów zgięcia, skoro takowy przypada na jednej z sił

$$1. 2. 3. 4. 5. 6. \dots i \dots (n-1). n\text{-ej},$$

to jest na siłach

$$P_1, P_2, P_3, P_4, P_5, P_6, \dots P_i \dots P_{n-1}, P_n.$$

Otrzymawszy powyższe wartości na *x*, z całą łatwością wypiszemy wartości analityczne momentów zgięcia odpowiadających każdej z sił, podstawiając w każdym z równań (1) (część 2-a) za *x* wartość odpowiednią uważanej sile, daną przez jedno z równań (4). Oznaczając przez

$$\mu_1, \mu_2, \mu_3, \mu_4, \mu_5, \mu_6, \dots \mu_i, \dots \mu_{n-1}, \mu_n$$

wartości na

$$M_1, M_2, M_3, M_4, M_5, M_6, \dots M_i, M_{n-1}, M_n,$$

dla *x* równego

$$\xi_1, \xi_2, \xi_3, \xi_4, \xi_5, \xi_6, \dots \xi_i, \dots \xi_{n-1}, \xi_n,$$

otrzymamy w ten sposób równania:

$$\left. \begin{aligned} l\mu_1 &= \xi_1(l - \xi_1) \mathfrak{P} - \mathfrak{D} \\ l\mu_2 &= (l - \xi_2 - d_1) P_1 \xi_2 + (\xi_2 + d_1) [(l - \xi_2) (\mathfrak{P} - P_1) - \mathfrak{D}] \\ l\mu_3 &= (l - \xi_3 - d_2) (P_2 \xi_3 + D_2) + \\ &\quad + (\xi_3 + d_2) [(l - \xi_3) (\mathfrak{P} - P_2) - (\mathfrak{D} - D_2)] \\ l\mu_4 &= (l - \xi_4 - d_3) (P_3 \xi_4 + D_3) + \\ &\quad + (\xi_4 + d_3) [(l - \xi_4) (\mathfrak{P} - P_3) - (\mathfrak{D} - D_3)] \\ l\mu_5 &= (l - \xi_5 - d_4) (P_4 \xi_5 + D_4) + \\ &\quad + (\xi_5 + d_4) [(l - \xi_5) (\mathfrak{P} - P_4) - (\mathfrak{D} - D_4)] \\ l\mu_6 &= (l - \xi_6 - d_5) (\mathfrak{P} \xi_6 + D) \end{aligned} \right\} (5).$$

Równania (5) wskazują nam ogólne prawo łatwe do pochycenia, na mocy którego możemy odrazu wypisać wartość momentu zgięcia największego, wywartego przez systemat sił ruchomy składający się z *n* sił, i będzie np. dla siły *p_i*, kiedy *i* jest zawarte w granicach

$$1 < i < n,$$

wartość momentu zgięcia odpowiadająca tej sile:

$$l\mu_i = (l - \xi_i - d_{i-1}) (P_{i-1} \xi_i + D_{i-1}) + (\xi_i + d_{i-1}) [(l - \xi_i) (\mathfrak{P} - P_{i-1}) - (\mathfrak{D} - D_{i-1})].$$

Wartość momentu zgięcia odpowiadającego przedostatniej sile systematu ruchomego wyrazi się przez równanie:

$$l p_{n-1} = (l - \xi_{n-1} - d_{n-2}) (P_{n-1} \xi_{n-1} + D_{n-2}) + \\ + (\xi_{n-1} + d_{n-2}) [(l - \xi_{n-1}) (\mathfrak{P} - P_{n-2}) - (\mathfrak{D} - D_{n-2})],$$

a dla ostatniej siły p_n otrzymamy:

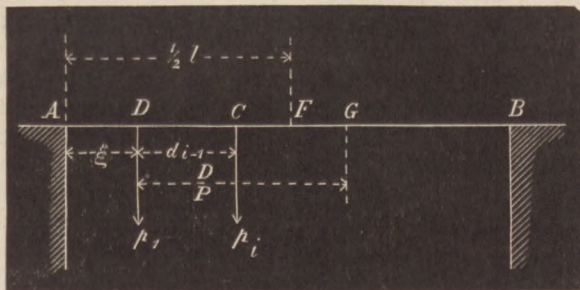
$$l p_n = (l - \xi_n - d_{n-1}) (\mathfrak{P} \xi_n + \mathfrak{D}).$$

14. *Wniosek.* Z równań (4) możemy wyprowadzić wniosek następujący:

Środek belki dzieli na dwie równe części odległość zawartą pomiędzy środkiem ciężkości systematu sił uważanego a punktem przyczepienia siły na który wywartym jest największy moment zgięcia.

Ażeby dowieść tego wniosku, uważmy jakąkolwiek siłę p_i i przypuśćmy że największy moment zgięcia przypada w punkcie jej przyczepienia C . Niech będzie d_{i-1} odległość siły p_i od pierwszej z sił systematu wziętego pod uwagę, G środek ciężkości tegoż systematu;

Fig. 7.



ażebymoment zgięcia wywartym w punkcie C był największym, powinno zachodzić równanie

$$\xi_i = \frac{1}{2} \left(l - d_{i-1} - \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} \right)$$

skąd

$$\frac{1}{2} \frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} = \frac{1}{2} l - (\xi_i + \frac{1}{2} d_{i-1});$$

odejmując od obydwu stron tego równania $\frac{1}{2} d_{i-1}$, otrzymamy:

$$\frac{1}{2} \left(\frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} - d_{i-1} \right) = \frac{1}{2} l - (\xi_i + d_{i-1}).$$

Z figury 7 widzimy że:

$$\frac{1}{2} \left(\frac{\mathfrak{D}}{\mathfrak{P}} - d_{i-1} \right) = \frac{1}{2} (DG - DC) = \frac{1}{2} CG,$$

mamy nadto:

$$\frac{1}{2} l = AF; \quad \xi_i + d_{i-1} = AC,$$

a zatem

$$\frac{1}{2} CG = AF - AC = CF,$$

to jest że punkt F środek belki dzieli na dwie równe części odległość pomiędzy środkiem ciężkości systematu sił uważanego, przypadającym w punkcie G i punktem C przyczepienia siły p_i , na której przypada największy z momentów zgięcia, co było do okazania.

Ponieważ największy ze wszystkich momentów zgięcia wywartych w danej belce, przez układ sił uważany w położeniu najniekorzystniejszym, jest ten, który odpowiada momentowi zgięcia wywartemu w punkcie przyczepienia siły najbliższej leżącej środka belki, wnosić więc należy, że moment *maximum-maximorum* przypada zawsze w punkcie przyczepienia siły najbliższej leżącej środka ciężkości układu sił uważanego. Środek ciężkości zmienia swe położenie stosownie do układu sił wziętego pod uwagę, i tak: 1) może on przypaść w punkcie przyczepienia jednej z sił systematu i 2) może on się znaleźć pomiędzy dwiema po sobie następującymi siłami systematu uważanego; w pierwszym przypadku, położenie najniekorzystniejsze systematu będzie wtenczas, gdy środek ciężkości przypadnie w środku belki i wówczas największy z momentów zgięcia będzie wywartym w tymże punkcie; w drugim zaś razie, największy z momentów zgięcia oddali się od środka belki tem więcej,

im więcej środek ciężkości systematu danego będzie oddalony od siły nablížej niego leżącej.

16. *Sposób graficzny otrzymania granicy obwodu największych momentów zgięcia wywartych w belce przez systemat sił ruchomy.*

Dla dokładnego oznaczenia długości pasów dodatkowych belki mającej znaczne wymiary, niezbędną jest dokładna znajomość granicy obwodu wszystkich momentów zgięcia, jakie w danej belce wywarto być mogą pod wpływem układu sił na nią działających. Otóż dla jak najłatwiejszego wykreślenia granicy obwodu wszystkich największych momentów zgięcia, uważmy najprzód, że wszystkie parabole przedstawiające największe momenty zgięcia wywarte przez każdą z sił systematu wziętego pod uwagę i wyrażone za pomocą równań (5), mają jeden i ten sam parametr równy sumie algebraicznej wszystkich sił systematu uważanego, następnie, że na mocy wniosku podanego powyżej, możemy odrazu wyznaczyć odciętę odpowiadającą rzędnej, na której ma miejsce największy moment zgięcia wywartym przez systemat sił uważany w punkcie przyczepienia jakiegokolwiek siły, dość bowiem jest odciąć od środka belki długość równą odległości środka ciężkości systematu od siły uważanej (jeżeli środek ciężkości systematu uważanego przypada w punkcie przyczepienia jednej z sił), lub od środka belki odciąć długość równą odległości siły uważanej od tej, na której ma miejsce moment *maximum maximorum* zmniejszonej lub powiększonej połową odległości pomiędzy środkiem ciężkości a siłą, na której przypada moment *maximum maximorum*. Jeżeli siła, dla której szukamy obwodu momentów zgięcia, leży po tej samej stronie środka ciężkości układu uważanego co siła, na której przypada moment zgięcia *maximum maximorum*, to do odległości pomiędzy nią a siłą na której przypada moment *maximum maximorum*, należy *dodać* połowę odległości pomiędzy środkiem ciężkości a tą ostatnią siłą; w przeciwnym zaś razie, tę połowę odległości pomiędzy środkiem ciężkości systematu uważanego, a siłą na której przypada moment zgięcia *maximum maximorum* należy *odjąć*. Znalazłszy już powyższą długość i ustawiając odpowiednio, licząc od środka belki, systemat siły uważany, znajdziemy jego położenie najniekorzystniejsze, a odległość pomiędzy środkiem belki a siłą uważaną przedstawi nam właśnie odciętę szukaną.

W tej chwili znamy już odciętę i parametr paraboli przedstawiającej największe momenty zgięcia, mogliśmy więc wykreślić ją za pomocą na ten cel wyciętego szablonu, gdybyśmy znali wartość rzędnej, t. j. wierzchołek szukaney paraboli. Do oznaczenia tego wierzchołka przedstawiają się dwa sposoby: pierwszy z nich polega na rozwiązaniu odpowiednich równań z grupy (4) i (5), możemy bowiem z równań (4) otrzymać odciętę szukaną, a podstawiając tak otrzymaną wartość w równaniach (5) i rozwiązując, otrzymamy rzędne szukane; drugi sposób jest czysto graficzny, a mianowicie: wykreślimy parabole odpowiadające każdej sile systematu, kiedy takowe działają oddzielnie (twierdzenie 4 pomocnicze, fig. 5), oznaczmy odcięte największych momentów zgięcia wywartych na każdej z sił, w sposób podany powyżej, kiedy te siły działają razem, a po oznaczeniu punktów przyczepienia każdej z sił systematu, w położeniu najniekorzystniejszym, ustawmy go na danej belce zostawiając niezmiennymi odległości pomiędzy siłami; w punkcie przyczepienia każdej z sił systematu, otrzymamy pewien moment zgięcia, którego wielkość będzie równa długości rzędnej paraboli, odpowiadającej sile wziętej pod uwagę, kiedy ta siła działa sama. Znając w ten sposób wszystkie momenty zgięcia cząstkowe, z łatwością otrzymamy moment zgięcia całkowity w punkcie przyczepienia każdej siły, postępując w ten sam sposób jakęśmy postąpili dla systematu nieruchomego, t. j. łącząc każdy z wierzchołków paraboli przedstawiających momenty zgięcia cząstkowe, z dwoma końcami belki i odcinając, na przedłużeniu rzędnej przedstawiającej moment zgięcia odpowiedni sile wziętej pod uwagę, długości równe momentom zgięcia wywartym na sile uważanej przez wszystkie pozostałe siły systematu. Punkt tak otrzymany będzie właśnie wierzchołkiem szukanym, a znając już poprzednio parametr i położenie osi paraboli, zadanie stanie się całkowicie rozwiązane.

(C. d. n.)

O kamerach dezynfekcyjnych.

(Tab. XIII).

Przyczyną wszystkich chorób zakaźnych, zdaniem współczesnych higienistów, są zarazki, czyli chorobotwórcze drobnoustroje (bakterye, laseczniki, przecinki i t. p.).

Jakkolwiek nie dla wszystkich jeszcze chorób zakaźnych udało się wykryć i zbadać odnośne gatunki drobnoustrojów, to, zważywszy jednak na tę okoliczność, że gruntowniejsze badania wielu takich chorób, np. wścieklizny, cholery, suchot (tuberkulozy), karbunkułu i t. p. zawsze doprowadzały do wykrycia poszukiwanego drobnoustroju, specyficznego zarazka danej choroby, — z wielkiem prawdopodobieństwem również przypuścić można, że podobne niewykryte jeszcze drobnoustroje są przyczyną wszystkich innych, nie dość gruntownie jeszcze zbadanych chorób zakaźnych.

Ponieważ lepiej zapobiegać złemu, zanim się stało, aniżeli usuwać zle już istniejące, więc też ważniejszym będzie zapobieganie szerzeniu się zarazków, niż walka z nimi dopiero wtenczas, gdy już rozpoczęły swe dzieło zniszczenia w organizmie ludzkim. Dezynfekcyja, czyli niszczenie zarazków w przedmiotach, z których przejśćby mogły do organizmu ludzkiego, jest więc najważniejszą bronią w walce z zarazą. Sposoby niszczenia zarazków są nader rozmaite, możemy je podgatunkować pod następujące kategorie:

1) Dezynfekcyja naturalna.

Przyroda sama posiada spory zasób środków niszczących zarazki, i gdyby nie to, ludzkość cała, nie uzbrojona dawniej jeszcze środkami, jakie jej daje wiedza dzisiejsza, byłaby musiała uleść niechybnie przewadze tych prawie niedostrzegalnych, a ogromem liczby i szybkim rozmnażaniem się tak potężnych swych wrogów.

Walka o byt drobnoustrojów chorobotwórczych między sobą i z innymi, nieszkodliwymi, a w walce tej silniejszymi drobnoustrojami, niszczy co chwila miliardy tych istot chorobotwórczych — tlen w powietrzu i w wodzie, zwłaszcza bieżącej lub falującej, również posiada właściwości dezynfekcyjne, aczkolwiek działa stosunkowo wolno; silniej oddziałują on już w postaci ozonu. Słońce, wysuszając wilgoć i płyny, w których żyją owe orobnoustroje, pozbawia ich przyjaznych warunków bytu i w ten sposób, z czasem, zabija je, niszczy nawet ich zarodki. Mróz równie silnie, a może nawet z większą skutecznością staje po stronie człowieka w walce z zarazkami.

Dopóki jednak człowiek pozostawiał wyłącznie matce naturze troskę o zwalczanie owych mikroskopijnie małych i niepochwytanych mu wrogów, a sam nieświadomie popierał nawet często ich rozwój — epidemie przybierały rozmiary zatruwające i wyludniały niejednokrotnie prawie całe miasta i kraje. Nowsze dopiero badania i poznanie natury owych zarazków dały nam do ręki broń, którą ludzkość mogłaby się ochronić zupełnie od wszelkich zarazków, gdyby tylko ogólnie zastosować ją chciała, a bronią tą jest przede wszystkim czystość bezwzględna, poparta sztuczną i dokładną dezynfekcją w razie pojawienia się sporadycznych wypadków choroby zakaźnej.

2) Dezynfekcyę sztuczną możnaby podzielić na dwa główne działy, a mianowicie:

a) Środki dezynfekcyjne z oddziaływaniem chemicznym, które trują niejako owe drobnoustroje lub też niszczą je zupełnie, rozkładając substancję, z której składają się mikroby. Środkami takimi są np.: sublimat rtęci, nawet w bardzo słabym roztworze ($\frac{1}{5}\%$ lub mniej nawet do $\frac{1}{100}\%$), kwas karbolowy (2—5%), niedawno wprowadzony solutol, siarczan żelaza, kwas siarkawy, chlor, jod, chlorek wapna, wapno gryzące i t. p. chemikalia.

b) Środki oddziaływające fizycznie, z których stosujemy prawie wyłącznie tylko ciepło i czyszczenie, t. j. ścieranie lub zmywanie — chociaż i inne środki na niektóre gatunki bakteryi prawdopodobnie działać będą zabójczo, np. elektryczność, jeżeli nawet nie bezpośrednio, to chociażby drogą uboczną, rozkładając płyny i zabijając bakterye produktami rozkładu — światło zdaje się również niekorzystnie oddziaływać na rozwój niektórych gatunków bakteryi. Palenie wreszcie przedmiotów zakażonych zabija bakterye najprzód wysoką temperaturą,

a potem utlenia nawet części substancyi, z których bakterye się składają — jest więc bardzo radykalnym, aczkolwiek i bardzo pierwotnym środkiem niszczącym zarazki.

Przedmiotem niniejszego artykułiku ma być jedynie dezynfekcyja za pomocą ciepła, t. j. przez podgrzewanie przedmiotów zakażonych do wysokiej temperatury w kamerach dezynfekcyjnych. Dobra kamera dezynfekcyjna, oprócz dogodności w obsłudze, możliwej taniości urządzenia i eksploatacyi, powinna przede wszystkim zadość czynić dwóm kardynalnym warunkom, a mianowicie:

- 1) niszczyć stanowczo zarazki;
- 2) nie niszczyć wcale, a przynajmniej w możliwie małym stopniu, rzeczy poddawanych dezynfekcyi.

Wszelkie przedmioty, nie znoszące wysokiej temperatury, powinny więc podlegać dezynfekcyi nie w kamerach, lecz za pomocą stosownie dobranych chemikalij. Ponieważ zaś kamery dezynfekcyjne stosują się przeważnie do przedmiotów, które przez silne nawilżenie lub zmoczenie tracą znaczną część swej wartości, lub zupełnie się nawet niszczą (przedmioty farbowane i t. p.), więc jednym z ważniejszych warunków będzie nie nadmierne przewilżanie przedmiotów w kamerze i zupełne ich wysuszenie przed wyjęciem. Kamera, która tym warunkom nie odpowiada, dałaby się prościej zastąpić przez kocioł z wrzącą wodą, w którymby po prostu gotowano przedmioty zakażone. Lekkie przewilżenie przedmiotów w kamerze za pomocą pary jest jednak nieodzowne, aby wszelkie, zwłaszcza bardziej odporne zarazki zniszczyć przy stosunkowo niskiej temperaturze, która nie oddziałuje jeszcze szkodliwie na trwałość włókien, z których składają się przeważnie przedmioty poddane dezynfekcyi.

Warunek nie niszczenia rzeczy dezynfekowanych w kamerze jest nader ważnym, nie tylko pod względem ekonomicznym, lecz bardziej jeszcze pod względem sanitarnym. Dezynfekcyja niszcząca wraz z zarazkiem i przedmioty zakażone jest obosieczną bronią przeciw szerzeniu się zarazy. Zwłaszcza uboższe, a ciemne zarazem klasy społeczeństwa, obawiając się zniszczenia chudoby przez wadliwą dezynfekcyę, stają się skłonne do zatajania wypadków zarazy, unikają nawet wezwania pomocy lekarskiej (choćby ją nawet mieli bezpłatnie u lekarza fabrycznego) z obawy, że lekarz, skonstatowawszy chorobę zakaźną, postara się drogą urzędową o zdezynfekowanie zakażonych przedmiotów. Dobre kamery, nie niszczące rzeczy, usuną z czasem i to uprzedzenie.

Kwestya temperatury, do jakiej wypada podegrzać kamerę, aby zabić drobnoustroje chorobotwórcze i odporniejsze ich zarodki, nie jest jeszcze zupełnie zdecydowaną i różni higieniści i bakterjolodzy różne pod tym względem stawiają wymagania.

Zdawałoby się, że temperatura ścinająca białko, ową podstawę wszelkiego życia organicznego, powinna być dostateczną do zniszczenia życia wszelakich drobnoustrojów, o ile tylko wystawimy je na jej działanie przez czas dostateczny, aby i wewnątrz drobnoustroju zagrzało się do tejże temperatury. Doświadczenia niektórych lekarzy zdają się wykazywać, że bardziej odporne gatunki zarazków, np. karbunkułowe, w *suchem powietrzu* mogą znosić przez dość długi czas temperaturę nawet wyższą niż temperatura wrzącej wody, bo temperaturę wyżej 120° C., podczas gdy mniej odporne np. choleryczne giną już przy temperaturze ścinającej białko, a nawet przy niższej jeszcze.

Idąc jednak za zdaniem większości higienistów, przyjmujemy, że temperatura przewyższająca nieco 100° C., przy równoczesnem napełnieniu kamery *parą wodną*, niszczy wszelkie bakterye, o ile tylko czas dezynfekcyi przystosujemy odpowiednio do natury, objętości, a zwłaszcza przepuszczalności cieplikowej przedmiotów poddawanych dezynfekcyi. Wobec niektórych zarazków bardziej odpornych, kamery mogące osiągać wyższej temperatury w razie potrzeby będą przedstawiały większą dogodność, umożliwią zwłaszcza też przyspieszenie dezynfekcyi. Stosowanie jednakże bez potrzeby nadmiernej wysokiej temperatury nie jest zalecenia godnem, bo czem wyższa temperatura, tem większe też niebezpieczeństwo zniszczenia przedmiotów dezynfekowanych. Zastosowanie pary, wpuszczonej wprost do kamery, jest właśnie dla tego tak ważnem, że dozwala nam stosować o wiele niższą temperaturę. Przedmioty ułożone bowiem w suchej kamerze, bez pary, zagrzewają się o wiele wolniej, ciepło nie przenika tak łatwo

w głąb przedmiotów, a przedmioty podgrzewane z konieczności do wysokiej temperatury, nawet się nieraz zapalają. Para łatwiej przenika w głąb przedmiotów, kondensując się na nich, nawilża je lekko i czyni lepszymi przewodnikami ciepła, które łatwiej przenika do wnętrza — a wreszcie, zdaje się, że i na same zarazki para działa energiczniej. Chodzi tylko o to, aby, wyzyskując te dodatnie przymioty pary, nie zawilżyć nadmiernie przedmiotów, co jednakże w racjonalnie zbudowanej kamerze jest możliwem.

Przedstawimy chociaż w krótkości zasadnicze warunki, jakim zadość czynić powinny kamery dezynfekcyjne, podamy poniżej opis i szkice kilku typów, rozpoczynając od doskonałszych, chociaż kosztowniejszych w urządzeniu i dla tego niestety mniej używanych.

1) Dla wielkich szpitali, oraz dla zakładów dezynfekcyjnych w większych miastach, bardzo odpowiednim jest typ kamery parowej przedstawionej na rys 1 i 2 (tab. XIII). Kamera zbudowana na kształt kotła parowego z blachy żelaznej i zaopatrzona w obydwu końcach drzwiczkami żelaznymi, zamykającymi się hermetycznie na śruby. Kamera, zaopatrzona od strat ciepła stosowną oponą lub obmurowaniem, zajmuje środkową część podłużnego pomieszczenia, dostępnego z obydwóch końców, lecz przedzielonego w środku nad kamerą ścianą tak, aby obydwie części *A* i *B* mogły komunikować się z sobą jedynie przez kamerę. Na dnie kamery układają się podgrzewacze parowe, złożone z elementów lub rur żebranych, nad nimi zaś tor z dwóch relsów, przechodzący z obydwóch stron po za wrota. Na torze tym porusza się wózek żelazny, dźwigający rusztowanie żelazne z wieszadłami, na których rozwieszają się rzeczy przeznaczone do dezynfekcji; większe zaś przedmioty, jak całe łóżka żelazne z pościelą i t. p., ustawiają się wprost na wózku.

Wentylem *a* wpuszczamy parę do podgrzewaczy przez rurę *ab*; woda skraplająca się w podgrzewaczach, spływa przez garnek kondensacyjny *c*. Wentylem *d* możemy parę wpuszczać wprost do kamery, a woda, skraplająca się w kamerze, ścieka z dna kamery oddzielną rurą przez garnek kondensacyjny *h*. Kłapa *f* służy do wpuszczania świeżego powietrza do kamery, przez kłapę *g* uchodzi zaś powietrze i nadmierna para kanałem wentylacyjnym po nad dach. Obok pomieszczenia kamery mieści się z jednej strony kotłownia, z kotłem parowym, z drugiej dwa oddzielne składy, jeden *A* dla przedmiotów zakażonych, drugi *B* dla przedmiotów już zdezynfekowanych. Manometr, termometr i kłapa bezpieczeństwa kompletują armaturę kamery właściwej. Kamera wewnątrz i rusztowanie wózka są cynkowane, aby rdzą nie plamiły rzeczy. Dezynfekcyje w kamerze tej odbywa się w sposób następujący:

Po otwarciu wrót od strony *A*, wysuwamy wózek do *A*, napełniamy go przedmiotami zakażonymi, wsuwamy wózek do kamery i zamykamy wrota. Otwierając wentyl *a*, wpuszczamy parę w podgrzewacze i zagrzewamy nimi kamerę wraz z zawartością do 100° C., lub nawet nieco wyżej, poczem dopiero, nie przerywając działania podgrzewaczy, wpuszczamy wentylem *d* parę wprost do kamery. Gdyby rzeczy i kamera nie były już podgrzane do 100° C., para skraplałaby się w wielkiej ilości na rzeczach i ścianach kamery i przemoczyłaby rzeczy zupełnie. W obec uprzedniego podgrzania rzeczy i kamery, para skraplać się będzie na rzeczach w ilościach względnie nieznacznych, i nawilży rzeczy tylko na tyle, na ile jest koniecznem dla dokładnej dezynfekcji, po której ukończeniu, wypada nam usunąć jeszcze te nieznaczne ilości wilgoci, jakie na rzeczach się skropiły. W tym celu zamykając dopływ pary do kamery, lecz podgrzewając ją dalej jeszcze podgrzewaczami, wpuszczamy świeże powietrze przez kłapę *f* i wypuszczamy je przez kłapę *g*. Powietrze to, zagrzawszy się silnie o podgrzewacze, nabiera zdolności pochłaniania znacznych ilości wilgoci, którą, zabrawszy z rzeczy, unosi dalej przez kanał wentylacyjny nad dach. W tym okresie kamera działa li tylko jako suszarnia. Gdy rzeczy wyschną, zamykamy dopływ pary do podgrzewaczy, przepuszczając dalej powietrze przez kamerę i chłodząc ją na tyle, aby żar jej po otwarciu nie oddziałał szkodliwie na zdrowie obsługujących. Potem otwieramy drugie wrota i wysuwamy wózek w stronę *B*, a rzeczy zdezynfekowane i suche przenosimy bądź to do składu *B*₁, bądź też wprost na dwór i odsyłamy do miejsca przeznaczenia.

Kamera ta, jakkolwiek odpowiada wszelkim słusznym warunkom, bo, nie zawilżając, ani nie niszcząc rzeczy przy

dobrej obsłudze, pozwala dezynfekować dokładnie, chroni rzeczy zdezynfekowane od powrotnego zakażenia się zarazkami rzeczy jeszcze niezdezynfekowanych lub z ubrania obsługi, a to skutkiem ścisłego podziału lokalności i obsługi dla każdego z tych dwóch gatunków rzeczy — jakkolwiek nadto może ona zadowolnić nawet nadmiernie wygórowane wymaganie niektórych lekarzy, żądających temperatur do 120° C. i pewnego ciśnienia pary, to mimo te wszystkie zalety, posiada ona wadę zasadniczą, utrudniającą niestety szersze zastosowanie tej kamery, a mianowicie kosztowność urządzenia i obsługi.

2) Uwzględniając warunek taniaści, podajemy w rysunkach 3 i 4-m zasadniczo podobną, lecz o wiele prostszą kamerę przenośną, zasilaną parą z lokomobili. Typ ten, budowany możliwie tanio, stosownie do czasowej potrzeby, w czasie pojawiającej się obecnie epidemii, został wykonany w kilku egzemplarzach dla warszawskiego zarządu gubernialnego, a próby dały zupełnie zadawalniające rezultaty. Kamera przedstawia skrzynię drewnianą, z desek na szpunt, ułożonych i przybitych do ram z krzyżulców, związanych beleczkami podłużnymi. Skrzynia pokryta daszkiem i wybita wewnątrz wojłokiem i blachą, zaopatrzona w podgrzewacze, dopływ pary, kłapy dla przepływu powietrza i t. p., zupełnie jak kamera typu 1-go.

Ponieważ kamera przenośna funkcjonuje przeważnie na dworze, więc urządzenie jednych wrót było dostateczne. Zamiast wózka wysuwanego na torze, ułożono wprost w kamerze, nad podgrzewaczami podłogę z listw, leżących w pewnych odstępach od siebie, a wieszadła pomieszczone szeregami na listwach przytwierdzonych do sufitu. Obsługujący musi rzeczy wnieść do kamery i wynosić je z niej, dla czego po skończonej dezynfekcji wypada ochłodzić tę kamerę nieco więcej, niż kamerę typu 1-go. Zresztą sposób przeprowadzenia dezynfekcji niczem, a rezultaty bardzo mało, różnią się od typu 1-go. Dla uproszczenia konstrukcyi zastąpiono garnki kondensacyjne wentylem dla podgrzewaczy, a prostym syfonem dla kamery, co zupełnie dostatecznie chroni od strat pary, która mogłaby uchodzić wraz z wodą skroploną, jeżeli tylko obsługa wentyla będzie baczna, a ciśnienie w kamerze nie przekroczy dozwolonych granic, t. j. nie wyrzuci zamknięcia wodnego z syfonu, który w danym razie służy zarazem za kłapę bezpieczeństwa.

3) Wprawdzie lokomobilę dla przenośnej kamery typu 2-go nie trudno wypożyczyć na czas epidemii, zawsze jednak koszta dzierżawy są dość znaczne, a lokomobila wymaga też lepszej i bardziej umiejętnej obsługi. Gdzie trudno o lokomobilę lub umiejętną obsługę, można stosować kamery typu przedstawionego na rys. 5, 6 i 7, chociaż kamery te, jako podgrzewane bezpośrednio ogniem, a nie parą, wymagają również bacznej obsługi, by rzeczy nie spalić przez nadmierne podgrzanie. Nieuwaga obsługującego może jednak w danym wypadku wyrządzić względnie mniejsze szkody, bo tylko spalanie rzeczy skutkiem podgrzewania po nad normę oznaczoną, a wskazywaną przez termometr, podczas gdy przy nieumiejętnej obsłudze lokomobil i w ogóle kotłów parowych łatwiej o wypadek w skutkach swych poważniejszy, t. j. o eksplozyję kotła.

Kamera murowana i sklepiąca, składa się z właściwej kamery i dwóch przedsionków: *A* dla obsługi i rzeczy zakażonych, *B* dla wyjmowania rzeczy zdezynfekowanych. Przedsionki łączą się drzwiami z kamerą z jednej strony, a z dworem lub korytarzem z drugiej strony. Po nad posadzką, przy ścianach bocznych kamery właściwej, zostawiając swobodne przejście środkiem kamery, ułożono szeregi rur surowcowych, żebranych, przez które ogień z paleniska przechodzi do komina, przyczem obydwie grupy rur po prawej i lewej stronie złączone kanałem ogniowym zbudowanym pod posadzką kamery. Rury te służą do podgrzewania kamery.

Dla napełnienia kamery parą ustawia się osobny kociołek otwarty, opalany z oddzielnego paleniska, lub też ogrzewany ogniem uchodzącym z rur żebranych, który przesunięciem szybra zwraca się z kanału, wiodącego wprost do komina, w kanał okrążający kocioł i potem dopiero łączący się z kominem. Kocioł łączy się rurkami przez ścianę z wodoskazem i lejkiem dla dolewania wody. Dopływ powietrza urządzony dołem nad posadzką — odpływ górą, do kanału wentylacyjnego. Kamera zaopatrzona w termometr, pokazujący temperaturę na zewnątrz, oraz w wieszadła i półki dla rozmieszczania rzeczy. Przebieg dezynfekcji w zasadzie podobny jak przy kamerze typu 1-go, zamiast otwierania wentyli parowych wypada tu jednakże rozniecać bezpośrednio ogień i przesunięciem szybra regulować

parowanie wody z otwartego kociołka. Gdy kamerę i zawarte w niej rzeczy podgrzejemy blisko do 100°C ., rozpoczyna się ogrzewanie kociołka, przez co napelnimy kamerę parą i osiągniemy dokładną dezynfekcję, po skończeniu której, przewietrzamy kamerę, suszymy rzeczy, chłodzimy kamerę zagasiwszy uprzednio ogień i wyjmujemy wreszcie rzeczy zdezynfekowane i suche.

Kamera tego typu, ustawiona niedawno w piwnicy więzienia przy ul. Dzielnej w Warszawie, dosięgała przy próbach temperatury 135°C . Tak wysokie podgrzewanie jednak jest zbyt trudne i mimo pary napelniającej kamerę psuje już rzeczy mniej wytrzymałe na wysokie temperatury. Przy $100-105^{\circ}\text{C}$. kamera ta daje zupełnie dobre rezultaty.

4) Jeszcze prostszy i tańszy typ małej kamery przedstawiamy na rys. 8. Jest to beczka drewniana (kamera), stojąca nad otwartym kotłem surowcowym, z powierzchnią wewnątrz żebrowaną, dla lepszego promieniowania ciepła. Kocioł taki stawia się nad paleniskiem w zwykłym obmurowaniu z cegły. Beczka i hermetycznie na śruby zamykające się jej wieko żelazne, wybite są od strony wewnętrznej wołokiem, dla zmniejszenia transmisji ciepła na zewnątrz. Kocioł łączy się na zewnątrz rurkami z wodoskazem i lejkiem, dla dolewania wody, oraz z kranikiem dla spuszczenia wody z kotła. Kosz z prętów mosiężnych, z dnem z siatki mosiężnej, posiada wymiary nieco mniejsze od beczki i służy jako zbiornik rzeczy przeznaczonych do dezynfekcji. Po otwarciu wieka, wyjmuje się kosz z beczki, za pomocą haka i linki przechodzącej przez bloczek, zawieszony u sufitu. Kosz napelniony rzeczami w ten sam sposób wstawia się w kamerę, poczem zamyka się wieko, napelnia kocioł do połowy wodą i rozpala ogień. Wytwarza tu się równocześnie para, podczas gdy górne części kociołka, nie zanurzone w wodzie, promieniują ciepło. W ten sposób rzeczy podgrzewają się z wolna do 105° , zawilżenie ich jednak bywa silniejsze niż w typach kamer poprzednio opisanych, zawsze jeszcze nie nadmierne. Po dokonanej dezynfekcji zmniejszamy siłę ognia, spuszcza wodę z kotła, otwieramy korek obok termometru i klapę na rurze, łączącej beczkę z popielnikiem, a ciąg komina przeciąga nam natenczas powietrze przez beczkę od korka z góry w dół, przez popielnik do komina, a powietrze to, w obec ciepła promieniującego z powierzchni kociołka, dość szybko suszy rzeczy, uprzednio zwilżone.

5) Kamery w których dezynfekcja odbywa się li tylko za pomocą parowania rzeczy, bez ich podgrzewania zawilżają zbyt trudno rzeczy, a nawet po dokonanej dezynfekcji nie suszą ich powrotnie. Z tych też powodów podobnych kamer zalecać nie możemy. Kamera taka urządza się nader łatwo, łącząc beczkę napelnioną rzeczami z parnikiem, lub np. w razie nagłej potrzeby dezynfekcji znacznych ilości rzeczy, wpuszczając parę z parowozu do stosownie przyrządzonego, wagonu towarowego, zaopatrzonego w wieszadła, półki i t. p., i należyście uszczelnionego. Lecz w ostatnim wypadku, w obec wielkich powierzchni chłodzących kamery, osiągnięcie w całej kamerze pożądanej temperatury wymaga dość długiego czasu, a rzeczy zawsze wychodzą zupełnie mokre.

K. Obrębiewicz.

O POWSTAWANIU RDZY

we wnętrzu kotłów parowozowych.

(Tab. XIV).

W zeszycie I-m tomu XXIX z roku bieżącego organu *Heusingera von Waldegg*, pomieszczony jest artykuł *Edmunda Wehrenfenniga*, inżyniera austriackiej drogi Północno-Zachodniej w Wiedniu, stanowiący do pewnego stopnia dalszy ciąg podanego przez nas artykułu *Laugera*: „O powstawaniu, zapobieganiu i usuwaniu uszkodzeń blach kotłów parowozowych“, pomieszczonego w zeszycie marcowym z r. 1891 — i dla tego podajemy go tu jako objaśniający dalsze praktyczne zdobycze pod względem zabezpieczania kotłów parowozowych od niszczenia przez rdzę.

W pierwszych początkach zakładania miedzianych lub żelaznych blach ochronnych, dla zapobiegania dalszemu posuwaniu się uszkodzeń blach kotłów parowozowych, nie okazywano środkowi temu należnego zaufania. Przyczyniał się do tego w części wadliwy sposób zakładania ochrony, co pociągało za sobą nie tylko zniszczenie blachy ochronnej, ale i posuwanie się uszkodzenia blachy kotłowej, — w części zaś mniemanie, że przez wkręcenie pewnej liczby śrubek, służących do umocowania blach ochronnych, blachy kotłowe się nadwężają i osłabiają. Dopiero gdy na austriackiej drodze Zachodniej Cesarzowej Elżbiety przypadkowo zrobiono spostrzeżenie, że pod blachą 10 mm grubości, przynitowaną na wierzch dolnej blachy kotłowej, w celu wzmocnienia miejsca, osłabionego przez rdzę, uszkodzenia same nie powiększały się pod blachą, wówczas zaczęto baczniejszą zwracać uwagę na skuteczność blach ochronnych i wprowadzać je coraz to częściej w użycie. Nie będzie więc zbyt trudnym, jeśli tu nieco gruntowniej rzecz tę przedstawimy, aniżeli to dało się wykonać w poprzednim artykule.

Zastosowanie blach ochronnych. Blachy ochronne mogą być zakładane tylko na takich blachach kotłowych, które nie stanowią powierzchni ogrzewalnej t. j. nie pozostają w bezpośrednim zetknięciu z ogniem.

Samo się rozumie, że one nie mogą usunąć przyczyny samego rdzewienia blach kotłowych, mającej źródło w wodzie lub materiale, użytym na wyrób kotła; mogą one tylko powstrzymać szkodliwe działanie przyczyn tych na blachy, przyczem same podlegają zużyciu i od czasu do czasu nowymi zastąpione być winny. Muszą więc być tak zastosowane, aby wymiana ich nie sprawiała zbyt wiele trudności.

Ponieważ podobna wymiana miejsce mieć powinna tylko raz w okresie czasu mniej więcej 5-letnim, to jest podczas gruntowniejszej reparaacji parowozu, połączonej z urzędowo dokonywaną się rewizją i próbą hydrauliczną, to i wymiary blach ochronnych tak powinny być wybrane, ażeby te ostatnie bez zniszczenia wyżej podany okres czasu przetrwać mogły. Do tego również zastosować się należy z wyborem materiału i sposobem założenia blach ochronnych.

Wybór materiału na blachy ochronne. Z praktyki wiadomo, że miedziane przednie ściany rurowe kotłów bardzo mało się zużywają; jakkolwiek bowiem miedź bardzo łatwo ulega spaleni, silny jednak stawia opór powolnemu utlenianiu nawet przy wywiązywaniu się kwasu siarczanego z węgla kamiennego, użytego do palenia.

Ponieważ dymnica nie jest wystawioną na bezpośrednie działanie ognia, można by więc na blachy ochronne w tej części kotła zalecić blachę miedzianą. Z powodu jednak wysokiego kosztu miedź używaną bywa tylko na blachy ochronne, które są w zetknięciu z flanszą ściany rurowej; blachy zaś dla ochrony drzwi i dna dymnicy robią się z tańszej znacznie blachy żelaznej.

Dla wnętrza kotła, gdzie uszkodzenia wolno się posuwają, rewizya zaś co 5 lat mniej więcej ma miejsce, można dla spodu kotła również użyć żelaza. Gdzie jednakże przedwczesne zniszczenie przez rdzę blach ochronnych pociągnąć może za sobą kosztowną wymianę, jak np. w miejscach zetknięcia się dwóch blach ochronnych lub na stykach pojedynczych cąg kotłowych, tam należy zastosować specjalne kątowniki, listwy lub cienkie blaszane podkładki z miękkiego i nie rdzewiącego materiału, jak miedź lub mosiądz.

Wymiary blach ochronnych. Przy blachach żelaznych grubość 3 mm byłaby zupełnie wystarczającą; ze względu jednak na 5-letni termin rewizyi, zaleca się powiększenie grubości do 4 mm.

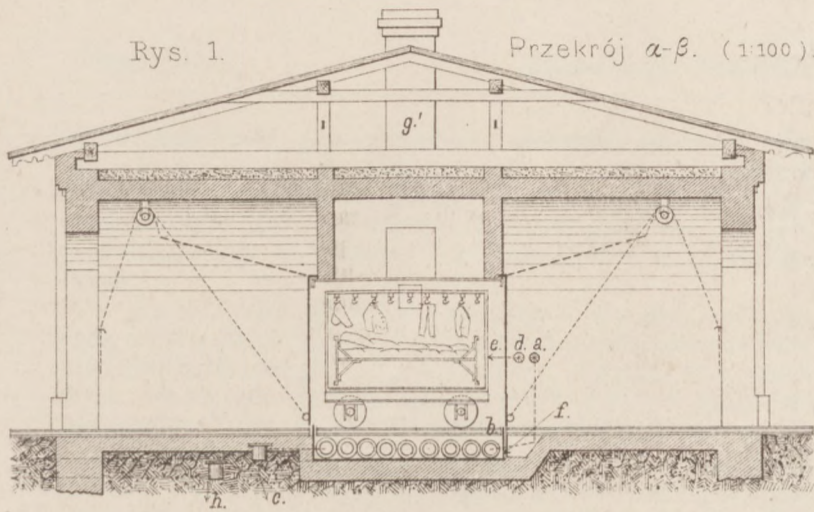
Przy blasze miedzianej wystarcza grubość 1 — 2 mm, jeżeli pokryta nią powierzchnia nie jest zbyt wielką i jeżeli jest dostateczna liczba śrub przytrzymujących. Blachy ochronne w dymnicy, które w skutek działania wysokiej temperatury narażane są na wydłużenie, należy robić znacznie grubsze, a mianowicie 5 — 8 mm grubości.

Blachy ochronne we wnętrzu kotła. Założenie blach ochronnych we wnętrzu kotła zależy od budowy tego ostatniego i pokazane jest na tab. XIV (rys. 1 — 21).

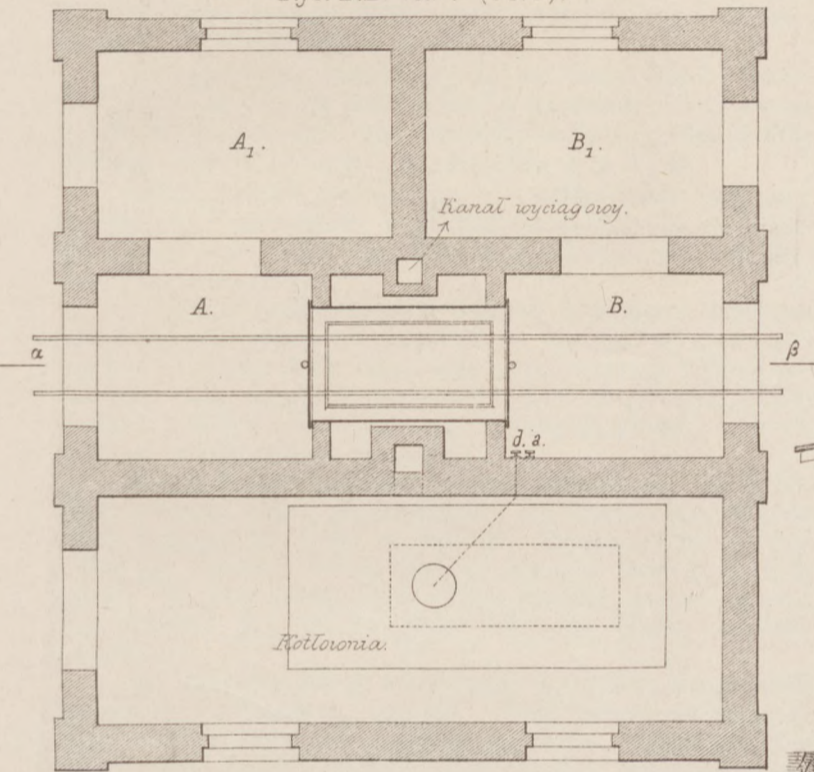
Rys. 1 i 2 przedstawiają zabezpieczenie blach prostych płaszcza paleniskowego. Na prostej części ramy dolnej skuteczniejszą się ochrona za pomocą przyśrubowanego kątownika (rys. 2); w okrągłych narożnikach, gdzie dopasowanie

Rys. 1.

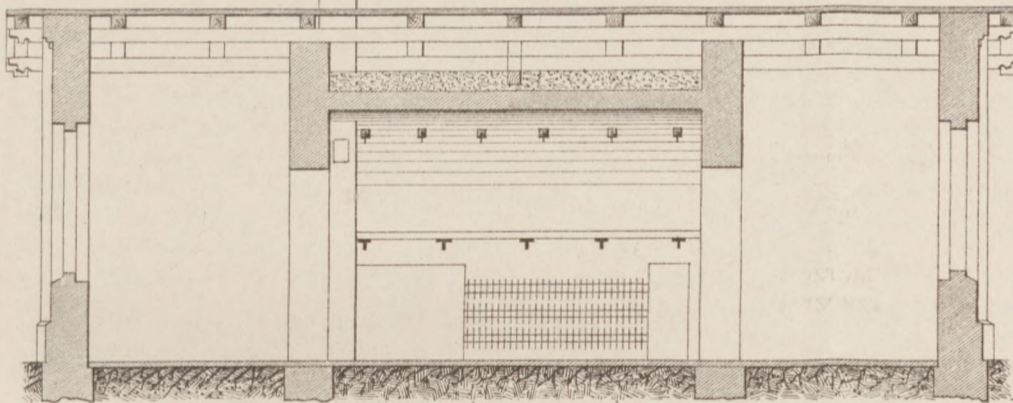
Przekrój $\alpha-\beta$. (1:100).



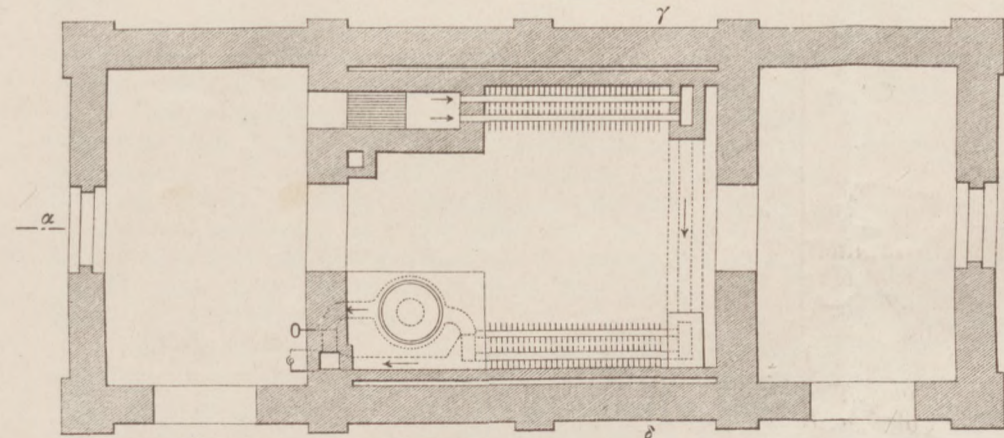
Rys. 2. Plan. (1:100).



Rys. 6. Przekrój $\alpha-\delta$. (1:80).



Rys. 5. Plan. (1:80).



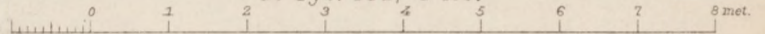
Rys. 1,2. Zakład dezynfekcyjny parowy.

Rys. 3,4. Kamera dezynfekcyjna parowa przenośna.

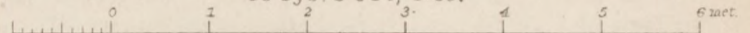
Rys. 5,6,7. Zakład dezynfekcyjny ogniowy.

Rys. 8. Kamera dezynfekcyjna ogniowa.

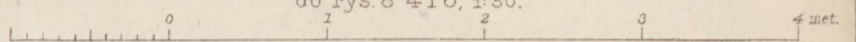
do rys. 1 i 2, 1:100.



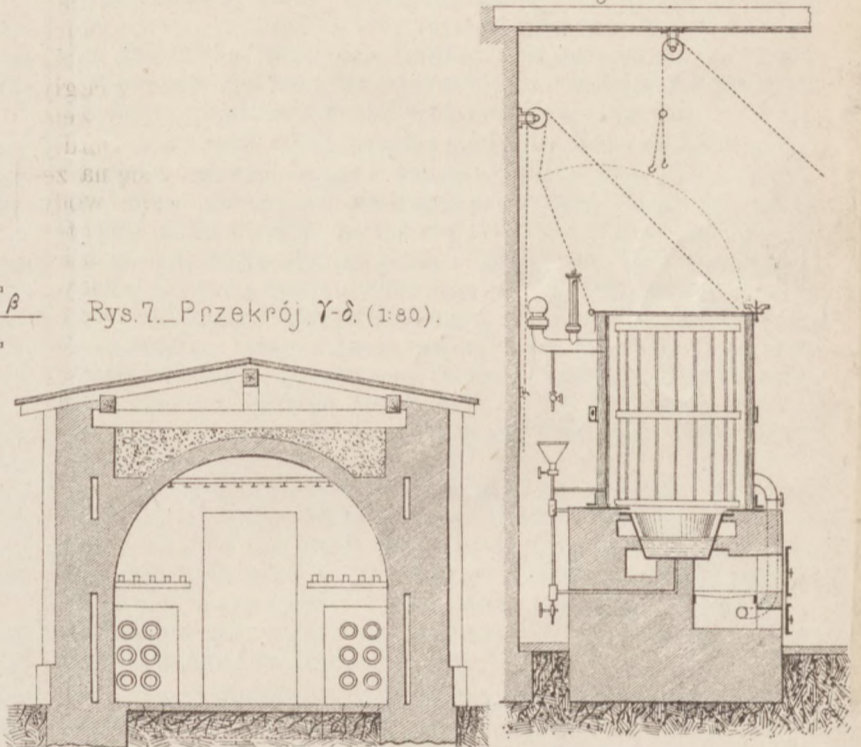
do rys. 5, 6 i 7, 1:80.



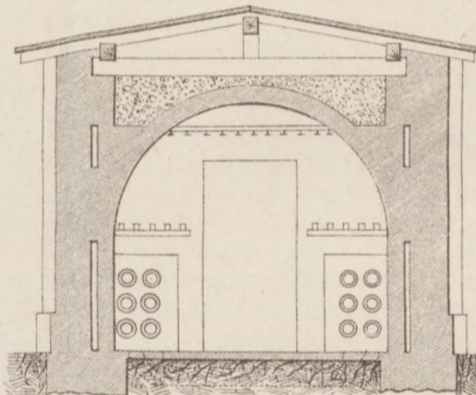
do rys. 3, 4 i 8, 1:50.



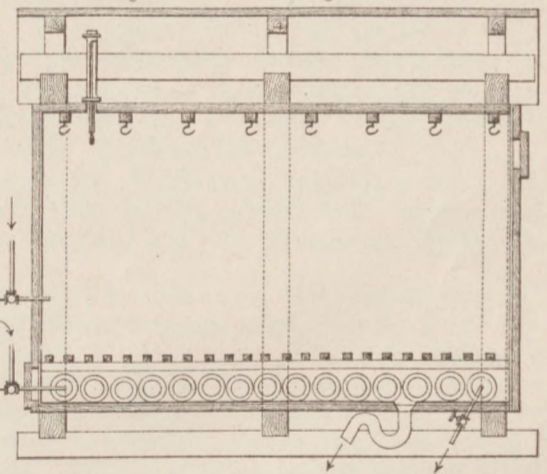
Rys. 8. (1:50).



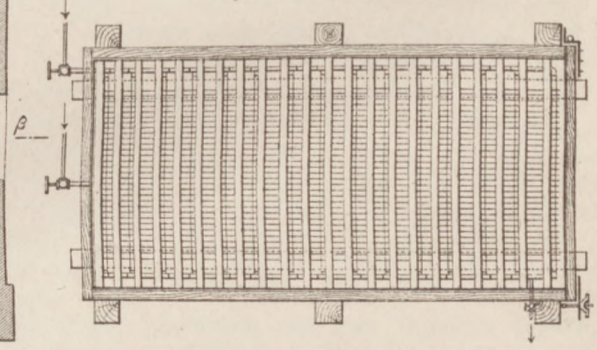
Rys. 7. Przekrój $\gamma-\delta$. (1:80).

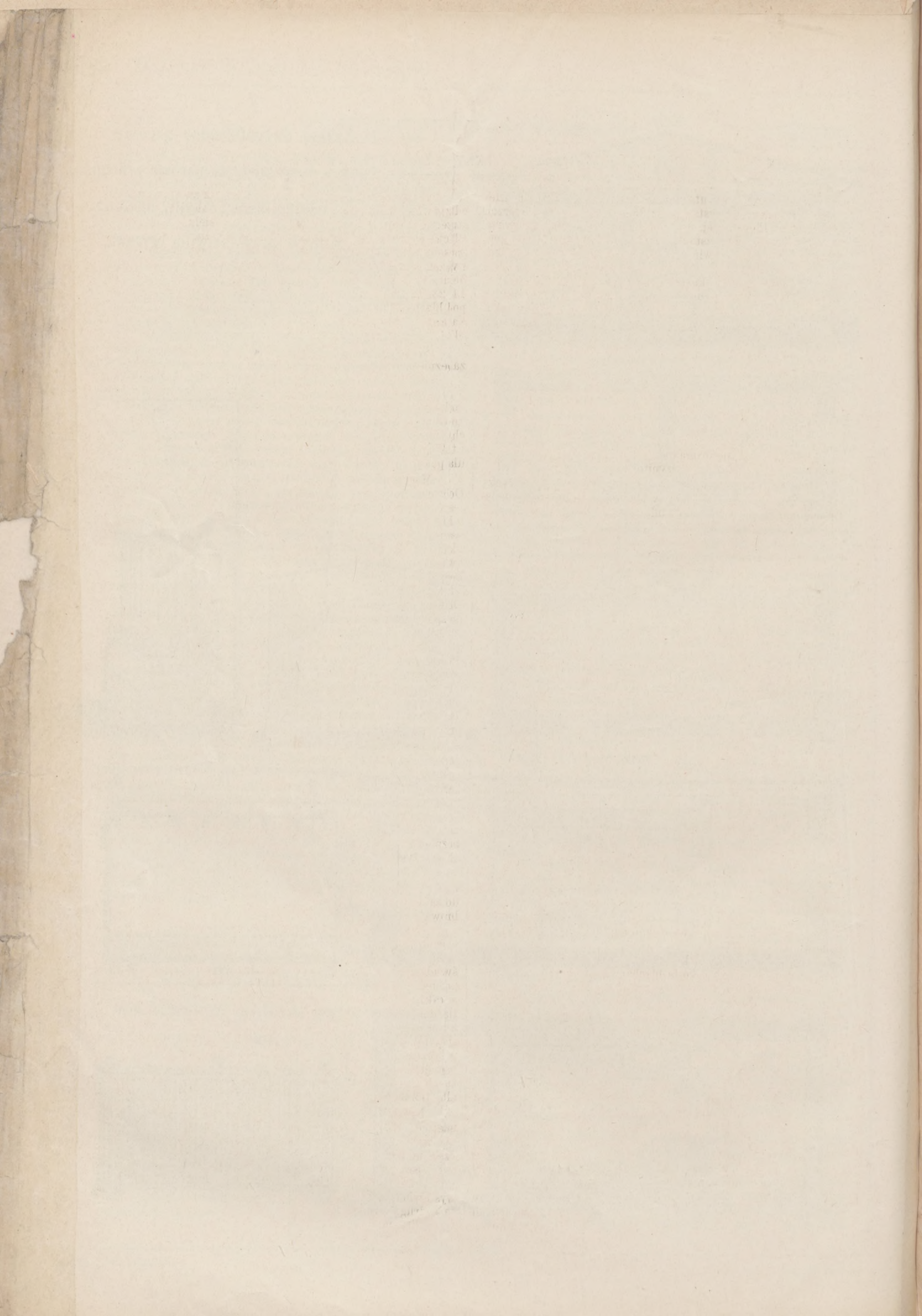


Rys. 4. Przekrój (1:50).



Rys. 3. Plan (1:50).





kątowników bardzo jest utrudnione, wnitowuje się blacha miedziana 2 mm gruba, wystająca na 35 — 40 mm po nad wierzch dolnej ramy paleniskowej. Blacha miedziana mocuje się za pomocą śrub lub nitów, rozstawionych na odległość 70—100 mm, przyczem brzegi jej powinny dokładnie dolegać do blachy kotłowej.

Brzuszne blachy kotła, znajdujące się pod ankrami, usztywniającymi ścianę rurową (rys. 3—5), można zabezpieczyć blachami miedzianymi 1—2 mm grubości. Boczne brzegi takowych, by się nie odginały, należy przytrzymywać żelaznymi listewkami (E rys. 3), przynitowanymi do blachy kotłowej.

Brzegi pierścienia ładu, umieszczonego na spodzie kotła (A rys. 3—5), zazwyczaj na największe narażone są zniszczenie, jako miejsca najgłębiej położone i przeważnie nieszczelne. Dla zabezpieczenia brzegów tych należy część, leżącą w wodzie, oblutować twardym lutem (spojem).

Zabezpieczenie znajdujące się nad ładem blachy kotłowej uskutecznia się za pomocą blachy miedzianej. Dopiero na tę ochronę nakłada się drugą dla blachy brzusznej, odpowiednio wyciętą z blachy żelaznej i przynitowaną (rys. 3 i 4).

Zabezpieczenie podług rys. 5, dopuszczalne jest przy sprzyjających warunkach; gdyby jednak po kilku latach wypadło zmienić blachę ochronną, odnitowanie pierścienia ładu okazałoby się koniecznym.

Ponieważ uszkodzenia w dolnych brzusznych blachach kotłowych zazwyczaj nie są rozłożone na większej szerokości jak 1 m, to i szerokość blach ochronnych większą być nie potrzebuje. Aby zapobiedz odstawianiu blach ochronnych od kotłowych, należy pierwsze mocować do drugich nitami 7—10 mm grubymi, rozstawionymi na 100 mm.

Boczne brzegi podłużnych blach ochronnych należy pochylić spłówać, aby w utworzonych w ten sposób zagłębieniach szlam kotłowy nie mógł się osadzać. Brzegi zaś poprzeczne muszą być akuracie dopasowane do brzegów blach kotłowych (carg). W ogóle należy, o ile to jest możliwe, starać się o to, aby utrudnić przenikanie wody pomiędzy blachy kotłowe i ochronne.

Aby zabezpieczyć od uszkodzenia przez rdzę brzegi blach kotłowych i ochronnych, a także i dolne przegięcie żelaznej ściany rurowej, przyśrubowuje się na blachę ochronną lub też przynitowuje razem z blachami ochronnymi do blach kotłowych łatwo wymienne kątowniki z blachy $W_1 W_2$ (rys. 14, 17, 20, 23) lub kawałki płaskiego żelaza $F_1 F_2$ (rys. 11, 23). Należy przytem zawsze mieć na oku dobry odpływ resztek wody kotłowej. Gdzie nie można w zupełności wody spuścić, jak naprzykład przy kotłach rozszerzających się ku przodowi, z cargami jedna na drugą zachodzącymi, tam należy w najniższym miejscu kotła osadzić specjalną do tego celu śrubkę maulachową.

W większości wypadków zastosowanie śrubki okaże się zbyt cennym; na wypadek bowiem zjedzenia blach przez rdzę, takowe po upływie 5-10 lat łatwo wymienić się dadzą. Dla tej ewentualności należy przy zakładaniu blach ochronnych mieć na względzie łatwe wprowadzanie ich do kotła przez otwór zbieralnikowy. Rozcięte w tym celu blachy trzeba w kotle ponownie złączyć listewkami. Zabezpieczenie głów nitów w szwach poprzecznych kotła blachami ochronnymi jest niepotrzebnym, ponieważ głowy jako wystające po nad powierzchnię blach, mniej podlegają zniszczeniu, a przytem w skutek nitowania mają powierzchnię ściślejszą i mniej podlegającą zepsuciu.

Przy zakładaniu blach ochronnych na tych nitach otrzymalibyśmy wywyższenia w poprzek kotła idące, które utrudniałyby mycie kotła i utrzymywałyby wilgoć na głowach nitów. Szczególnie przy stosowaniu blach ochronnych z dobrym odpływem wody, należy wystrzegać się podobnych poprzecznych wywyższeń; w tych razach zaleca się założenie pomiędzy dwie brzuszne blachy ochronne, specjalnej poprzecznej wstawki blaszanej, z wyciętymi na głowy nitów otworami (rys. 6 i 8), umocowanej śrubkami główkowymi (K) i łapkami blaszanymi (L). Powstałe przy zetknięciu się blach fugi QQ (rys. 6 i 8) muszą być szczelnie zamknięte.

Fugi te zabezpieczyć można przez założenie pod blachy cienkiego w kształcie \cap zagiętego paska z blachy mosiężnej (0,3 — 0,4 mm grubości i około 30 mm szerokości) i roznitowanie takowego w części, wystającej po nad blachy ochronne (rys. 8).

Aby przy dokładnej robocie z góry już zabezpieczyć się od zjadania blach ochronnych przez rdzę, należy pilnie przestrzegać, aby od brzegów blachy nie oddzielała się zendra. Blacha powinna być zupełnie czysta. Pokazane na rys. 14 i 23 sposoby ułożenia kątowników miedzianych przy sztosach carg i w zagięciu ściany rurowej we wnętrzu kotła, zależne są w zupełności od konstrukcyi belek T , podtrzymujących kotły (rys. 14, 23, 12 i 18). Gdzie belki te nie znajdują się bezpośrednio pod blachą ochronną, tam jest dogodniej zastosować sposób, pokazany na rys. 17 i 20, ponieważ wymiana blach ochronnych W_1 i W_2 i nitów ich o wiele jest łatwiejszą.

Blachy ochronne w dymnicy. Rys. 22, 23 i 24 wskazują zabezpieczenie blach dymniczych.

Cały równy spód dymnicy wykłada się żelazną blachą 6 mm grubości; wchodząca zaś w dymnicę część cylindrycznego kotła pokrywa się blachą miedzianą 5 mm grubą na szerokości 1 m. Wygięcie ściany rurowej pokrywa się również blachą miedzianą, lecz nieco grubszą, bo dochodzącą do 8 mm, i takową się zagina, przy odpowiednim zmniejszeniu grubości, dla pokrycia płaskiej części ściany rurowej (rys. 23).

Mocowanie blach odbywa się przy pomocy śrub lub nitów. Ochrona, zabezpieczająca brzeg cylindrycznej blachy kotła, jest nieco szerszą od wystającego brzegu; wychodzi zatem o kilka milimetrów po za takowy (rys. 23). Występ ten spoczywa na kątowniku albo na płaskiej listwie F_2 , przytrzymującej blachę ochronną spodu dymnicznego. Z drugiej strony ochrona owa, wykonana z blachy miedzianej, odgięta jest do góry, zabezpieczając brzeg ściany rurowej (rys. 23). Na to ostatnie odgięcie zawija się wreszcie blacha ochronna ściany rurowej. Obie blachy miedziane przytwierdzają się za pomocą łapek P do spodu dymnicznego, za pomocą zaś śrubek główkowych do ściany rurowej.

Śruby ustawiają się mniej więcej na odległości dwa razy większej jak nity. Pionowa część blachy ochronnej ściany rurowej, około 3 mm gruba, dochodzi do samych rur płomiennych (fig. 22). Zaleca się końce ostatnich zawijać na blachę ochronną, aby ją w ten sposób silnie do ściany docisnąć. Gdzie się to da uskutecznić, można dla lepszego dolegania brzeg blachy przysztamować do ściany rurowej.

Drzwi dymniczne zabezpiecza się od zwichrowania i nieszczelności przez założenie dwóch, jedna nad drugą, blach ochronnych. Pierwsza bliżej drzwi osadzona blacha SS przytwierdza się jak zwykle przy pomocy tybli lub podsadzanych nitów (rys. 24). W odległości 20 mm od pierwszej blachy znajduje się druga, przymocowana śrubami główkowymi, co znacznie ułatwia wymianę jej w razie zwichrowania się przez bezpośrednie zetknięcie z gorącym lesem. Druga blacha dochodzi tylko do połowy wysokości drzwi dymniczych.

Wszelkie wewnątrz i zewnątrz znajdujące się blachy i wstawki ochronne, jak również powierzchnie, przeznaczone do zabezpieczenia, powinny być suto pomalowane farbą cynobrową.

Przed założeniem i umocowaniem blach należy wszystkie ostre kąty i brzegi grubo pociągnąć minią, tak aby przy dośrubowaniu kit wyciekał z pod brzegów blach ochronnych, co świadczy o zapelnieniu szczelin. Do wypełnienia przestrzeni pomiędzy ochronnym kątownikiem i zagięciem ściany rurowej, a także dla podlania kątowników można użyć cementu portlandzkiego, należy jednak poprzednio dobrze oczyścić blachy z tłustości, lakieru i kurzu. Samo się rozumie, że przytoczone sposoby zabezpieczania blach kotłowych od zniszczenia, w szczególności różnym zmianom ulegz mogą; zawsze jednak pamiętać o tem należy, aby nie dopuścić do powstawania próżnych miejsc, w których się woda przez cyrkulację odnawiać albo też przez dyfuzję szkodliwymi domieszkami nasycać może.

Na działanie rdzy szczególnie wystawiane jest każde miejsce, którego stopień ciepłoty zmniejsza się przez promieniowanie lub przepływ świeżej wody zasilającej, w której się część materiału rozpuścić może. Bardzo szkodliwie działa rdza w miejscach, znajdujących się w bliskości nieszczelnych nitów, szwów nitowych lub otworów kotłowych, a także w miejscach, wystawionych na ciągłe wstrząśnienia i przegięcia to w jedną to w drugą stronę.

Siły mechaniczne zmieniają znacznie fizyczną budowę blachy, głównie zaś jej powierzchnię, robiąc ją bardzo czułą na chemiczne wpływy. Takie miejsca należy szczególnie wtedy

zabezpieczać ochronnymi blachami, jeżeli stanowią najniżej położone miejsca kotła, w których się zbiera szlam kotłowy.

Zabezpieczać nanitowanymi lub naśrubowanymi blachami można również zagięcia płaszcza paleniskowego, górne rzędy tybli, wygięcie przy przejściu od płaszcza paleniskowego do cylindrycznego kotła i obwód żelaznej ściany rurowej, na których to miejscach zazwyczaj pojawiają się wyjadania przez rdzę.

Ze wszystkich środków zabezpieczenia kotłów od tych uszkodzeń, ten bezwątpienia okaże się najlepszym, który usunie przyczynę powstawania rdzy, i dla tego jest rzeczą pierwszorzędną, poznać bliżej podane przyczyny, przedsiębiorząc odpowiednio do tego środka zaradczę. Jednym z nich, mającym na celu usunięcie kamienia kotłowego, jest sposób, polegający na wtłaczaniu do napełnionego wodą kotła kwasu węglowego, w skutek czego kamień robi się miękkim i szlamowatym i z łatwością z kotła usuniętym być może.

Bez względu już na znaczne wydatki z powodu zastosowania takiego środka, którego na seryo brać nie można i który przecież nie zastąpi nigdy bezpośredniego oczyszczenia wody, należy wszakże zwrócić uwagę na szkodliwe w ogóle działanie kwasu węglowego na blachy kotłowe, — i dla tego mógłby środek ten tylko wtedy znaleźć zastosowanie, gdyby po wprowadzeniu do kotła kwasu węglowego i oczyszczeniu z kamienia, napełnić go ponownie wodą wapienną i poddać takowy ciśnieniu, odpowiadającemu ciśnieniu pary, w skutek czego kwas węglowy byłby związany przez wodan wapnia.

Oczyszczanie takie kotła byłoby z korzyścią wykonywać przy każdej próbie hydraulicznej.

Przyrząd, jakiego możnaby do tego celu używać, przedstawiony jest na rys. 25, gdzie *a* oznacza rurę, doprowadzającą wodę zasilającą, *b* — blaszany lub drewniany lej, napełniony gąszonem lub niegaszonem wapnem, *c* — szeroką rurę, w której się woda podnosi do góry, i *d* — rurę wylotową. Ilość wapna oblicza się w stosunku $\pm 3 \text{ kg}$ niegaszonego wapna na 1 m^3 wody zasilającej. Wchodząca przez rurę *a* woda przechodzi przez wapno i zabierając część jego, klaruje się w rurze *c*, poczem przez *d* wchodzi do kotła, gdzie służy do wykonania próby hydraulicznej. Tak wytworzona woda wapienna posiada 50 — 75 g CaO w 1000 litrach wody. Do pierwszej próby gorącej można tę samą wodę użyć, gdyż przez to znajdujące się w wodzie tłuszcze łączą się z wapnem, stając się nieszkodliwymi dla blach kotłowych. W czystych kotłach zaleca się wewnętrzne ściany, nie wystawione na działanie ognia, pociągać mlekiem wapiennym, podczas postojów zaś parowozów temże mlekiem przepłukiwać wewnętrzne ściany kotła cylindrycznego (brzech kotła).

E. S.

KRYTYKA I BIBLIOGRAFIA.

Trygonometria płaska i kulista, napisał *Aleksander Czajewicz*.

Książka, która w roku bieżącym pod powyższym tytułem wyszła z pod prasy, zapełniła jeden z licznych braków naszego piśmiennictwa naukowego. Matematyczna nasza literatura należała, być może, do najbardziej ubogich działów naszej literatury. To też wydawnictwa z zapomogi kasy *Mianowskiego*, do których i wspomniana wyżej trygonometria należy, stanowią niemal epokę w naszej literaturze matematycznej. Lecz przy dotychczasowym jej ubóstwie, a niewielkiej zasobności w środki naszego społeczeństwa, książka, wydrukowana z funduszu ofiarności publicznej, wielu wymaganiom godnie odpowiadać winna, aby nie pomówić kierownikowi sprawy o marnowanie publicznego grosza. Książka *Al. Czajewicza*, naszym zdaniem, warta jest kosztu, który na nią poniesiono.

Pan *Al. Czajewicz* oświadcza w przedmowie, że książkę swą przeznaczył do użytku szkolnego i w tym duchu ją napisał. Jak wiadomo, trygonometria płaska stanowi przedmiot wykładu w średnich zakładach naukowych, kulista zaś wykładana bywa jedynie w wyższych. Autor, przeznaczając swą książkę do użytku szkolnego, pominął w wykładzie swym wszystko, co opiera się na wyższej matematyce. Ze względu jednakże na szerokie koło osób, mogących korzystać z jego książki (uczniów

gimnazyów, studentów uniwersytetu i szkół specjalnych), właściwiej było zdaniem naszym nie pomijać niektórych wzorów, opartych na wiadomościach, wykładanych we wstępie do wyższej analizy. Do uzupełnienia znajomości funkcji trygonometrycznych niezbędne jest np. wskazanie sposobu rozwijania ich na szeregi, niezbędny jest także wzór *Moivre'a* i inne tym podobne, o których u p. *Czajewicza* nie ma wzmianki. Wprawdzie autor powiada, że wszystkie te rzeczy, wyłożone będą w innych dziełach, należących do biblioteki matematycznej, lecz niejedyn nabywający z pomiędzy tomów teje samą tylko trygonometrię, chciałby mieć kompletny obraz tej nauki. Naszym zdaniem, wszystkie te wiadomości, które są po za obrębem kursu średnich zakładów, można było odmiennym drukiem wyróżnić, lub w oddzielnych notach pomieścić.

We wstępie autor podaje historię trygonometrii, poczynając ją od pierwszych metod mierzenia kątów i tablic cięciw, odpowiednich pewnym łukom, u egipcyan i greków, a kończąc na czasach najbliższych. Zasługują tu na uwagę wzmianki i o naszych polskich niektórych uczonych, którzy zasługi dla trygonometrii, w kraju naszym przynajmniej, położyli, jako to: o *Mikołaju Koperniku*, *Tońskim*, *Solskim* i *Tylkowskim*. Ten prawdziwy zajmujący wstęp historyczny zakończony jest wyliczeniem ważniejszych książek trygonometrycznych w obcych językach i spisem dzieł w polskim języku, trygonometrii poświęconych.

Przechodzimy do samego wykładu. Trygonometrię płaską autor wyłożył w trzech rozdziałach, z których pierwszy poświęcony jest funkcjom trygonometrycznym, drugi tablicom, a trzeci zawiera w sobie zastosowania trygonometrii płaskiej.

W pierwszym z tych rozdziałów autor zaznajamia przede wszystkim czytelnika z pojęciem kierunków dodatnich i ujemnych na linii prostej; mówi następnie o mierze kąta, słusznie bardzo zatrzymując się dłużej na mierze teoretycznej kąta. Objaśniewszy następnie różne inne pojęcia, dotyczące kątów, przechodzi następnie do określenia pojęcia funkcji trygonometrycznych, i pojęcia te wyprowadza od razu ze stosunków, istniejących pomiędzy odcinkiem prostopadłej, przeprowadzonej do jednego z boków z dowolnego punktu na drugim, a odcinkami tych boków; w dziele, mającym charakter pedagogiczny jest to więcej trafne, aniżeli posiłkowanie się na samym wstępie wprowadzaniem osi współrzędnych i przedstawieniem funkcji trygonometrycznych za pomocą linii, co jednakże daje się spotkać w niektórych podręcznikach. To ostatnie przedstawienie wprowadza autor następnie, lecz przytem za mało może korzystać z niego do objaśnienia zmian, jakim ulegają funkcje trygonometryczne przy wzrastaniu kąta, stosunków pomiędzy funkcjami trygonometrycznymi kątów dopełniających i spełniających i t. p.; a jednakże jest to sposób, który wszystkie te stosunki bardzo unaocznia. Przedstawivszy zasadnicze związki między funkcjami trygonometrycznymi dla danego kąta i wyłożywszy szczegółowo pojęcie i zasadnicze własności funkcji cyklometrycznych, poświęca autor kilka paragrafów teorii rzutów prostokątnych, pomijanej częstokroć w podręcznikach trygonometrii płaskiej. Autor korzysta z tej teorii do wprowadzenia wzorów na funkcje trygonometryczne sumy i różnicy kątów, lecz prócz zasadniczego dowodzenia, opartego na teorii rzutów, daje też kilka innych, teorię ową pomijających. Cały ten rozdział zawiera wykład jasny, a pełny szczegółów, chociaż czasami może zanadto drobiazgowy; rozdział ten przewyższa swą objętością pozostałe, zajmując więcej niż trzecią część całego dzieła. Ze względów pedagogicznych jest to bardzo słuszne, że autor podstawom trygonometrii najwięcej miejsca poświęcił.

Drugi rozdział zawiera w sobie zbiór twierdzeń, na których opiera się rozkładanie wartości logarytmów funkcji trygonometrycznych w tablice, jako też sposób użycia tych tablic, poparty przykładami, z których każdy przeprowadzony jest dla trojakich tablic, a mianowicie: *Vegi*, *Bremikera* i *Schlömilcha*.

Trzeci rozdział nosi tytuł: zastosowania funkcji trygonometrycznych. Mieści się w nim jednak właściwa trygonometria, czyli teoria rozwiązania trójkątów, a także zastosowania tej teorii do geometrii praktycznej. Po za tem mieszczą się w nim zastosowania funkcji trygonometrycznych do zadań z wielokątami wpisanymi i opisanymi, i sposoby wykreślenia wyrażeń, zawierających funkcje trygonometryczne.

W drugiej części dzieła autor zawarł trygonometrię kulistą. Wykład tej ostatniej obejmuje pięć rozdziałów.

W pierwszym z nich autor wyprowadza wzory, wyrażające związek między bokami i kątami trójkąta kulistego, a także specjalne wzory dla trójkątów kulistych prostokątnych. Tu też podane są związki pomiędzy sześcioma elementami trójkąta kulistego. Autor wychodząc z wzorów *Cagnolego*, wyprowadza z nich wzory *Delambra* i *Gaussa*, a z tych ostatnich analogie *Napiera* (Nepera).

W drugim rozdziale, poświęconym rozwiązaniu trójkątów kulistych, autor zajmuje się przedewszystkiem trójkątami prostokątnymi, rozważa następnie wypadki, w których rozwiązanie trójkąta kulistego sprowadza się do rozwiązania trójkąta prostokątnego, w końcu zaś bierze pod uwagę 6 przypadków rozwiązania trójkąta kulistego jakiegokolwiek. Każdy przypadek rozwiązania poparty jest przykładem liczbowym, w którym całkowity przebieg działania jest przeprowadzony.

Trzeci rozdział traktuje o sposobach wyliczania powierzchni trójkąta kulistego przy rozmaitych danych. Tu autor podaje wzór *Cagnolego* na wstawę połowy nadmiaru trójkąta kulistego, jako też wzór *Lhuilliera*. Tu też mieści się twierdzenie *Legendra*, dotyczące powierzchni trójkątów kulistych z bokami małymi względem promienia kuli. Wskazane są też zastosowania tego twierdzenia przy pomiarach geodezyjnych na powierzchni ziemi. Tu wreszcie autor pomieścił wzory, wskazujące związki, istniejące między promieniami kół stycznych wewnątrz i zewnątrz do trójkąta kulistego i opisanych na trójkącie kulistym, a bokami lub kątami trójkąta.

Dwa ostatnie rozdziały poświęcone są zastosowaniom trygonometrii kulistej. W pierwszym z nich mieszczą się zastosowania do stereometrii, a mianowicie do wyliczania objętości i niektórych innych elementów równoległościannów i czworoscianów w ogóle i wielościanów foremnych, przy pewnych danych, pomiędzy którymi mieszczą się kąty między krawędziami. Tu też podane jest twierdzenie *Eulera* o zależności między ilością wierzchołków i ścian, a ilością krawędzi wielościanu.

W ostatnim rozdziale mieszczą się niektóre zastosowania trygonometrii kulistej do astronomii sferycznej. Autor wybrał tu zadania bardzo interesujące, bo mogące przydać się nawet w praktyce życiowej. W pierwszym z tych zadań idzie o sprowadzenie kąta do poziomu, w drugim o znalezienie odległości dwu punktów na kuli ziemskiej, których długości i szerokości geograficzne są dane; w końcu rozwiązane jest zadanie, dotyczące wschodu i zachodu słońca, a także długości najdłuższego i najkrótszego dnia w pewnym miejscu.

Przedstawiliśmy zatem, co książka p. *Czajewicza* w sobie zawiera, i widzimy stąd, czego w niej brakuje. Zauważymy, że wykład w całej książce jest jasny, a dowodzenia ścisłe. Autor, w zakresie tych wiadomości, które zamierzył wyłożyć, sięga nawet i do najmniejszych szczegółów, tak że uczący się nie potrzebuje sam rozstrzygać nawet i drobniejszych kwestyj i wątpliwości. Teoria poparta jest licznym doborem zadań, przy których są rozwiązania. Przytem przykłady na rozwiązanie trójkątów są ułożone nader pracowicie. W każdym z nich dla pewnego trójkąta podane są długości boków i wielkości odpowiednich kątów. Różne kombinacje tych elementów tworzą cały szereg zadań z jednego przykładu, a każde z nich ma rozwiązanie, pozwalające sprawdzić rezultat, co ważne ma znaczenie dla uczącego się.

Rozglądając się w powyżej wyłożonej treści dzieła i sposobie wykładu, widzimy, że książka ta przydać się może dla wychowanka średniego zakładu naukowego, obznajmionego już dobrze z algebrą lub studyjającego trygonometrię pod kierunkiem nauczyciela: dla mniej uzdolnionego czytelnika dość trudno byłoby samemu oryentować się w mnóstwie szczegółów. Nauczyciele średnich zakładów naukowych mają w tem dziele dobry podręcznik do wykładu, dający im w niektórych ważniejszych punktach kilka sposobów dowodzenia, pomiędzy którymi mogą wybierać, a ponadto, dla poparcia teorii praktyką, nader pracowicie ułożony, a obfity zbiór zadań.

Autor korzysta do dowodzeń z metody granic, a w jednym miejscu używa wyznaczników. To samo wskazuje, że autor przeznaczył swą książkę nie tylko dla czytelników, znających elementarną matematykę. Gdyby nie pominął, jak wyżej wspominaliśmy, owych niektórych punktów, mających związek z wyższą analizą, dzieło jego stanowiłoby podręcznik doskonale informujący o wszystkich kwestjach trygonometrycznych nawet i wyżej pod względem matematycznym wykształconego czytelnika. Lecz i w tym zakresie, w jakim zostało ułożone,

może być przydatne dla wychowanców wyższych zakładów naukowych, zaznajamiając ich z zasadniczymi kwestjami trygonometrii płaskiej i kulistej i dopełniając wiadomości, niedostatecznie zazwyczaj wykładane w zakładach średnich. Można by powiedzieć, że dla studenta uniwersytetu dzieło to nie jest dostatecznym, lecz pożytecznym, dla studenta zaś wyższego zakładu technicznego jest ono nawet całkiem wystarczającym.

Ma zatem dzieło p. *Czajewicza* swoją sferę pożytku i praca jego na szersze zasługuje uznanie.

M. Ciemiński.

Odpowiedź na krytykę „Podręcznika Technicznego“, przez pana L. W., w zeszytach sierpniowym *Przeгляdu Technicznego* r. b.

Dziękując szczerze panu L. W. za uznanie pracy mojej, jakie zaznaczył w powyżej podanym zeszycie, w dziale *Krytyka i bibliografia*; czuję się w obowiązku jednak sprostować niektóre poglądy p. L. W., wyrażone w powyższej krytyce.

W dziale o kolejach żelaznych przyznać muszę całą słuszność panu L. W. co do podania niektórych liczb, czerpanych z przestarzałych rozporządzeń a które z czasem uledez musiały zmianom. Przyznać się jednak muszę, że do działu tego, mało sam przykładałem wagi, jak również i dla większości techników naszych, dział ten jest mało ważnym, z wyjątkiem inżynierów pracujących przy kolejach żelaznych. dla których specjalne zebranie wszystkich rozporządzeń ministerjalnych, byłoby rzeczą cenną i pożyteczną.

Co do innych działów z p. L. W. zgodzić się nie mogę, jak np. co do opuszczenia takich tablic jak № 5: Długość łuku koła o promieniu jeden, № 6: Tablicę cięciw. łuków, strzał i t. d. w kołach o promieniu jeden, № 7: Tablicę promieni, łuków, kątów środkowych i t. d. dla odcinków koła i kuli, № 10: Prędkość kąтова z ilości obrotów na minutę, — tablicę wysokości spadku ciał odpowiadających prędkościom pomiędzy 0 i 30 metrami ($v = \sqrt{2gh}$). Tablice te dla większości techników a w szczególności dla inżynierów-mechaników w bardzo częstem są zastosowaniu.

Dalej pan L. W. pisze:

„Jeżeli jednak można jeszcze różnić się w zdaniu co do „tego o ile podane tablice są potrzebne lub użyteczne, to już niewątpliwie należało unikać pomieszczenia takich tabliczek, „jak końcowa, służąca do regulowania zegarków podług kompasu paryskiego, która czytelnikowi polskiemu, już jest zupełnie niepotrzebna. Szkoda że autor zadawszy sobie tyle pracy „w innych działach, nie postarał się o osiągnięcie w tym „przedmiocie wiadomości miejscowych“.

Nie wchodząc w to czy podana tabliczka jest z korzyścią dla naszych techników, czy nie, uważam za właściwe wyjaśnienie jej znaczenia. Czas astronomiczny średni w ciągu roku różni się nieco z czasem rzeczywistym wskazanym promieniem słońca i równa się z ostatnim cztery razy do roku, a mianowicie w dniach: 15 kwietnia, 14 czerwca, 1 września i 23 grudnia. Różnice czasu średniego z czasem rzeczywistym pomieszczone są w wspomnianej tabliczce i tak samo są dobre dla Paryża jak i dla Warszawy, różnica bowiem największa jaka w roku bieżącym wynosić może, jest 1,56 sekundy w dniu 23 grudnia, w dniach zaś 15 kwietnia, 14 czerwca i 1 września nie sięga jednej sekundy, — w dniach zaś 11 lutego, 14 maja, 26 lipca i 2 listopada, czas dla Paryża i Warszawy w tabelce zupełnie się zgadza. — Podanie w nawiasie (Paryż 1892 r.), miało na celu wskazanie źródła naukowego, jakim jest: *Connaissance des temps ou des mouvements célestes, à l'usage des astronomes et des navigateurs*, z którego ogół astronomów czerpie swe dane a wydawnictwa podobnego sami nie posiadamy, nie licząc bowiem do takowych, niezliczoną liczbę kalendarzy. Tak więc tabliczka *Podręcznika technicznego* i u nas najzupełniejsze zastosowanie mieć może.

Co do najważniejszego zarzutu jaki robi mi pan L. W. pod względem mocy ogrzewalnej węgla kamiennych krajowych i nieznanomości prac odnośnych pomieszczonej w *Przeгляdzie Technicznym*, nadmienię, że prenumerując pomienione pismo od lat kilkunastu, nie uszły bynajmniej mojej uwagi prace w tym przedmiocie pomieszczone, z których celniejsze, jak p. *K. Czajewicza* w 1881 r. i *Przyczynek do badań nad węglem kamiennym dobywalnym z kopalni Królestwa Polskiego* w zeszytach za marzec 1889 r., były przedmiotem szczególnej uwagi.

Wyniki jednak podane na moc ogrzewalną węgla kamiennych 5735 do 6358 ciepłostek w ostatnio wskazanej pracy, na seryo brane być nie mogą, raz dla tego że analizy chemiczne robione były z węglami o wysokiej procentowości wody hygroskopijnej, której zawartość jest zmienną, zależną od pory roku i warunków atmosferycznych danej miejscowości, co też wkrótce, bo w zeszycie za maj i czerwiec 1889 r. pan *Wł. Kolendo* słusznie zaznaczył, że wyniki dotyczące węgla niesuszonego *nie nadają się* wcale do porównania. Wyniki obliczeń p. *Wł. Kolendo* dla węgla wysuszonego przy 120° C. dają wartość przeciętną 6482 ciepłostek, ta też to wartość zaokrąglona na 6400 była przyjętą do Podręcznika technicznego, jako wartość średnia.

Przyjmując średnio wartość 6400 ciepłostek dla węgla krajowego, podać muszę, że nietylko nie przeceniłem wartości ogrzewalnej, ale nawet w obec najnowszych postępów nauki, wartość ta jest z pewnością za małą, na udowodnienie czego bezpośrednich doświadczeń mocy ogrzewalnej nie posiadamy. Bardzo poważne prace ostatnich kilku lat, panów: *Scheurer-Kestner*, *Meunier-Dolfus*, *Cornuta* metodą bezpośrednią i analiz chemicznych, wykazały moc ogrzewalną węgla kamiennych, zawsze znacznie większą od otrzymywanych z obliczeń analiz chemicznych, wzorami powszechnie używanymi. Doświadczenia te dały powód do szukania innych wzorów, bardziej zbliżonych do prawdy.

Z dużej liczby tych wzorów najbardziej zadawalnia, wypadkami, wzór podany przez *L. Sera*:

$$N = 26880 \left(\frac{C}{3} + H \right).$$

gdzie *N* — oznacza ilość ciepłostek wydzielonych z jednego kilograma węgla kamiennego (suchego).

Wzór powyższy daje wypadki różniące się o $\pm 2\%$ od wyników rzeczywistych dla węgla z kopalń francuskich. — Powyższy wzór należałoby sprawdzić z węglami krajowymi metodą bezpośrednią i gdyby zaszła potrzeba odpowiednią zmianę wprowadzić.

Tak więc przyjmując moc ogrzewalną na 6400 ciepłostek, postąpiłem z całą świadomością i ostrożnością — nadmienając przytem, że wyniki z analiz chemicznych obliczanych wzorami powszechnie stosowanymi, mogą być brane z wielkiem tylko zastrzeżeniem i głównie jako wartości porównawcze kilku gatunków węgla kamiennych między sobą.

Pan *L. W.* zaznacza dalej: „Oczywiście że i dalsze liczby, pobieżnie wyciągnięte z powyższej (6400) są również błędne”. Jakże? — czyżby te: że 1 *kg* węgla kamiennego odparowuje średnio 6 *kg* wody, lub też że jeden korzec węgla odparowuje 600 *kg* — chyba nie, gdyż wyniki te aż nadto są znane wszystkim bliżej dotykającym się z kotłami parowymi i parowaniem.

Aleksander Kuczyński

Przeгляд kongresów, wystaw i konkursów.

ZAWIADOMIENIE.

Komitet zarządzający kasą dla osób pracujących na polu naukowym, imienia *J. Mianowskiego*, podaje do wiadomości, że z zapisu *Jakóba Natansona*, przyznane zostaną w r. 1893 dwie nagrody pieniężne.

Jedna nagroda przyznana będzie za najlepszą pracę z dziedziny nauk ścisłych (matematyka, nauki przyrodnicze włącznie z biologicznymi), ogłoszoną drukiem w języku polskim w latach: 1889, 90, 91 i 92; druga za taką pracę w dziedzinie nauk społecznych, filozoficznych, prawnych lub tym podobnych.

Zgodnie z ustawą kasy pomocy i stosownie do zastrzeżeń uczynionych przez zapisodawcę, powyższe nagrody udzielone być mogą jedynie: poddanym rosyjskim, mieszkańcom Królestwa Polskiego, w Królestwie urodzonym.

Komitet zarządzający kasą, własnym staraniem usiłuje zebrać, dla poddania ocenie, prace ogłoszone drukiem w wymienionym okresie; dla uniknięcia jednak możliwych przeoczeń, prosi o składanie prac, o których mowa, w biurze Komitetu (Bank Handlowy) lub na ręce jednego z członków komitetu przed końcem lutego 1893 r.

Prezes Komitetu: dr. *Ignacy Baranowski*.

Członek Komitetu

Sekretarz: dr. *Konrad Dobrski*.

KONKURS

o nagrodę Elihn-Thomsona.

Profesor *Elihn-Thomson* na ostatnim konkursie, urządzonym przez miasto Paryż, otrzymał nagrodę 5000 fr. za najlepszy numerator elektryczności. Na życzenie p. *E. Thomsona*, główny dyrektor towarzystwa *Thomson-Houston* na Europę, p. *Thurnauer*, złożył obecnie nowy komitet w celu ustanowienia konkursu odnoszącego się do prac teoretycznych, a którego nagrodę stanowiłaby powyższa suma 5000 fr. Komitet składają osoby następujące: *J. Carpentier*, prezydent międzynarodowego Towarzystwa elektrycznego, *Hipolit Fontaine*, *E. Hospitalier*, profesor w szkole fizyki i chemii przemysłowej w Paryżu, *E. Mascart* i *A. Potier*, członkowie Instytutu oraz *Brunon Abdank-Abakanowicz* jako sekretarz komitetu.

Komitet orzekł, że następujące badania będą przedmiotem konkursu:

1) Ciepło wywiązujące się przy kolejnym ładowaniu i wyładowywaniu kondensatorów, przy ładunkach rozmaitej wielkości i częstości i przy dielektryku rozmaitej natury.

2) Teoria wskazuje, że gdy oprawy kondensatora zostały połączone za pomocą przewodnika, wówczas ten ostatni staje się siedliskiem prądów przemiennych z chwilą gdy jego opór spada poniżej pewnej granicy. Formuła pozwalająca obliczyć okres tych oscylacji nie została dotąd wystarczająco sprawdzona. Wymaga się więc znalezienia na drodze doświadczalnej tego okresu, w warunkach dających możliwość zmierzenia dokładnego oporów, pojemności i współczynników samoindukcji, przez co uzyskaloby się ściśle i zupełne stwierdzenie powyższej formuły.

3) Gdy kondensator utworzony z niedoskonałego izolatora został naładowany a potem zostawiony samemu sobie, wtedy ładunek opraw rozprasza się stopniowo; czas nieodzwony na to aby ładunek ten został sprowadzony do pewnego określonego ułamku wartości początkowej, zależy jedynie od natury izolatora. Pytanie się nasuwa, czy, jak to utrzymują niektórzy, analogiczne zjawiska występują i w przewodnikach metalowych i czy są podstawy doświadczenia do podobnego przypuszczenia oraz jak wielkim być może dla przewodników metalowych czas wspomniany.

4) Wymaga się przez uszeregowanie istniejących wiadomości i ich uogólnienie, znalezienie metody graficznej, pozwalającej rozwiązywać zagadnienia elektryczne, posługując się metodami zbliżonymi do statyki graficznej.

Prace mogą być przedstawione w jednym z języków następujących: niemieckim, angielskim, hiszpańskim, francuskim, włoskim lub łacińskim, przytem pisane lub drukowane. Każda z prac przedstawionych winna być zaopatrzona w dewizę tudzież kopertę zapieczętowaną, noszącą na stronie zewnętrznej również dewizę taką samą co i praca, a wewnątrz zawierającą nazwisko i adres kandydata.

Prace mają być adresowane przed 15 września 1893 r. do p. *B. Abdank-Abakanowicza*, sekretarza konkursu, zamieszkującego pod № 7 przy ulicy Louvre'a w Paryżu; do niego też należy się zwracać po szczegóły uzupełniające.

WYSTAWA PRZEMYSŁU BUDOWLANEGO WE LWOWIE.

(Ciąg dalszy)¹⁾.

Nadzwyczaj licznie i doborowo, tak pod względem liczby poważnych firm, jak i rodzaju okazów systematycznie oraz estetycznie wystawionych, przedstawia się trzecia klasa powyższej grupy, zawierająca: cementy, wapna hydrauliczne i zwykłe, mączkę szamotową, gips i wyroby odnośne z powyższych materiałów.

Na 28 firm zgłoszonych, w ogóle w tej klasie jest przeszło połowa, bo 15 firm krajowych fabrycznych, produkujących już to sam materiał, już odpowiednie z tego wyroby.

Dają one najlepszy dowód żywotności tej gałęzi produkcji krajowej, która jakkolwiek nowa pod wielu względami, dorównywała wyrobami swojemi tego rodzaju produkcji zamiejscowej.

Pomiędzy firmami krajowemi fabrykatów gipsu, zasługuje bezsprzecznie na pierwszeństwo fabryka gipsu *Józefy Franzowej* i synów we Lwowie, która oprócz produktów surowych i okazów 24 prób odmiennych warstw gipsowych, wykonała wysoce artystyczny elaborat gipsowy, przedstawiający piętrzący się na skale—basen studni, z którego wyrasta w rodzaju rogu obfitości urna, uwieńczona figurą alegoryczną, utrzymującą delfina, z którego paszczy, jak i z bocznych wylotów grupy wytryskują strumienie wody. Całość, przedstawiająca fontannę ogrodową o imponujących wymiarach, robi nader miłe estetyczne wrażenie, a przy kolorowem oświetleniu elektrycznem, wieczór przypomina tak okrzyczane z wystawy paryskiej i praskiej „fontain lumineuse”. Drugie miejsce należy się krajowej parowej fabryce gipsu *Karola Creera* w Ptaszowie pod Krakowem, która przedstawiła doborowe okazy gipsu surowego, nawozowego, murarskiego, sztukatorskiego i alabastrowego, jak również dyle gipsowe i wyroby architektoniczne z tego materiału.

Budowniczy lwowski *Jan Lewiński*, nadzwyczaj ruchliwy przedsiębiorca i przemysłowiec, okazał w wystawionym budynku robotniczym, o którym na innym miejscu obszerniej pomówimy, praktyczne zastosowanie wyrabianych w swej fabryce dylów gipsowych, używanych do wykładania ścian przedziałowych i sufitów. Magistrat miasta Bochni nadesłał okazy gipsu surowego i palonego z miejskiej fabryki gipsu.

Okazy wapna hydraulicznego nadesłali: *Oktaw Salaz* Wysocka koło Zabłociec, parowa fabryka tegoż produktu w Węgierce, własności *Klementyny hr. Szembekowej*, która oprócz surowego i palonego materiału wraz z próbami wytrzymałości, okazała wyroby architektoniczne, do których produkt jej nadzwyczaj się nadaje.

Artur Zaremba Cielecki, właściciel Porchowy obok Złotego Potoku, nadesłał okazy wapna hydraulicznego, fosforytów naturalnych i alabstrów, poszukując równocześnie przedsiębiorcy do eksploatacji powyższych produktów.

Bardzo interesującemi są okazy wapna hydraulicznego, zawierającego w sobie, jako składnik, piryty miedziane; nadesłał je właściciel Szczawnicy p. *Feliks Plawicki*, jako pochodzące z rewiru *Kacze* nad Dunajcem w Szczawnicy.

Krajowy wyrób portland cementu okazała w produkcji surowym, palonym i mielonym, oraz próbę wytrzymałości fabryka firmy *Liban* i *Spółka* w Podgórzu pod Krakowem.

Fabryka cementu firmy „Kirchdorf”, tamże w wyższej Austrii, nadesłała okazy kirchdorfskiego portlandcementu oraz różne z tegoż produktu.

Firma *Suess et Comp.* fabryki cementu portlandzkiego w Witkowicach, okazała elaborat w kształcie wieńca zbiornika studni ośmiobocznej o 3 m średnicy a 80 m wysokości, naśladowający w wyrobie materiału imitację serpentynu szlifowanego i polerowanego, a wykonanego w sposób Terarro. Ta sama fabryka okazała produkt swój w próbkach i okazach wytrzymałości, przedmioty architektoniczno-dekoracyjne własnego wyrobu, oraz fotografię fabryki.

Siedmiogrodzka fabryka cementu w Kronstadteie nadesłała produkt surowy i okazy wyrobów, a węgierska fabryka w *Beocsinie* obok Piotrowaradynu, firma *Redlich, Ohrenstein* i *Spitzer* okazy Roman i portlandcementu, próbki cementu surowego i palonego, oraz maszynę do przeprowadzenia prób wytrzymałości. Fabryka portlandcementu w Opolu, t. z. opolskiego, okazy tegoż, a firma *A. Kutschbacha* następcy nadzwyczaj ozdobną studnię z całą architekturą otoczenia i wznoszącą się figurę Psyche, jako wyrób z cementu opolskiego. Cement groszowicki okazał w wyrobach swoich budowniczo-kanalizacyjnych inżynier *Robert Goebel* (pół sklepienia pettwy, profil kanałowego przekroju, oraz obelisk wykładany mozaikowymi płytami).

Miejscowi producenci jak: *J. Rzendowski, Giovanni Juliani, Jan Kowalski* i wielu innych, okazali swoje wyroby cementowe: jak balkony, wanny, rury, posadzki terarro, rury spustowe i t. p. Również okazy wyrobów cementowych nadesłało czeskie towarzystwo akcyjne eksploatacji materiałów budowlanych w Pradze, oraz fabryka płyt cementowych do pokrywania dachów, służących jak: dachówek podwójnie felcowanych, gąsiorów dachowych i płyt kolorowych, pod firmą *Wilhelm Klement*—Teterów Meklemburg-Schwerin.

Klasa 4 obejmuje drzewo w ogólności, a budulcowe w szczególności, i to we wszystkich przeróbkach w przemyśle budowlanym używanych; niemniej roboty ciesielskie oraz sposoby konserwowania drzewa.

Klasa ta, licząc w nią jedynie okazy surowo obrobionego i do konstrukcji przygotowanego materiału, mogłaby się rzekomo przedstawiać dość ubogo na wystawie, a to w obce bogactwa naszego tak w materiał drzewny budulcowy, jak i w ilość fabryk, zajmujących się tegoż obróbką.

Zważywszy jednak, że do powyższego działu należy zaliczyć produkcję posadzek, tak licznie na wystawie reprezentowaną, a tak pomyślnie w kraju naszym rozwijającą się, nie zapominając następnie, że mamy na wystawie nawet maszyny do obrabiania drzewa służące, trzeba przyznać, że i ta klasa nie ustępuje poprzednim doborowością okazów. Tembardziej, że stawały tu na przeszkodzie koszta transportu tego rodzaju produktu.

Ogólne też a żywe zainteresowanie budzą przedewszystkiem wspomniane okazy maszyn do obrabiania drzewa, przedstawione przez lipską firmę: *Ernesta Kirchnera* i *S-ki*. Widzimy tu piły cyrkularne i taśmowe, poruszane ręcznie lub pedałem nożnym, heblarki oraz t. z. „Bąka” (*Fraismaschine*), które wszystkie bywają przez wystawcę w ruch wprawiane, okazując na miejscu swoją praktyczność i dając żywy obraz postępu w tym kierunku w krajach ościennych.

Zakład wyrobów metalowych firmy *Jan Scholze* w Marchenstern, w Czechach, nadesłał okaz przyrządu, służącego do szlifowania narzędzi, których przy obrabianiu drzewa używamy.

Materiał budulcowy z własnych lasów i tartaków nadesłały: Zarząd dóbr państwowych galicyjskich „dominiów i lasów” we Lwowie, tartak *J. E. ks. Eust. Sanguszkii* pod Tarnowem, Zarząd dóbr państwa *Brodów*, oraz tartak parowy eksportu drzewa firmy *Reinholda i Bubera* z Hwozd o. p. Nadwórna koło Stanisławowa.

Krajowa produkcja posadzek przedstawia się na wystawie naszej, jak to już wspomnieliśmy, nader licznie i doborowo.

Na pierwsze miejsce w tym kierunku zasługuje niezaprzeczenie miejscowa parowa fabryka braci *Franciszka* i *Józefa Wezelaków*, we Lwowie.

Wzory posadzek tej fabryki z różnych gatunków drzew jak: dębiny, jaworzyny, orzecha amerykańskiego i hebanu, w najrozmaitszych kombinacjach, gatunku i rysunku wykonane, okazy (bordiurowe) okładzin, listew i t. p., stwierdzają dowodnie, do jakich rezultatów doprowadzić może fachowo-techniczne i artystyczne kierownictwo obok prawdziwej dążności do postępu i obywatelskiej ofiarnej, w tym kierunku dla krajowego przemysłu działalności, jaką w mieście naszym właściciele tej fabryki odznaczają się.

Powyższa fabryka okazała nam również próbki drzewa surowego w parze i w różnych odcieniach, naparzanego na kolor czarny, oraz posadzkę deszczółkową układaną na asfalcie, jako warstwę izolującej od wilgoci.

W dalszym ciągu z krajowych fabryk nadesłały produkty swe: tartak parowy oraz fabryka parkietów *Heleny hr. Mierowej* z Kamionki Strumitowej pod Lwowem, parowa fa-

¹⁾ Por. zeszyt wrześniowy Przegl. Techn. z r. b., str. 189.

bryka posadzek braci *Leonarda i Romana Muranyi* z Krakowa, Zarząd dóbr *J. C. W. Arcyksięcia Albrechta* w Żywiecu, który oprócz posadzek deszczółkowych i krzyży posadzkowych (listew fryzowych), nadesłał wzory okładzin ściennych z drzewa bukowego i zarząd pierwszego tarnowskiego tartaku parowego *J. E. ks. Eust. Sanguski* okazał tafle posadzkowe parkietowe, oraz posadzki deszczółkowe surowe i zapuszczane parkiety dębowo-jesionowe i listwy podłogowe.

Krajowy wyrób ręczny posadzek w kilku odmianach okazał przedstawił stolarz *Jan Truchanowicz* z Sądowej Wiszni, a tartak wspomnianej firmy *Reinholda i Bubera*, parkiety zwykłe i zapuszczane kolorowemi bajkami drzewa jesionowego, w połączeniu z dębem.

Roboty ciesielskie budowlane reprezentuje na naszej wystawie wprawdzie tylko jedyna firma *Kazimierz Hrobni i Zygmunt Krykiewicz* we Lwowie, okoliczność tę jednak przypisać należy licznym terminowym robotom budowlanym, jak baraków wojskowych i baraków szpitalnych, które gminy miejskie przygotowują na wypadek wybuchu grożącej epidemii, w których to robotach inne firmy, zaangażowane kapitałami, nie mogły stanąć do wystawowego turnieju.

Wspomniana firma wykonała roboty ciesielskie ścian ryglowych i wiązania dachowego przy domku robotniczym budowniczego *Jana Lewińskiego*, pawilon muzyki parku wystawowego podług projektu architekta *Kamienobrodzkiego*, odznaczający się prawdziwie pięknem przeprowadzeniem ciosiolki w robocie konstrukcyjno-dekoracyjnej; tej też firmie powierzył komitet wykonanie bramy wjazdowej do parku wystawowego.

Z pomiędzy środków służących do konserwacji materiału budulcowego przeciwko grzybowi i zgnilizni, przedstawiła wiedeńska fabryka „Carbolineum“, pod firmą *Avenarius et Schranzhofer*, model magazynu kolejowego powleczony patentowanym tejże fabryki produktem.

Wiedeński fabrykant przetworów chemicznych *Emil Kuhn*, nadesłał swój *Antimerulion*, jako środek zapobiegający rozrostowi grzyba, zgnilizni i pleśni. — *Bazyli Aksler*, fabrykant tłuszczów i smarowideł w Drohobyczu, okazał własny wyrób „carbolineum“, a *Antoni Kubelka* z Buczowic na Morawie sposób zabezpieczania drzewa przeciw zgnilizni.

Klasa 5, zawierająca wyroby i konstrukcje z żelaza, roboty ślusarskie i kowalskie, oraz odlewy żelazne, przedstawia się nad oczekiwaniem okazała tak pod względem ilości, jak i jakości okazów, stawiając produkcję powyższą na pierwszym miejscu, a to dzięki takim fabrykom jak: *J. C. W. Arcyksięcia Albrechta*, oraz firmom miejscowym: *Zygmunt Piotrowicz et Jan Szuman, Jan Daschek, Jan Stankiewicz* i inne. Pod każdym względem pierwszeństwo w tej gałęzi produkcji należy się tak dobrze znanej i renomowanej fabryce oraz hucie żelaznej *J. C. W. Arcyksięcia Albrechta* w Galicyi i na Szląsku, która nadesłaniem okazów na wystawę dała wysoki dowód zainteresowania się nią i dbałości o podniesienie naszego przemysłu.

Cała ekspedycja powyższej fabryki przedstawia się okazale, zajęła ona bowiem samodzielnie jedną z największych sal, w której na dekoracyjnie przybranych ścianach i stołach ugrupowano systematycznie ułożony cały produkt fabryki, poczynawszy od dźwigaczy żelaznych, a ukończywszy na dekoracyjnych drobiazgach gabinetu męskiego. Widzimy tu zatem najróżnorodniejsze odlewy żelazne: niklowane, mosiądzowane, bronzowane i emaliowane; blachy żelazne i z nich wyroby konstrukcyjno-budowlane, jak łuki sklepienne z blachy falistej, rury wentylacyjne i niedźwiedzie kominowe, narzędzia budowlano-rękodzielnicze, narzędzia gospodarze i t. d.

Ślusarnia i fabryka konstrukcyj żelaznych inżyniera-mechanika *Zygmunta Piotrowicza* i *S-ki* przedstawiła żelazny pawilon wraz z kombinacją trzech rodzajów kręconych schodów żelaznych, na wysokość jednego piętra sięgających, oraz wyciągu mechanicznego dla wody, drzewa i węgla, prowadzącego na tę samą wysokość, której platforma zakończona jest rodzajem wieżycy ze szklanym dachem i górującą nad nim latarnią łukowej lampy elektrycznej. Środkowe ramie powyższych schodów, umieszczone pod wspomnianem nakryciem, służą za wystawę wyrobów ślusarskich i kowalskich tej firmy. Wyroby ślusarskie firm miejscowych *Jana Daschka, Jana Stankiewicza, Wojciecha Kosiby, Leona Węglowskiego* oraz zamiejscowych *Józefa Góreckiego* i *Karola Uznańskiego* z Krakowa, *Hermana Schuberta* i *Rudolfa Weitha* w Czerniowcach

i inne walczą o palmę pierwszeństwa, z którego to szlachetnego turnieju zwycięzko wychodzą trzy pierwsze. Z największą jednak chlubą z tego współzawodnictwa wychodzą wyroby renomowanej u nas pracowni *Jana Daschka*, które na pierwszy rzut oka uderzają pięknnością i stylowością rysunku a delikatnością wykonania. Poręcz schodowa w artystycznie kutej robocie stylowej wraz z konstrukcją kilku stopni żelaznych dla dębowych nasadek, ozdobna krata, latarnie kandelabrowe i lampa wisząca wystawione przez tę pracownię, to prawdziwe perły roboty ślusarsko-dekoracyjnej, któreby na światowych wystawach musiały na siebie również zwrócić uwagę. Jak pracownia *Jana Daschka* odróżnia się wyrobami monumentalnymi tak z ręki współzawodnika *Jana Stankiewicza* wychodzą drobiazgi dekoracyjne o niezrównanej delikatności i zadziwiającej cierpliwości w wykonaniu. Ramki na fotografie gabinetowe, ozdobione kwiatami i liśćmi, lichtarzyki na biurka męskie, to cacka prawdziwe, konkurujące w wykonaniu z robotami sznycerskimi, a przecież to dzieło pracy ręcznej i tak silnego materiału, jak blacha żelazna. Oprócz tych robót drobiazgowych, wykonała pracownia p. *Stankiewicza* bardzo piękne i stylowe latarnie wiszące i kandelaber z częścią poręczy schodowej, okucia do drzwi i okien, oraz prawdziwy „majsterstück“ właściciela pracowni, którym jest *kasetka żelazna*, służąca do przechowania pieniędzy i kosztowności, zamykana na kilka sztucznych zamków zapomocą jednego klucza, który to sposób jest pomysłem konstrukcyjnym wykonawcy. Zewnętrzna strona kasetki przedstawia się tak artystycznie, że może ona być ozdobą pomieszczenia. Oprócz powyższych wyrobów ślusarstwa artystycznego, przedstawił p. *Stankiewicz* cały pawilon *wag dziesiętnych* najrozmaitszych systemów, który to fabrykat jest specjalnością jego pracowni, jako osobno patentowany na Lwów.

Pracownia p. *Wojciecha Kosiby* ze Lwowa przedstawiła kratę okienną, furtkę do bramy oraz zamek ozdobny, jako roboty z kutego żelaza o architektoniczno-artystycznym wykonaniu, które bardzo dobrze świadczą o usiłowaniu kierownika tej pracowni w kierunku stylowo-architektonicznym.

Zakład ślusarski *Franciszka Schustera* z Czerniowiec nadesłał żelazną bramę kościelną, świecznik, lichtarze na świece i pudelko na zapalki, które jako roboty artystyczno-dekoracyjne przedstawiają się nadzwyczaj dobrze, niemniej jak wyroby pracowni artystyczno-ślusarskiej *Józefa Góreckiego* z Krakowa, który nadesłał bardzo gustowną latarnię gotycką, świecznik ścienny renaissansowy i stolik barokowy oraz kasetkę na pieniądze, a które roboty odznaczają się dokładnym, delikatnym i stylowym oddaniem.

Karol Uznański, ślusarz budowlano-artystyczny z Krakowa, okazał okucie do bramy wchodowej, *Leon Węglowski* ze Lwowa wzory najrozmaitszych okuć do drzwi i okien, podobnie jak firma *T. Rekenzan* z Gracu, która oprócz okuć patentowanych, okazała dwa przyrządy pneumatyczne do zamykania drzwi.

Zakład ślusarski z Berlina firmy *Schubert, Hermann* i *Rudolf Weith* nadesłał model drzwi z zatraskiem pneumatycznym oraz okazy podobnych zamknięć, ślusarz *Józef Swoboda* ze Lwowa latarnie wiszące, podobnie jak i *Klemens Schöffler*, ślusarz z Turki, sześcioboczną latarnię z kolorowemi szybami i kopułą zdobną naśladowaniem drogich kamieni.

Fabryka maszyn oraz lejarnia i ślusarnia *M. Z. Kodček* z Pragi, okazała okno dwuskrzydłowe z patentowanym okuciem, a fabryka „Morawia“ firmy *R. Geburtha* okazy swoich wyrobów budowlano-konstrukcyjnych.

Do powyższej klasy wypadaloby również zaliczyć żelazny, kratowej konstrukcji, pawilon restauracyjny, który na wystawie praskiej zakupił p. *Karol Kiselka*, właściciel browaru, a sprowadziwszy takowy do Lwowa, ustawił na naszej wystawie, jako pawilon o tem samym przeznaczeniu, w którym osobno przez właściciela warzone dla wystawy piwo, doznaje niesłychanego popytu.

Dział klasy szóstej, a mianowicie robót blacharskich, wyrobów mosiężnych, i w ogóle z metali, reprezentowany jest na wystawie bardzo doborowo, jakkolwiek co do ilości firm mniej licznie niż poprzednie.

Z firm pracowni krajowych wystąpiły: znana z poprawnych i stylowych robót swoich fabryka robót metalowych *Leona Bratkowskiego* we Lwowie, której okazy robót dekoracyjno-blacharskich znajdujemy niemal na wszystkich monumentalnych budowlach lwowskich, a która dostarczeniem robót

dekoracyjnych z blachy miedzianej do budowy gmachu galicyjskiej kasy oszczędności, zdobyła sobie pod tym względem pierwszeństwo i złożyła egzamin skończonej w tym kierunku kompetencji.

Pracownia wyrobów metalowych *Henryka Bogdanowicza*, *Michała Czmiella* oraz *Wilhelma Netroufal* we Lwowie, z których pierwszy okazał oprócz robót architektoniczno-dekoracyjnych również systemy klozetów higienicznych; drugi roboty budowlano-dekoracyjne; a trzeci, oprócz podobnych i przedmioty dekoracji salonowej, jak wazoni i akwarya. Wyroby blacharskie architektoniczno-budowlane firmy: *Władysław Kosydarski* z Krakowa, *Rauch Mozes* i *Ditz Franciszek* blacharz z Czerniowiec oraz innych, złożyły dowód, że fabrykacja wyrobów blacharsko-dekoracyjnych postępuje w kraju naszym szybkim krokiem i to pod kierownictwem i według wzorów najzdolniejszych naszych architektów. Nie mniej fabryki pozakrajowe, które nie szczędziły kosztów, wyroby swoje nadesłały, jak: firma *Armin et Franc Steiner* z Budapesztu, *Jerzy Waleł* i *Hudecek* z Wiednia, firma *Bothe i Sp.* w Wiedniu, fabryka naczyń kuchennych *Moriza Rittera* z Wiednia, fabryka kolejek lokalnych i przenośnych (system *Koppel*); firmy *Roessemann* i *Kühnemann* z Wiednia dały żywy dowód zainteresowania się naszą lokalną wystawą, jak nie mniej świadectwo, że na produkcji z kraju naszego niepoślednio firmom powyższym zależy.

Do powyższych wyrobów należy zaliczyć również okazy medali, wysłanych z pracowni lwowskiej rytownika p. *Aleksandra Schindlera*. Widzimy pomiędzy okazami tej pracowni medale bite i ręcznej roboty, a odznaczający się pomiędzy nimi medal pamiątkowy wystawy obecnej, wykonany według projektu profesora *Marconiego*, potwierdza zdanie komitetu wykonawczego, który oddając robotę powyższą w ręce krajowej pracowni, nie zawiódł się na spodziewanych pomyślnych rezultatach. Jest to najlepszym dowodem, że nawet w kierunku rytownictwa artystycznego, firmy krajowe mogą dorównać zamiejscowym, jeżeli doznają poparcia ze strony społeczeństwa.

Klasy siódma i ósma obejmują materiały do krycia dachów oraz sposoby ich użycia, nie mniej wyroby ceramiczne oraz roboty kaflarskie.

Po mozolnych a długoletnich usiłowaniach ludzi fachowych z przemysłem garncarskim w ogólności a gałęzią ceramiki w szczególności dobrze obznajomionych, po rozlicznych trudnych a pełnych przykrych zawodów i odporności walkach, udało się ludziom inicjatywy, znanej dla przemysłu krajowego ofiarności, nie tylko wydobyć z zapomnienia produkt krajowego garncarstwa, który od dawna w ziemiach naszych kwitnął, ale wprowadzić go na drogę racjonalnego postępu, zamieniając w produkcję wyrobów ceramiczno-artystycznych i doprowadzając ją w stosunkowo krótkim czasie do tego stopnia doskonałości, że zwyciężkie współzawodnictwo z zagranicą jest dla tej nowej gałęzi przemysłu krajowego jedynie kwestią czasu i dalszego umiejętnego kierownictwa.

Największa zasługa w tym kierunku należy się inicjatorom stworzenia w naszym wydziale krajowym komisji dla popierania przemysłu krajowego artystycznego. W dalszym ciągu działalności członków tejże komisji, zaprowadzoną została przy tutejszej szkole politechnicznej, krajowa stacja doświadczalna dla przemysłu ceramiczno-artystycznego i łącznych z tymże badań oraz analiz chemicznych wszelkiego rodzaju polewy, szklivi, sposobów tworzenia i zabarwiania tychże. Stacja powyższa, zostająca pod fachowym kierunkiem technologa dyrektora *Krzenu*, a artystycznym zasłużonego pioniera przemysłu ceramicznego w kraju naszym prof. *Juliana Zachariewicza*, oddaje rozwojowi tej gałęzi fabrykacji krajowej nieoszacowane usługi, powodując ciągły a szybki postęp produkcji artystycznej.

Dzięki tym niezmordowanym usiłowaniom instytucji krajowych oraz ofiarności przemysłowców, powstały w kraju naszym w ostatnich dziesiątkach lat nie tylko całe fabryki wyrobów ceramicznych jak fabryka *Zachariewicza* i *Wernera* w Glinisku, *Lewińskiego* i *Sp.* we Lwowie, ale nawet krajowe zakłady i szkoły jak: krajowy zakład garncarski w *Porembie* koło *Alveraii*, oraz szkoła garncarska i artystyczna w *Kołomyji*.

Wystawa nasza oto żywy obraz usiłowań i produkcji krajowej na tem polu gałęzi przemysłu, a wykazuje on do wni, że tak miejscowe jak i krajowe fabryki wyrobów ceramicznych rozwijają się szybko i racjonalnie, że zasilają budowlę

nasze nie tylko znakomitym materiałem do krycia i izolacji służącym, ale i stosunkowo bardzo dobrym wyrobem kafli piecowych, szczegółów dekoracyjnych, ba nawet niepoślednim wyrobem majoliki krajowej. Z miejscowych producentów dachówek wszelkiego rodzaju okazali wyroby swoje: fabryka *Jana Lewińskiego* i *Sp.* i *Mikołaja Krasuckiego*, z krajowych pozamiejscowych fabryka *hr. Szembekowej* w Węgierce, *J.E. Eustachego ks. Sanguszki*, parowa fabryka *Karpiówki* w Tarnowie, fabryka *hr. Potockiego* z Krzeszowic, *Ignacego Guminińskiego* z Zalesianek koło Rzeszowa oraz znana parowa fabryka dachówek w Niepołomicach, własność spółki *Homolacs-Zełęński* i *Wimmer*.

Produkt tej ostatniej fabryki jest niezaprzeczenie najlepszym z krajowych, choć różni się kilka jej gatunków dachówki konstrukcją zakładów czyli „falzów“ od podobnej dachówki z *Wienerberg* pod Wiedniem, której konstrukcję tak chętnie naśladują inne krajowe fabryki. Nie mniej doskonałymi są dachówki z fabryki *Jana Lewińskiego* i *Sp.*, przeważnie o konstrukcji wspomnianej wiedeńskiej dachówki, od której różnią się wielkością i ciężarem, wpływającym na korzyść fabrykatu krajowego.

Z Węgier nadesłał dachówkę z fabryki swej *hr. Mikołaj Esterhazy* z *Totis*.

Z podobną chlubą w obec wyrobów zagranicznych wychodzą ze współzawodnictwa również krajowe wyroby ceramiczne.

Piece kaflowe z fabryki *Zachariewicza* i *Wernera* w Glinisku, z których mamy okazy na wystawie tak białych jak i ciemno polewanych, podobnie jak piece fabryki lwowskiej *Jana Lewińskiego* i *Sp.* oraz fabryki firmy *Kubin-Brich* i *Korzeniowski* dowodzą postępu i doskonałości produkcji krajowej.

To samo można powiedzieć o wyrobach pierwszej bukońskiej fabryki cegieł, kafli i wyrobów terracotowych *dra Dawida Rosenzweiga* w Czerniowcach.

Powyższe uwagi nie wykluczają tej okoliczności, aby najlepsze z wymienionych fabrykatów nie musiały ustąpić takim, jakie nadesłała znana z doskonałości pól glinowych i wyrobów majolikowych, znaimska fabryka *L. C. Hardtmutha*.

Majoliki krajowe i w ogóle wyroby ceramiczne polewane kolorowemi glazurami, produkują jedynie *Szkoła garncarska w Kołomyji*, krajowy warsztat garncarski w *Porebie*, fabryka *Zachariewicza* i *Wernera* w Glinisku oraz fabryka *Jana Lewińskiego* we Lwowie.

Mimo tylu usiłowań na polu ceramicznej fabrykacji, nie może dotychczas kraj nasz pochwalić się produkcją wyrobów kamionkowych (t. z. steingutowych), jak rur, płyt chodnikowych, płytek posadzkowych okładzinowych i t. p. To też wyrobów powyższych, których fabryki kwitną w Austrii i szczególnie w Czechach, mamy jedynie krajowe reprezentacje, które też postarały się o udział tych fabryk w naszej wystawie. Jest zatem nasza wystawa w posiadaniu przepięknych okazów płyt posadzkowych o najwzorzystszych deseniach i pięknych kombinacjach kolorów, wyrobów steingutowych, jak: rur spustowych i niedźwiedzi wentylacyjnych, szczegółów dekoracyjnych t. z. terrakoty i w. i., a to wyrobu fabryk czeskich *Barte et Tichy* i fabryki firmy *L. P. Dietz* w Pradze.

Fabryka wyrobów ceramicznych *ks. Lichtensteina* z *Unter-Themenau* w Niższej Austrii, odznacza się bardzo dobrymi wyrobami steingutowymi, jak rurami kanalizacyjnymi o nadzwyczajnych wymiarach przekroju, produkując nie mniej gustowne płyty posadzkowe mozaikowe, kolorowane - deseniowe i glazurowane, którym to wyrobom, dorównywa fabryka wiedeńska firmy *Karol Schlimp*.

Na tem miejscu nie możemy pominąć innych rodzajów pokryć dachowych ogniotrwałych i pokładów chodnikowych izolujących od wilgoci, które tak z wyrobu krajowego jak i zamiejscowych fabryk są na naszej wystawie reprezentowane. Do powyższych zaliczyć należy w pierwszym rzędzie miejscową fabrykę asfaltów i tektur ogniotrwałych inżyniera *Szeligi Łyszkiewicza* we Lwowie.

Inżynier *Zagórski* okazał na pawilonie swoim sposoby pokrycia dachu papą, masą cementową czyli t. z. cementem drzewnym, oraz posadzkę asfaltową — wyrobów fabryki *Emila Kunitzkyego* z Oświęcimia.

Modele podobnych pokryć nadesłał fabrykant *Ernest Seide* z miejscowości *Schloppne* we wschodnich Prusach.

Najrozmaitsze okazy łupku dachowego i sposoby użycia tego materiału przedstawił wiedeński pokrywacz dachów *Karol Nierusee*.

Nie możemy w tem miejscu pominąć okazy *ogniotrwałych mat słomianych* impregnowanych gliną a fabrykowanych na warsztatach tkackich i prasowanych następnie pomiędzy walcami. Maty powyższe, pomysłu i fabrykatu inżyniera *Wilhelma Noaha* z Sokala, mają być poddane na wystawie próbie ogniowej, z której niezawodnie wyjdą zwycięzko, a wówczas mogą one doznać licznego zastosowania szczególnie po wsiach do krycia budynków włościańskich, gdzie też jako produkt domowy, w tani nadzwyczaj sposób, mogą być przez samych włościan wyrabiane.

Skoro jesteśmy już w dziale okazów pokryć ogniotrwałych, wspomnieć nam wypada o przedsiębiorstwie asfaltowem firmy *Juliusza Klenka* z Wiednia, która nadesłała model posadzki kładzionych na asfalcie według pomysłu właściciela firmy, jak również okazy wyrobów azbestowych płyt izolacyjnych z fabryki *Juliusza Kathego* z Kolonii, jako pierwszej niemieckiej fabryki tego rodzaju produktów.

KANALIZACYA.

Klarowanie wód ściekowych. Miasto Potsdam pod Berlinem, ze swoją dążnością ku zaprowadzaniu wszelkich możliwych ulepszeń na polu asenizacji, przedstawia ciekawy i pouczający przykład w swoim rodzaju. Zarząd miasta pojmując trudności pozbycia się ścieków drogą naturalną, urządza to co na razie zrobić można i zaprowadza jeden z najlepszych systemów klarowania ścieków znany w Niemczech pod nazwą *Röckner-Rothe*.

System ten, o ile nam wiadomo, praktykowano po raz pierwszy w r. 1885 w Essen an der Ruhr, wykazał tyle zalet, że znalazł zastosowanie i w innych miastach, a także w Potsdamie. Gdy mówię, że po raz pierwszy zastosowano go do klarowania ścieków kanałowych, to odnosi się to do ścieków miejskich, albowiem doświadczenia liczne bardzo były i poprzednio prowadzone w cukrowniach, farbierniach i browarach. Metoda ta obejmuje działanie zarówno mechaniczne jak chemiczne; pierwsze wywołuje osadzanie mętów, chemikalia zaś przyspieszają strącenia cząstek rozpuszczonych. W porównaniu do osadników system *Röckner-Rothe* posiada tę zaletę, że ułatwia i przyspiesza tworzenie się osadu i że domieszki chemiczne możliwie skutecznie działają.

Od r. 1888 jedno przedmieście Potsdamu posiada już urządzenia podług systemu *Röckner-Rothe*, które działają najzupełniej prawidłowo. Ze względu więc na ten wynik zadawalniający, zarząd miejski zdecydował się wszystkie ścieki poddać tejże samej metodzie klarowania, i w tym duchu złożył do władz wyższych odnośny wniosek do decyzji. Od tej chwili sytuacja się pogarsza i zaraz przekonamy się czy słuszne jest i racjonalne wymaganie zbyt wygórowane, nie dające się praktycznie osiągnąć, albowiem dążyć do niego tylko można jako do ideału naukowego, a ideały naukowe jako też ideały w sztuce są punktami wytycznymi, niedoścignionymi dla nikogo. Sprawa klarowania ścieków, podlegająca kompetencji tylko (!) pięciu ministrów, oparła się o instytut higieniczny w Berlinie.

Obszerny elaborat naszpikowany tablicami, cyframi i t. p. rezultatami badań, był rezultatem poszukiwań nad wpływem wpuszczenia klarowanych wód ściekowych do rzeki Havel.

Początek tego sprawozdania wypowiada myśl zasadniczą, że „celem klarowania ścieków kanałowych jest zniszczenie zawartych zarodków infekcyjnych“, a równocześnie dokonanie takiej zmiany wody, żeby przejście w stan gnilny stało się niemożliwe.

W tem zdaniu mieści się właśnie ów ideał naukowy, niedościgniony dla obecnego stanu techniki, wykluczający wręcz urzeczywistnienie tego co na razie jest możliwe.

Badano najprzód przez doświadczenia wpływ projektowanych (a w części już wykonanych) urządzeń, następnie wpływ działania chemicznego, a nakoniec badano skład bakteriologi-

czny wody klarowanej ze ścieków pochodzącej. Sprawozdanie z uznaniem wyraża się o skutkach mechanicznego działania, stwierdzając, że klarowanie udało się w zupełności, że ścieki oswobodzone całkowicie od mętów odpływały jako płyn klarowny. Zgadza się wynik ten z poszukiwaniami w Frankfurcie n. Menem, o których już dawniej wzmiankowaliśmy.

Co do chemicznego oddziaływania, to przekonano się, że ścieki już oczyszczone, zawierały jednak znaczne ilości domieszek organicznych i nieorganicznych w roztworze. Przy samem więc ujściu do rzeki Havel czyniono dalsze poszukiwania i przekonano się, że na 1 m od ujścia do rzeki ślad chemicznego zanieczyszczenia wody rzecznej dawał się jeszcze zauważyć, w odległości jednakże 10 m od ujścia żadnego już śladu zanieczyszczenia wykazać nie było można.

Bakteryologiczne badania wykazały, że woda ściekowa przed klarowaniem zawierała od 160 do 257 milionów bakterij w centymetrze sześciennym, gdy tymczasem w wodzie już oczyszczonej ilość drobnoustrojów wynosiła 3000 — 4450, zaś woda rzeczna Havel zawierała 1500 — 1800.

Powyższe rezultaty wydają się tak dodatnimi, że instytut higieniczny w Berlinie, jako sędzia najkompetentniejszy, mógł tylko korzystną wyrazić ekspertyzę tak co do zakładu *Röckner-Rothe* już egzystującego, jak również co do projektowanego rozszerzenia. Jednakże obawa co do przyszłości, niepewność co do możliwego pogorszenia się wody w rzece Havel, gdy całe miasto ścieki swoje spławiać zacznie, dały impuls do nowych badań i poszukiwań.

Niepodobieństwem było przeprowadzić dalsze badania na gruncie i z musu przeniesiono więc poszukiwania do sal laboratoryjnych. Odtąd też zaczyna się niezupełnie dokładny obraz rzeczywistości, albowiem woda w naczyniach szklanych przedstawia raczej wodę stojącą, a nigdy ruch wody rzecznej do której wpuszczać mamy klarowaną wodę ściekową; że tu i tam odmiennie przedstawia się oddziaływanie promieni słonecznych, wpływ tlenu i t. p. ważne czynniki, nie potrzebujemy wcale dodawać.

A jednak poszukiwania laboratoryjne dały dość pomyślny rezultat. Wynik z wodą klarowaną otrzymaną z ścieków miejskich lecz nie zmieszana z wodą rzeczną był następujący:

Szybkie przejście w stan gnilny, a po 7-u dniach zawarcie milionów drobnoustrojów.

Klarowne ścieki zmieszane z wodą rzeczną okazują zmniejszenie się ilości drobnoustrojów, zaś sama woda rzeczna poddana obserwacji pokazuje w ciągu 7-u dni zwiększenie się ilości drobnoustrojów w trójnasób.

Sprawozdanie instytutu o wynikach tych tak się wyraża: widać zatem, że tylko ścieki klarowane nie zmieszane z wodą rzeczną przedstawiły cechy charakterystyczne gnicia, gdy tymczasem teze ścieki zmieszane z wodą rzeki Havel nie przedstawiały ani mętów ani też przejścia w stan gnicia, a zawarte drobnoustroje, począwszy od 3-go lub 5-go dnia, liczbowo się zmniejszały.

W poszukiwaniach instytutu, co do ilości potrzebnych chemikaliów — ażeby zniszczyć sztucznie wyhodowaną kulturę tyfusu lub cholery, taką czytamy relację: pozbycie się drobnoustrojów tyfusu lub cholery, nawet przez dodanie 5 razy zwiększonej ilości wapna w ciągu ½ godziny, okazało się niemożliwym do osiągnięcia.

W obec takiego orzeczenia instytutu, decyzja odnośnych ministerjów nie mogła wypaść pomyślnie. Dalszego rozwoju metody klarowania podług systemu *Röckner-Rothe* nie zatwierdzono, a natomiast żądano dalszych prób z domieszką odczynników chemicznych 5 razy większą w okresie dłuższym niż ½ godziny, a mianowicie kilka godzin co najmniej.

Domieszka wapna 5 razy większa jest tak kosztowną, że przechodzi środki miasta takiego jak Potsdam.

Metoda dotychczasowa *Röckner-Rothe* staje się również niemożliwą w obec żądania by strącenie trwało dłużej niż ½ godziny.

Baseny osadowe również nie prowadziłyby do celu, gdyż w nich strącanie i opadanie jeszcze szybciej następuje.

Należałoby chyba w basenach osadowych wymyśleć ruchadła, dla ustawicznego mieszania ścieków z chemikaliami, coby w zastosowaniu pociągnęło za sobą zbyt uciążliwe koszty.

Osad który i tak ilością swoją przeraża, stałby się nieprzydatnym nawozem i jako taki niezmiernie kosztowny balast

przedstawiający olbrzymie kłopoty a nawet niebezpieczeństwo w znaczeniu zdrowotnem.

Położenie Potsdamu, w obec takiego położenia rzeczy staje się tem trudniejsze, że warunki tamże panujące wymagają gwałtownie zmian i ulepszeń; fundusze na cel ten zebrano, plany gotowe, a zamiast przystąpić do robót asenizacyjnych, nie robi się nic zgoła, gdyż oczekuje się niewynalezionych metod zniszczenia drobnoustrojów w chwili wpuszczenia ścieków do rzeki.

Wywózka nieczystości o jaką upomina się policya jest wręcz niemożliwą, gdyż brak wozów do usunięcia tej olbrzymiej ilości — wpuszczać ścieki wprost do rzeki nie wolno — wylewania na pola to samo. Co począć? istotnie stan bez wyjścia!

Żądając to co możebne jest do spełnienia, byłoby w tym wypadku słusznem i racjonalnem; wymagając zaś metod doskonałych, a odrzucając metody przedstawione dla tego, że nie odpowiadają jeszcze najwyższym żądaniom higieny, znaczy odrzucić to co dobre i pożyteczne dla niedoścignionych ideałów.
E. Sokal.

Kanalizacja Darmstadtu. Podobnie jak w Warszawie, łączenie domów z kanałami ulicznymi nie jest dotychczas obowiązującym. Na 3800 domów zaledwo 350 odprowadza wszystkie swoje ścieki prawidłowo i korzysta z klozetów wodnych.

W 650 domach są urządzone doły kloaczne z przelewem. Reszta zaś domów posiada doły nie połączone z siecią kanalizacyjną, zięjące podług d-ra *Eigenbrodta*, tajnego radcy medycznego, ustawicznie gazami trującymi, w wysokim stopniu dla zdrowia szkodliwymi.

Ponieważ powietrze wewnątrz domów jest stosunkowo cieplejsze aniżeli powietrze zewnętrzne, powstaje prąd z wychodków ku mieszkaniom, a złemu zaradzić można li tylko przez najzupełniejsze skasowanie dołów kloacznych i połączenie wychodków zaopatrzonych w klozety wodne z siecią kanałów ulicznych.

Z kanalizacji spławnej w Darmstadzie korzysta w obecnej chwili nie więcej jak 15 000 mieszkańców; ścieki przelewają się na łąki irygacyjne obszaru 91 ha; tak że na hektar wypada 165 mieszkańców. Ze względu jednak na przewidziany przymus kanalizacyjny, miasto zamierza obszar irygacyjny teraz już zwiększyć.
E. S.

Rzym, wodociągi i kanalizacja. Ilość wody czystej na dobę i mieszkańca wynosi w Rzymie 1000 litrów, co w porównaniu z ilością projektowaną dla Warszawy (200 litrów) jest tak obfitą jak nigdzie może w miastach europejskich.

Doskonałą wodę dostarczają przewody miejskie: aqua Vergine, aqua Felice i aqua Paolo zupełnie bezpłatnie; z tych źródeł czerpią swoją wodę niezliczona ilość wodotrysków na placach publicznych, a tylko woda z przewodu aqua Marcia, należąca do prywatnego towarzystwa, dostarcza do dzielnic nowszych i wysoko położonych wodę za opłatą 2½ kop. za m³ (w Warszawie 10 kop.). Taniłość i obfitość wody w Rzymie tłómaczy nam, że każda rodzina, nawet w domach dla robotników posiada swój klozet ustawicznie splókiwany wodą. Wszelkie ścieki spływają do tybru, jednakże woda rzeczna, badana przez bakterjologów *Celli* i *Scala*, wykazała bardzo nieznaczne zmiany, dzięki silnemu rozcieńczeniu wód brudnych.

15 kanałów, 13 z lewego i 2 z prawego brzegu prowadzą wszelkie wody brudne, odchody klozetowe i wody atmosferyczne do rzeki. Największy z nich cloaca maxima, zbudowany w czasach starożytnego Rzymu i zremontowany w r. 1870 działa zupełnie prawidłowo. Miejsce wylotu cloaca maxima do Tybru w pobliżu świątyni Westy odznacza się bardzo widocznie przez mętne zabarwienie wody Tybru. Ilość bakteryj powyżej wylotu 350 w cm³ wzrasta do 16 000 w miejscu odległym na 40 m poniżej. Jednakże poniżej rzeki ilość bakteryj znacznie maleje i nie było wypadku skargi na zakażenie wód poniżej położonych miejscowości.

Jakkolwiek rezultaty o jakich mowa uważać należy za bardzo dodatnie, zachodzi dążność do usunięcia tych wylotów, tak blisko miasta położonych i odprowadzenia ścieków 10 wiorst wzdłuż Tybru; po lewej stronie w 2-ch, po prawej w jednym głównym kolektorze. Z dwóch ostatnich jeden służyć ma dla

dzielnic wysoko, drugi dla nisko położonych. Połączenie nastąpi w pobliżu świątyni Westy, w kanale 4 m szerokim i 4,5 m wysokim. Kanał ten prowadzi częściowo w tunelu na głębokości 60 m przez monte Aventino. Żadnych przyrządów do splókiwania niema, uznano je w danym wypadku za zbyt ciężkie, zaś dla nadmiaru wód burzowych pozostawiono dawne wyloty do przelewu.

O użytkowaniu wód ściekowych w Rzymie do irygacji pól nie ma mowy, z obawy wystąpienia malaryi; tak jak Warszawa korzysta z Wisły, Rzym powierza skarby w ściekach miejskich zawarte Tybrowi.
E. Sokal.

KRONIKA BIEŻĄCA.

Czytelnikom naszym skądinąd wiadomo już, że szanowny Prezydent miasta warszawy generał **Starynkiewicz**, opuszcza stanowisko swoje, na którym w ciągu 17 lat jako zapobiegliwy i skrzętny gospodarz tyle zdziałał dla uzdrowotnienia i upiększenia miasta, bezustannie bacząc na potrzeby i wygody mieszkańców.

Nie od rzeczy więc będzie w pożegnalnym głosie naszym, wspomnieć w treściwym przeglądzie o długim szeregu robót z dziedziny inżynierii i budownictwa, jakie bądź wykonano już, bądź wykonują się jeszcze, w skutek usilnych starań i zabiegów lub też z zapoczątkowania szanownego Prezydenta.

Rzecz prosta, iż dzieło takiej doniosłości jak kanalizacja i wodociągi, przytaczamy w pierwszym rzędzie i na czele, dłużej wszakże nie rozwodząc się nad zakresem i obszarem robót wzmiankowanych, pismo bowiem nasze, w przedmiocie tym z samego początku projektów, ciągle pomieszczało obszernie sprawozdania i dotąd informuje o postępie i rozwoju sieci kanałów i wodociągów. Każdemu nieuprzedzonemu, jasno przedstawia się ogromne znaczenie tych nowoczesnych urządzeń, bez których dzisiaj, już żadne większe miasto nie w stanie będzie rozwijać się normalnie i mieszkańcom swym zapewnić niezbędną dla zdrowia ich porządek, oraz czystość gruntu i powietrza.

Napomknąwszy o powietrzu, tym głównym czynnikiem życia, podkreślić wypada na tem miejscu, iż w tym kierunku uczyniono bardzo dużo, a to częścią za pomocą regulacji i rozszerzenia ulic istniejących, skuteczniej zaś za pomocą przebijania nowych ulic, ułatwiając tym sposobem nie tylko komunikację, lecz równocześnie umożliwiając przystęp światła i powietrza w zaułkach i dzielnicach zacieśnionych i gęsto zabudowanych.

Z długiego spisu nowych ulic powstałych w omawianym okresie czasu, wybierzemy pierwszorzędne, w centralnych dzielnicach miasta położone i wystarczy gdy przypomniemy sobie regulację ulicy Niecałej z równoczesnym otworzeniem ulicy Kocebułgo, rozszerzenie ulicy Trębackiej, przebiecie ulicy Nowo-Próżnej i Nowo-Zielnej, w ostatnich zaś czasach Nowo-Miodowej, Mirowskiej i Kapucyńskiej. Do robót mających na celu przystęp i odświeżanie powietrza, zaliczyć należy założenie kilku nowych skwerów i troskliwa opieka nad istniejącymi ogrodami i plantacyami miejskimi.

Całemu ogółowi mieszkańców wiadomo dobrze, jak nieocenioną wygodę przyniosły tramwaje zbudowane w roku 1881 i jak dzielnie przyczyniły się lub też wprost wywołały ruch budowlany w odleglejszych stronach miasta a nawet na kresach jego.

Na brzegi Wisły i uregulowanie jej w obrębie miasta, niejednokrotnie zwrócona była baczną uwagę i jakkolwiek nie zdołano wiele zamiarów wykonać, lecz bądź jak bądź i w tej kategorii robót na zaznaczenie zasługuje obwałowanie części

lewego brzegu rzeki, zabezpieczające niektóre nadwiślańskie dzielnice od peryodycznych powodzi. Był to poniekąd skromny zadatek wielkiego dzieła, dotąd ujawniającego się w mglistej postaci różnorodnych projektów, — mamy na myśli prawidłowe obulwarowanie Wisły z urządzeniem portów i przystani. Jeżeli projekt ten jak również wiele innych nie przeszły dotychczas z fazy przygotowawczej do wykonania, to niewątpliwie szanowny Prezydent nie był jeszcze w stanie zwalczyć nagromadzone przeszkody i trudności, pewnem wszelako jest, gdyby dłużej pozostać mógł na posterunku swoim, przyczyniłby się całą mocą znanej wytrwałości swej do najrychlejszego urzeczywistnienia. W powyżej przytoczonym przeglądzie robót pragnęliśmy wydatnie najważniejsze i jeżeli tak wyrazić się można „bijące w oczy“, nie małe wszakże znaczenie przypisać należy całemu szeregowi robót pomniejszych, podczas urzędowania generała *Starynkiewicza* stopniowo wykonywanych i ukończonych lub dopełnić się mających w najbliższym czasie, a wszystkie w widokach zadość uczynienia potrzebom mieszkanców i ku ich wygodzie. Wspomnijmy tu tylko zabrukowanie licznych ulic, poprzednio nie posiadających bruków, dalej znakomite postępy i ulepszenia w brukach i chodnikach, wzmocnienie oświetlenia gazowego i mnóstwo innych w podobnym rodzaju udoskonaleń lub nowych urządzeń.

Nasze pismo, jako jedyny przedstawiciel techników rozlicznych specjalności, czuje się w obowiązku, z całym uznaniem zaznaczyć, jak wielce ustępujący Prezydent generał *Starynkiewicz* zasłużył się i przyczynił do uzdrowotnienia, rozwoju i upiększenia miasta Warszawy.

O zużyciu węgla na ziemi. Z odczytu p. *Ball*, mianego na zebraniu towarzystwa inżynierów hrabstwa Worcester o powyższym przedmiocie, wyjmujemy kilka ciekawych szczegółów. Sprawność całkowita wszystkich machin parowych na ziemi wynosi obecnie, okrągło 49 milionów koni parowych. Stąd około $5\frac{1}{2}$ — 7 milj. przypada na lokomotywy, których liczbę można przyjąć za 105 000. Sprawność innych machin parowych w Stanach Zjednoczonych wynosi 7,5 milj. koni parowych, w Anglii 7, w Niemczech 4,5, we Francji 3, w Austro-Węgrzech 1,5 i w pozostałych krajach 19,5 milj. koni par.

O nadzwyczajnym wzroście spożytkowania pary w latach ostatnich przekonać się łatwo można przez porównanie z wykazami dawniejszemi; wtedy okaże się, że z 49 milj. koni par. powołanych do pracy przez wymogi nowoczesnej kultury, prawie 80% zaczęło działać dopiero w ostatnich 25-u latach. Nie można powątpiewać, że tak potężny przyrost siły roboczej pary, nie bacząc na zastosowanie siły wody i innych sił przyrodzonych, wkrótce jeszcze bardziej wzrośnie. Spróbujmy teraz obliczyć ilość węgla, jakiej potrzeba użyć na wytworzenie pracy 49 milj. koni par. Licząc 300 dni roboczych w roku i robiąc przypuszczenie dość szerokie, że w praktyce koń-godzina zużywa 1,81 kg węgla, liczba powyższa da nam 294 milj. tonn.

Dla lepszego unaocznienia przedmiotu, pozwolimy sobie zrobić następujące obliczenie. Jeśli przypuścimy, że w kopalniach węgla, po włączeniu strat pochodzących przy wydobywaniu i oczyszczaniu węgla, ciężar 1 tonny węgla odpowiada pojemności $0,85 m^3$ pokładu, wówczas 930 000 tonn węgla odpowiadać będzie pokładowi węgla mającemu milę angielską kwadr. na rozległość ($2,6 km^2$) i 0,3 m na głębokość.

Tym sposobem ażeby otrzymać ilość węgla potrzebną do wytworzenia pracy rocznej wszystkich istniejących na świecie machin parowych, wypada zużyć pokład węgla mający 316 mil ang. kwadr. powierzchni i 0,3 m na głębokość. Jest to mniej więcej czwarta część sześcianu, którego bok długi jest na 1 km. Trzeba jednak wiedzieć, że sześcian o boku tak długim jest tak wielki, że gmachy wszystkich stolic Europy wraz z mieszkańcami mogłyby się w nim pomieścić.

Jakież jest użycie węgla do innych celów oprócz wytwarzania pary, jako to: w metalurgii, do wytwarzania gazu oświetlającego, obrabiania metali, procesów chemicznych, opalania i celów domowych etc.? Niezawodnie zużycie węgla w tym

kierunku jest znacznie większe niż do otrzymywania pary; dokładnie nie da się ono łatwo obliczyć. Otóż w przybliżeniu przyjmując zużycie to pod uwagę, możemy oceniać całkowitą ilość węgla potrzebną obecnie w ciągu roku na świecie, jako pokład mający 700 mil kwadr. na rozległość i 0,3 m na głębokość. Nasz sześcian o boku równym 1 kilometrowi musiałby być napełniony bardziej niż do połowy, ażeby pokryć zużycie roczne węgla na świecie.

Tymczasem zapasy węgla na ziemi są w porównaniu z liczbą powyższą ogromne. Stosownie do statystyki r. 1879, jedna tylko Anglia posiadała około 31 000 km^2 , Stany Zjednoczone 491 000 km^2 , a reszta krajów 121 000 km^2 pokładów węgla na rozległość; razem więc na całym świecie pokłady węgla miały wtedy rozległość 643 000 km^2 . Przyjmując nadto głębokość tych pokładów na 0,5 m, mamy objętość wszystkich pokładów 321,5 m^3 . Jesteśmy więc w posiadaniu 321,5 potężnych zbiorników węgla, których w przypuszczeniu dwa razy nawet większego zużycia węgla niż obecnie wystarczyłoby na 300 lat najmniej.

S. St.

Statystyka żelaza. Całkowita produkcja surowego żelaza wynosiła w roku 1890 na ziemi 27 146 milionów kilogramów, czyli od roku 1860 prawie 4 razy wzrosła. Przytem pierwsze miejsce zajęła Wielka Brytania, a za nią Stany Zjednoczone Ameryki Północnej i Niemcy. Porządkując państwa stosownie do ilości wyprodukowanej, na pierwszym miejscu postawimy Stany Zjednoczone, które w r. 1890 wytworzyły surowca 9348 milj. kg, następnie Anglię 8001 milj. kg, Niemcy i Luksemburg 4637, Francję 1970, Austro-Węgry 925, Belgię 782, Rosję 667, Szwecję 421, Hiszpanię 232, Kanadę 26, Włochy 13, Nową Południową Walię 4, Szwajcaryę, Portugalję, Norwegię i Turcję razem 25, Japonię i inne kraje 95.

Całkowita produkcja żelaza kutego wynosiła w r. 1890 około 8852 milj. kg, stali w tymże czasie 12 141 milj. kg.

Bardzo pouczającym jest następujące zestawienie konsumpcji żelaza surowego, obliczonej w ogóle i na głowę ludności:

	W przeciągu 1880—1884		W r. 1889	
	w ogóle milj. kg	na głowę kg	w ogóle kg	na głowę kg
Wielka Brytania	4275	121	7815	204,5
Stany Zjednoczone	4674	88	7840	129,5
Niemcy	3182	70	4373	91,8
Francya	2164	58	1662	43,4
Belgia	532	94	1073	178,8
Austro-Węgry	746	20	941	23,2

(Handwörterbuch der Staatswissenschaften).

Nadzwyczajna szybkość wybudowania stacji elektrycznej. Według *Electrical World*, pierwszą troską świeżo powstałego miasta Creede (Colorado) było otrzymać oświetlenie elektryczne. Dnia 1 lutego zebrała się starszyzna miejska i założyła po upływie 10 minut towarzystwo elektrycznego oświetlenia i przenoszenia siły, które niezwłocznie drogą telegraficzną zażądało utensyliów niezbędnych z Denver. Jeszcze tego samego dnia, na krótko przed północą, wyruszył z Denver umyślny pociąg naładowany materiałami potrzebnymi do budowy stacji elektrycznej do Creede, odległego 500 km, dokąd też d. 2 lutego wieczorem przybył. Nazajutrz rozpoczęła się budowa, a już 6 lutego paliły się zamówione lampy. Stację stanowią 2 kotły, stokonna machina parowa, dwie dynamomachiny wraz z akcesoryami i dwa żelazne kominy wysokie na 17 m. Rozumie się, że taki zakład nie wiele wart jest, ale cóż to szkodzi? Po upływie 3 do 4 lat całe urządzenie tak czy owak wymaga naprawy, a przez ten czas koszty mogą się wrócić.

Sprostowanie. W zeszyte VII za miesiąc sierpień r. b. wkładły się następujące pomyłki:

	zamiast	powinno być
Str. 158 szp. I, wiersz 7 od dołu	potasu	sodu
„ II „ 1 tabliczki	$16\frac{1}{80}$	$16\frac{1}{3}$
„ „ 2 „	$17\frac{1}{30}$	$17\frac{17}{30}$
„ „ 11 od dołu	27	125
Str. 159 szp. II, wiersz 9 od góry	HCl	H—HNO ₃
„ „ 6 od ustępu	konstrukcji	koncentracji
Str 160 szp. I, wiersz 5 po tabliczce	magnezu	magnezyowy
„ II „ 2 od góry	świeży	świeżej

CUKROWNIC'TWO.

Czy zamiana zwyczajnych maszyn parowych na ekonomicznie korzystną jest dla cukrowni? (Odczyt inż. Fr. Sachsa na nadzwyczajnym zebraniu stowarzyszenia techników cukrowników w Berlinie).

Wiadomo powszechnie, że maszyny ekspansyjne zużywają mniej pary, aniżeli maszyny zwyczajne. To też w rozmaitych przedsiębiorstwach zastąpiono już maszyny dawnych systemów ekonomicznymi, zmniejszając tym sposobem zużycie węgla i wody do skraplania powrotów. Inaczej wszakże rzecz się przedstawia w cukrowniach; tu bowiem nie kondensuje się pary zużytej w motorze, ale używa się ją do odparowywania, zazwyczaj w trojachach. W przeważnej nawet ilości fabryk, para ta powrotowa nie wystarcza do zgęszczenia soków i trzeba jeszcze dobierać pary świeżej. Gdyby zaś było jej za wiele, to jeszcze znajdują się inne stacye, jak saturacya, dyfuzya, podgrzewacze i t. p., gdzie z korzyścią ciepłik powrotu użytkować można. Czyż więc w obec tej okoliczności oplaca się usuwanie maszyn starych systemów i wprowadzanie ekspansyjnych, przy równoczesnym posiłkowaniu się parą żywą do stężania?

Twierdząco odpowiadają na to pytanie takie powagi jak Hugo Jellinek i dr. Stammer w swem dziele „Para w cukrowniach“.

Argumenty wszakże Jellinka nie są zupełnie przekonujące, rozświetlenie tego tak ważnego pytania byłoby też wielce pożytecznym i pożądanym. To też celem niniejszej rozprawy jest jedynie rozbudzenie dyskusyi w tej sprawie, aby raz ją dokładnie rozstrzygnąć.

Rozpocniemy od zapatrywań Jellinka wyrażonych w jego broszurze „Przyrządy i stacye wyparne“¹⁾, a powtórzonych dosłownie w wspomnianem dziele Stammera.

Oto co pisze Jellinek w rozdziale: „Różne urządzenia w stacyach wyparnych celem oszczędzenia pary“.

„Falszywe zapatrywania, panujące w wielu cukrowniach, jakoby maszyny pracujące ekonomicznie nie były odpowiednie w cukrowni ze względu na zużywanie powrotów do wyparki, były przyczyną marnotrawienia paliwa. Niestusznosc tego „zapatrywania wykaże następujący przykład:

„Dotychczas używane w naszych cukrowniach maszyny parowe o wysokiem ciśnieniu, przy chyżości korby 1 m i małej „początkowej prężności, zużywają około 45 kg na godzinę i konia par. Straty wywołane przez kondensacyę wynoszą w tych „warunkach 0,3 użytej pary. Natomiast ekonomicznie pracująca „maszyna ekspansyjna, ale bez kondensacyi, pracująca z chyżością 2 m i wysoką prężnością początkową, wykaże 0,25 „straty pary, zużywając na godzinę i konia najwyżej 15 kg.

„Cukrownia, przerabiająca na dobę 2400 kg, czyli na godzinę 10 000 kg buraków, potrzebuje siły motorycznej około 150 koni parowych. Jeżeli te cyfry zastosujemy do powyższego „przykładu, to otrzymamy w pierwszym wypadku dla maszyn „nieekonomicznych $150 \times 45 = 6750$ kg jako zużycie pary w 1-iej „godzinie, a $24 \times 6750 \times 0,3 = 48600$ kg straty pary na dobę, „gdy dla maszyn ekspansyjnych wyniesie 13 500 kg. Przyjmując odparowanie węgla na 6 kg, otrzymamy w pierwszym razie „8100 kg węgla na 24 godzin, czyli 3,4% przerobionych buraków, a w drugim $\frac{13500}{6} = 2250$ kg węgla, czyli 0,9% na 100 „buraków strat pary w maszynach.

„Widzimy z powyższego przykładu, jakie korzyści zapewnia zastosowanie maszyn ekspansyjnych i używanie pary „żywej do wyparowywania. Wglądając bliżej w obrachunek, „przekonamy się, że głównym czynnikiem stanowiącym o tak „poważnej różnicy, jest zużycie pary na godzinę i konia parowego. Strata pary spowodowana konstrukcją maszyny „znacznie wpływa na obliczenie i dopiero przez wymnożenie „tych cyfr przez zużycie pary tak odległe wykazują granice. „Czyli innymi słowy: im większe zużycie pary w motorze na „jednostkę siły i czasu, tem większe są straty dla stacyi

„wyparnej. Każdy czynnik zwiększający zużycie pary, zwiększa straty pary.

„Im wyższe jest przeciwcisnienie pary, czyli im większa „prężność pary powrotnej, tem więcej pary zużywa maszyna, „tem też więcej traci się pary w stacyi wyparnej. Błędem jest „zatem podnoszenie ciśnienia powrotu, gdy się ma małą powierzchnię wyparną w tężniach“.

Przytoczone tu dowodzenie Jellinka jest jednak tylko twierdzeniem bez podania podstawy; zainterpelowany w tej sprawie p. Jellinek powołał się na poprzedni swój artykuł (ogłoszony w Zeitschrift für Zuckind. in Böhmen, grudzień 1883), w którym przytacza tylko niezbyt zrozumiałą formułę prof. Schmidta i powołuje się na pracę inż. Polaczka w Warszawie („Ueber Dampfökonomie in Zuckerfabriken“, ogłoszoną w Organ des Central-Vereines der Oest. Ung. Mon. 1882, s. 869).

Oto, co pisał w tej sprawie p. Polaczek:

„Zużycie pary zwiększa się przez straty powodowane skraplaniem się pary na ścianach cylindra, co uwzględnić należy, chcąc otrzymać rezultaty zgodne z rzeczywistością. Straty te oblicza się podług empirycznej formuły prof. Schmidta:

$$y = \frac{0,60}{v \sqrt{p_1 \frac{s_1}{s}}}$$

gdzie $\frac{s_1}{s}$ oznacza stosunek napełnienia, v chyżość korby w metrach na sekundę a p_1 absolutne ciśnienie. Stąd też widzimy, że im wyższe jest ciśnienie i większa chyżość, tem mniejsza będzie kondensacya na ścianach cylindra“.

Z powyższej formuły oblicza Polaczek dla danych przykładów:

- 1) $y = 0,32$ dla maszyn zwykłych,
- 2) $y = 0,25$ dla maszyn ekspansyjnych,

czyli, że skrapla się 32, a w drugim przypadku 25% pary, t. j. w pierwszym przykładzie $4500 \times 0,32 = 1440$ kg a w drugim $1800 \times 0,25 = 450$ kg na godzinę,

Tak więc przy zwykłym urządzeniu w cukrowniach skrapla się około 1000 kg pary więcej niż potrzeba, w najlepszym razie zużytkowuje się tę stratę, zasilając skroploną wodą kotły; w wyparnicach wszakże spożytkować się już nie daje.

Należy tu jednak zauważyć, że formuła Schmidta przytoczona przez Polaczka, odnosi się do zużycia pary, Jellinek zaś powtarzając wywody Polaczka, pominął ten wyraz, co stało się przyczyną, że pomieszano te pojęcia straty pary i straty ciepłika.

Do wyjaśnienia formuły Schmidta powołać się tu muszę na dzieło znakomitego na tem polu G. A. Hirna (Traité mécanique de la chaleur), który wykazuje, że w czasie ekspandowania pary w cylindrze, wyrównują się straty powstałe przez skraplanie na ścianach wewnętrznych, a dochodzące do 40%, przez ponowną zamianę skroplonej wody w parę. Hirn przytacza też przykład praktyczny, tyczący się maszyny ekspansyjnej, gdzie w jednostce czasu zużyto ilość pary odpowiadającą 70,73 ciepłostkom, i gdzie w czasie ekspandowania spożytkowano na wzmożenie siły motorycznej $\frac{12,27}{70,73}$, czyli 18% ogółu rozporządzałnej ilości ciepła (70,73 kaloryj), gdy równocześnie $\frac{19}{70,73}$ czyli 27% ciepłika stracono, ilość ta bowiem przeszła w parę w chwili wyjścia z cylindra.

Słowa te wyjaśniają dostatecznie błędne określenia Jellinka i Polaczka. Bez kwestyi — na ścianach cylindra kondensować się może 25 — 30 nawet do 40% pary zużywanej przez maszynę, ale skroplona w ten sposób woda ponownie zamienia się w parę w chwili ujęcia z cylindra. Na udowodnienie twierdzenia Hirna przytoczymy tu jeszcze jeden przykład z badań tego uczonego.

Robił on następujące spostrzeżenia:

¹⁾ Verdampfapparate und Verdampfstationen. Praga 1886.

- 1) Czas trwania próby 729,75 minut
- 2) Ogólna ilość obrotów korby. 43726
- 3) Średnia ilość obrotów na minutę 59,9466
- 4) Średnie ciśnienie pary w kotłach (atmosfer) 4,4745
- 5) Ciśnienie pary w rurze przy cylindrze „ 4,2
- 6) Temperatura nasyconej pary odpowiadająca
powyższemu ciśnieniu. $t_0 = 145^{\circ}$
- 7) Rzeczywista temperatura pary przegrzanej. $\theta = 195,7^{\circ}$
- 8) Temperatura wody użytej do skraplania . . . $c = 16,15^{\circ}$
- 9) „ wody kondensowanej $f = 30,91^{\circ}$
- 10) Waga pary w cylindrze (kg) $m = 0,1987$
- 11) Waga wody użytej do skroplenia ilości od-
powiadającej napełnieniu cylindra (kg) . . . $\pi = 7,7323$
- 12) Praca korby podług 40 dyagramów (w ki-
logramometrach) = 5318,8.

Wstawiając powyższe cyfry w ogólny wzór:

$$m_0 [606,5 + 0,305 t_0 + 0,5(\theta - t_0) - f] = AF + \pi \cdot (f - c) + a,$$

otrzymamy

$$0,1987 [606,5 + 145 \times 0,305 + 0,5(195 - 145) - 30,91] =$$

$$= AF + 7,7313 (30,91 - 16,15) + a,$$

a po obliczeniu i skróceniu:

$$128,12 \text{ kaloryj} = a + AF + 114,13$$

czyli

$$a + AF = 13,99.$$

Podług dyagramu znaleziono:

$$AF = \frac{5318,8}{425} = 12,51,$$

a różne straty pary wynoszą około 1,5 ciepłostek, a więc z wzoru $AF = 12,49$ ciepłostek, co z cyfrą znaną dyagramem najzupełniej prawie się zgadza.

Widzimy zatem, że straty ciepła przez promieniowanie i t. p. były bardzo nieznaczne, wyniosły bowiem tylko 1,5 kaloryj na 128,12 kaloryj w ogóle, a na 12,51 kaloryj zamienionych w pracę mechaniczną, cała zaś pozostała ilość ciepła odnalazła się w wodzie skondensowanej.

Do powyższej próby *Hirn* używał wprawdzie maszyny z kondensacją, czyż jednak maszyny w cukrowniach właściwie biorąc nie są również kondensacyjnymi, z tą tylko różnicą, że wodę skraplającą zastępuje tu sok, który odparowywać mamy?

Prof. *Schmidt* wylicza też jedynie straty pary, jako siły motorycznej, ale nie straty ciepła, czego identyfikować nie można, zwłaszcza w zastosowaniu do cukrowni. *Schmidt* miał na myśli inne fabryki, gdzie kondensacja na ścianach cylindra istotnie powoduje straty.

W nowszych czasach wiedza wykazała, że ciepło jest siłą, a jako taka, nie może ginąć bez śladu, ale zamieniać się musi w inną tylko siłę. Nie można więc przypuścić, by 20—30% tej siły ginęło bezpowrotnie. Ciepłik zamieniać się może w pracę mechaniczną, jedynym zaś źródłem strat jest promieniowanie na zewnątrz ścian cylindra, ale straty z tego powodu są nieznaczne przy odpowiednio opatrzonych cylindrach, i są jednakże zarówno w zwykłych jak i ekonomicznych motorach.

Możnaby jeszcze może zarzucić, że dalszem jeszcze źródłem strat ciepła jest ekspansja.

Przyjmując absolutne ciśnienie żywej pary z kotłów = 5 atm. a ciśnienie powrotu 1,5 atm. (czyli 0,5 atm. rzeczywistej przewyżki po nad ciśnienie atmosferyczne), to 1 kg jednego i drugiego rodzaju pary zawierać będzie kaloryj:

	żywa para	powrotna
Ciepłika w płynie	153,7	112,4
Utajony ciepłik wewnętrzny	455,0	437,0
„ „ na zewnątrz	44,2	41,2
Ogólna ilość kaloryj	652,9	640,6.

Jeżeli więc 1 kg żywej pary przechodzi w 1 kg powrotowej, to absorbować przytem musi 487 — 455 = 32 kaloryj. Należy jednak wątpić, czy strata ta nie wyrównywa się ciepłem

wywiązującym się z cieczy (153,7 — 112,3 = 41,3 kaloryj); gdyby wszakże strata była tu istotną, to taką samą stratę ponosiłoby się, gdyby się do wyparnic dawało parę świeżą, czyli zysk byłby tu pozornym.

Dopóki zatem nie znajdziemy więcej przekonujących dowodów, nie widzimy racji wyrzucania naczyń starych systemów i zastępowania ich o wiele droższymi, nowymi, ekonomicznymi.

T. R.

O wpływie octanu ołowiu na roztwory alkoholowe cukrów.

Dane jakie posiadamy co do ilości dodawania octanu ołowiu przy analizach buraków i produktów cukrowych są bardzo rozmaite. Jedni uważają za konieczne dodawanie paru centymetrów sześciennych, drudzy żądają, by dodawano nie więcej jak kilka kropli tegoż. Ponieważ przy klarowaniu soków idzie o to aby strącić całą ilość niecukrów w nim zawartych, więc należałoby póty dodawać octanu ołowiu, póki się jeszcze tworzy osad. Oznaczając za pomocą powyższego sposobu ilości potrzebne do zupełnego strącenia niecukrów, okaże się, że ilości te są wprawdzie rozmaite, ale nie wiele się od siebie różnią. W obec niemożliwości dodawania octanu ołowiu w ilości nie większej jak tego konieczne potrzeba, a więc pewności że w analizowanych sokach prawie zawsze znajduje się pewien nadmiar octanu ołowiu, ważnem jest dowiedzenie się jaki wpływ wywiera na polaryzację ów nadmiar ołowiu. *Stammer*, *Tollens*, *Degener* i *Pellet* dawno już dowiedli, że znaczny nadmiar octanu ołowiu zmniejsza polaryzację roztworów alkoholowych cukrów. W ostatnich czasach *Weissberg* przeprowadził odpowiednie próby i do tegoż samego, co i powyżsi autorowie, przyszedł rezultatu. Badania jednakże *Weissberga*, który próbował tylko cukry chemicznie czyste, nie można uważać za decydujące. Dla tego też dr. *Claassen* w obszernym artykule¹⁾ ogłasza wyniki pracy swej o wpływie octanu ołowiu na roztwory alkoholowe cukrów, z uwzględnieniem substancyj znajdujących się obok cukru w sokach. Pracę swą rozdziela na 3 części.

w pierwszej opisuje wpływ octanu ołowiu na soki wolne od niecukrów, a dla otrzymania osadu obojętnego dodaje pewną ilość taniny;

w drugiej opisuje wpływ octanu ołowiu na soki zawierające prócz cukru tylko sole mineralne;

w trzeciej wreszcie, uwzględniła zawartość soli organicznych i mineralnych.

I. Wpływ octanu ołowiu na roztwory alkoholowe cukrów przy jednoczesnem tworzeniu się osadu obojętnego.

Do prób tych brany był cukier chemicznie czysty, wolny od cukru przemionego i tak rozcieńczony, aby roztwory odpowiadały płynom otrzymywanym przy ekstrakcji buraków. Dla ściślego zbadania wpływu octanu ołowiu o różnym składzie, *Claassen* używał 5 gatunków octanu ołowiu.

Na zasadzie znacznej ilości prób *Claassen* przychodzi do następujących wniosków:

1) Octan ołowiu jako też i cukier ołowiany zmniejszają polaryzację roztworów alkoholowych cukrów.

2) Zmniejszenie to jest tem większe, czem:

a) roztwór jest bogatszym w cukier;

b) „ „ „ „ alkohol;

c) więcej dodano octanu ołowiu (jednakże pierwszy dodany cm^3 oct. ołowiu więcej stosunkowo zmniejsza polaryzację, aniżeli następne porcje tegoż);

d) czem alkaliczniejszy jest octan ołowiu (świeżo przygotowany octan ołowiu silniej działa na zmniejszenie polaryzacji, aniżeli przestały, choćby o tym samym ciężarze właściwym).

3) Wpływ octanu ołowiu niezależny jest od tego, czy takowy dodaje się do wodnego roztworu, a potem dopełnia alkoholem, czy też dodaje się go do gotowego roztworu alkoholowego.

4) Czas podczas którego stoi gotowy roztwór z octanem ołowiu nie wywiera wpływu na polaryzację.

5) Zmniejszenie polaryzacji spowodowane octanem ołowiu bardzo mało jest zależnem od odczynu płynu polaryzowanego. Nawet po zakwaszeniu go kwasem octowym polaryzacja jest mniejszą, aniżeli otrzymana bez użycia octanu ołowiu.

¹⁾ Ueber die Einwirkung des Bleisigs auf die alkoholische Zuckerkösungen. Miesięcznik *Stammera*, maj 1890 r.

6) Kilka kropel octanu ołowiu nie zmniejsza polaryzacji roztworów alkoholowych cukru.

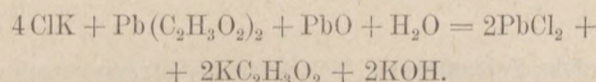
Zmniejszenie polaryzacji spowodowane octanem ołowiu może pochodzić od dwu przyczyn: 1) albo ołów strąca pewną ilość cukru, albo 2) cukier tworzy z octanem ołowiu połączenia rozpuszczalne, posiadające mniejszą siłę odchylenia, aniżeli cukier. Dla przekonania się która z powyższych przyczyn powoduje zmniejszenie polaryzacji, *Claassen* przeprowadził następującą próbę: 100 cm^3 płynu sklarowanego octanem ołowiu i gotowego do polaryzacji, po dodaniu paru kropel roztworu sody, ogrzewano w celu zupełnego wydobycia alkoholu. Pozostałość rozpuszczono w wodzie, wiano ostrożnie do tej samej kolbki, dodano parę kropel kwasu octowego i dopełniono do 100 cm^3 . Okazało się przytem, że roztwór alkoholowy i wodny dał jednakowy rezultat, czyli że octan rzeczywiście łączy się z cukrem, tworząc osad nierozpuszczalny. Skład przypuszczalny powyższego połączenia jest $C_{12}H_{16}Pb_3O_{11}$.

II. Wpływ octanu ołowiu na roztwory alkoholowe cukru w obecności soli mineralnych.

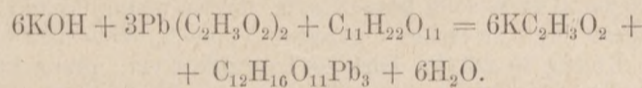
Do doświadczeń brano sole takie i w takich ilościach, których obecność i ilość w burakach dowiedzioną została, mianowicie: chlorek potasu, chlorek sodu, szczawian potasu i fosforan sodu.

Wszystkie próby wykazały jak znaczny wpływ wywiera octan ołowiu, a ponieważ sole użyte do prób same przez się nie zmniejszają polaryzacji, więc i w obec soli mineralnych octan ołowiu strąca cukier. Aby się namacalniej o tem dowiedzieć, *Claassen* badał osady strącone i znalazł w nich cukier.

Działanie soli można na przykładzie objaśnić:



Podług *Beilsteina* ługi sodowy i potasowy dodawane do roztworów cukru i octanu ołowiu dają połączenie z cukrem:



Powodem więc zmniejszenia polaryzacji jest przejściowe tworzenie się ługu potasowego (lub sodowego), dającego z cukrem w obecności octanu ołowiu połączenia nierozpuszczalne. Jeżeli roztwór zakwaszimy kwasem octowym tak, aby odczyn był obojętny lub kwaśny, wtedy zmniejszenie polaryzacji jest znacznie mniejsze, aniżeli bez dodania kwasu octowego, który łącząc się z ługiem, uniemożliwia jego działanie na cukier.

III. Wpływ octanu ołowiu na roztwory alkoholowe cukru w obecności soli mineralnych i organicznych.

Rezultaty powyżej otrzymane mają przy rozbiórce soków fabrycznych tylko teoretyczne znaczenie. Te ostatnie bowiem zawsze pewną ilość organicznych połączeń zawierają, których dotąd nie uwzględniano.

Ponieważ sztuczne otrzymanie roztworów zawierających substancje zawarte w sokach cukrowych trudne jest, więc *Claassen* przeprowadził próby z sokiem dyfuzyjnym i cukrzycą, upewniając się za pomocą podwójnej polaryzacji (przed i po inwersji), że badane soki wolne są od niecukrów polaryzujących. Sok dyfuzyjny próbowany był w ten sposób, że dodawano do niego 10% octanu ołowiu, filtrowano, a z przesączu brano po 25 cm^3 do dwu kolbek na 100 cm^3 , z których jedną dopełniono do kreski wodą, drugą alkoholem. Odczyn przesączu był stale alkaliczny, a więc zawierał nadmiar octanu ołowiu. W obydwóch razach otrzymano rezultat jednakowy i dopiero znaczny nadmiar octanu ołowiu zmniejszył polaryzację. Podobne rezultaty otrzymano z cukrzycą I-go rzutu.

Próby powyższe wykazują niezbicie, że ta ilość octanu ołowiu, jaka jest potrzebna do zupełnego strącenia niecukrów, a nawet pewien (do 1 cm^3) nadmiar takowego nie zmniejsza polaryzacji roztworów alkoholowych cukrów w obecności soli organicznych. Znaczny nadmiar octanu ołowiu zmniejsza wprawdzie polaryzację, ale mniej, aniżeli się tego spodziewać należało ze względu na obecność danej ilości soli mineralnych.

Wpływ niecukrów organicznych objaśnia *Claassen* w sposób następujący:

1) Substancje niestrącalne za pomocą octanu ołowiu przeszkadzają w mniejszym lub większym stopniu strącaniu cukru.

2) Reszta substancji organicznych tworzy z octanem ołowiu połączenie nierozpuszczalne, przyczem, jeżeli dodana ilość octanu ołowiu była niedostateczną, wtedy cała ilość octanu ołowiu (w formie tlenku i octanu) zostaje strącona i nie może działać na cukier; jeżeli zaś był pewien niewielki nadmiar, to przedewszystkiem PbO , dający z solami ługi alkaliczne, łączy się z substancjami organicznymi i uniemożliwia działanie na cukier. Gdyby pomimo tego znajdował się jeszcze pewien nadmiar octanu ołowiu i tenże wytworzył wolny ług, to takowy natychmiast wchodzi w połączenia rozpuszczalne z solami organicznymi i nie może działać na cukier.

Substancje organiczne działają więc w ten sposób, że łączą się z PbO lub alkaliami wytworzonymi przez PbO , uniemożliwiając działanie tych ostatnich na cukier.

Z powyższego wynika, że do polaryzacji alkoholowych należy używać octanu ołowiu, mniej alkalicznego. *Claassen* proponuje przygotowanie octanu ołowiu w sposób następujący: 300 g octanu ołowiu i 30 g gleyty ołowianej rozpuścić do 1 litra. Roztwór otrzymany ma ciężar właściwy 1,18—1,19.

Ponieważ produkty cukrowe analizowane sposobem alkoholowym zawsze zawierają niecukry organiczne, nie ma więc obawy, aby octan ołowiu nawet w niewielkim nadmiarze ($\frac{1}{2} cm^3$) w obecności alkoholu strącał cukier, a więc zmniejszał polaryzację. Jeżeli pomimo to polaryzacje alkoholowe dają niższe wyniki od wodnych, to należy przypuścić, że alkohol w obecności octanu ołowiu strąca niecukry polaryzujące i że wyniki otrzymane sposobem alkoholowym bliższe są prawdy, aniżeli otrzymane sposobem wodnym.

L. Szyfer.

Mechaniczna analiza ziemi. Streścił M. Niemirowski z dziełka prof. Nowackiego w Zurichu.

Ścisłe przestrzegana zasada mechanicznej analizy ziemi stanowi umiejętnie branie prób przeciętnych. Próba wzięta w jednym tylko miejscu i pojedyncze jej zbadanie, lub zmieszanie kilku próbek w jedną, w celu skrócenia roboty, nie mają znaczenia, albowiem jak jedno tak drugie nie daje nam dokładnego pojęcia o składni gruntu na całej przestrzeni danego pola.

Chcąc dojść do żądanego celu, należy brać próby w kilku miejscach, mniej więcej w jednakowej od siebie odległości położonych, zbadać każdą próbkę oddzielnie, a z cyfr tą drogą otrzymanych wyprowadzić racjonalną przeciętną.

Wyszedszy w pole z którego mają być wzięte próby, należy zorientować się przedewszystkiem, w ilu miejscach i w jakich odległościach powinniśmy to uskutecznić, stosując się w tym względzie do obszaru a także położenia danego pola; następnie zanurza się żelazną szufelkę lub wąską szpadel na głębokość warstwy rodzajnej ziemi, wyjmując się odpowiednią jej ilość, a odrzucając większe kamienie, korzenie, słomę i t. p. przedmioty, umieszcza w jeden z przygotowanych na ten cel woreczków.

Taką manipulację powtarza się w kilku odpowiednich punktach pola i każdą wykopaną próbkę wysypuje do oddzielnego woreczka. Po przybyciu do pracowni wysypuje się niezwłocznie ziemię z każdego worka na oddzielny arkusz papieru, lub jakie płaskie naczynia, — większe bryły rozkrusza się, a następnie suszy na słońcu (na wolnym powietrzu). Mocno gliniaste grunta wymagają kilku dni do pozbawienia ich wilgoci.

Gdy w skutek suszenia ziemia znajduje się w tym stanie że z łatwością rozciera się w palcach, przenosi się ją do porcelanowego moździerza, rozdrabnia z pomocą tłuczka, uważając by nie zmiążdżyć drobnych kamyków lub większych ziarn piasku i tym sposobem nie zmienić właściwego składu ziemi jaki pierwotnie posiadała.

Całą zawartość moździerza przesiewa się przez sitko druciane z otworkami 3 mm średnicy, w celu oddzielenia mogących się jeszcze znajdować większych kamyków, korzeni i t. p., przesianą ziemię umieszcza w suszarce z termometrem, utrzymując stale temp. 100° C. aż do zupełnego wysuszenia.

Po ukończeniu suszenia, odważa się dokładnie 50 g, spłókuje z pomocą tryskawki do parownicy porcelanowej, oblewa dostateczną do zwilżenia ilością wody i podczas ciągłego mieszania szklannym lub z twardego drzewa przecikiem, gotuje

$\frac{1}{2}$ — $2\frac{1}{2}$ godzin, t. j. dopóki nie otrzyma się jednorodnej, bez grupek masy. Jeżeliby podczas gotowania nastąpiły straty przez wyprysnięcie lub nieuwagę, to należy odważyć koniecznie nową porcję i postąpić jak wyżej.

Przygotowana w powyższy sposób próbka ziemi posłuży do badania drogą mechaniczną w aparacie *Kühna*.

Aparat *Kühna* jest to cylinder szklany 29 cm wysoki i $8\frac{1}{2}$ cm w średnicy. W dolnej części posiada otwór zamykany korkiem gumowym (tubus), w górnej znak, do którego napelnia się wodą. W ten to cylinder spłókuje się rozmiękczoną gotowaniem ziemię, napelnia wodą do znaku, miesza silnie i równomiernie szklanym lub drewnianym przecikiem przez 1 minutę, pozostawia w spokoju 5 minut i wypuszcza dolnym otworem płyn mętny. Napelniwszy na nowo cylinder wodą do znaku, miesza się 1 minutę, zostawia 5 minut w spokoju i wypuszcza mętną wodę dolnym otworem. Manipulację tę powtarza się 10 do 20 razy, t. j. tak długo, aż po wyjęciu korka zacznie wypływać czysta woda.

Podczas takiego „szlamowania“, wszelkie drobne czasteczki gliny, humusu i wapna zawieszane w wodzie, wraz z tą ostatnią zostają usunięte; piasek zaś pozostaje na dnie cylindra. Gdy „szlamowanie“ zostało ukończonem, pozostałość zawartą w cylindrze przenosi się na filtr, skrzętnie spłókując przylegający do ścian cylindra piasek, a gdy woda odcieknie, filtr z piaskiem wilgotnym suszy przy 110° C.

Wysuszony dobrze i oddzielony od filtra piasek przesiewa się przez sito blaszane, złożone z 4-ch sitek pojedynczych, zestawionych w jedną kolumnę, zamkniętą u spodu puszką blaszaną. Pierwsze t. j. najwyżej wstawione sitko posiada okrągłe otworki 2 mm średnicy, drugie niżej umieszczone 1 mm, trzecie $\frac{1}{2}$ mm a czwarte $\frac{1}{4}$ mm. Sitka nie powinny być zbyt duże, by mała stosunkowo ilość piasku nie rozproszyła się po niem i nie była powodem straty. Najlepiej, gdy takowe posiadają średnicę 3 a wysokość $2\frac{1}{2}$ cali ang. i dokładnie przystają do siebie będąc wstawione jedno w drugie.

Postępując w powyżej opisany sposób, otrzymujemy 5 porcji piasku o różnej wielkości ziarn, które bez straty waży się na wadze chemicznej i w odsetkach oznacza. Resztę brakującą do 100 stanowiąc będą: glina humus i wapno odszlamowane w aparacie *Kühna*.

Zamieszczamy dla lepszego objaśnienia jeden z przykładów, podanych z dziełka prof. *Nowackiego*.

Wzięto do badania 50 g ziemi, które po odszlamowaniu, należytem wysuszeniu i przesianiu dały:

1) Żwiru od 3—2 mm wielkości	1,5 g = 3%
2) Żwirku od 2—1 mm „	0,5 „ = 1%
3) Piasku grubego od $1-\frac{1}{2}$ mm	2,0 „ = 4%
4) „ drobnego od $\frac{1}{2}-\frac{1}{4}$ mm.	6,5 „ = 13%
5) „ miążkiego niżej $\frac{1}{4}$ mm	15,0 „ = 30%
6) Odszlamowano	24,0 „ = 48%
Straty	0,5 „ = 1%
Razem	50,0 g = 100%

Do rezultatów otrzymywanych drogą mechanicznej analizy ziemi, byłoby pożytecznem dołączyć ilość węglanu wapnia i humusu.

Wapno można oznaczyć z ilości dwutlenku węgla, otrzymanej za pomocą aparatu *Geisslera*, albo też z ilości szczawianu wapnia, strąconego szczawianem amonii z roztworu w kwasie solnym.

Stosując aparat *Geisslera*, odważa się ziemi przygotowanej do analizy mechanicznej, 10 lub 15 g, wsypuje do aparatu, nalewa mocnego kwasu solnego w naczynko umieszczone przy aparacie, taruje wszystko dokładnie, a po rozłożeniu węglanów

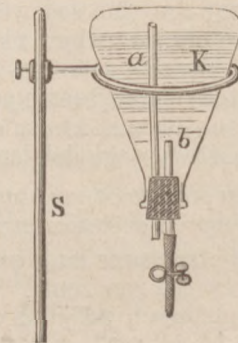
i zupełnem wydzieleniu dwutlenku węgla znów waży aparat. Z różnicy pierwszej i drugiej wagi znajdujemy ilość dwutlenku węgla, która pomnożona przez współczynnik 2,273 da nam ilość CaCO_3 . Chcąc oznaczyć wapno przez strącenie szczawianem amonii, bierze się dokładnie 20 g, wypala w celu usunięcia materij organicznych, oblewa mocnym HCl i ogrzewa ze 20 minut. Następnie filtruje się opłókując filtr ciepłą wodą tak długo, dopóki płyn nie zacznie okazywać obojętnej reakcji. Otrzymany filtrat przesysca się amonią, dodaje nadmiar szczawianu amonii i pozostawia przez 6 godzin w spokoju, dla lepszego zebrania się osadu. Osad szczawianu wapnia zbiera się na mały filterek i jako szczawian wapnia waży po dokładnem wysuszeniu, albo też wypala w tyglu i otrzymany przez wypalenie tlenek wapnia zamienia na węglan, zwilżając węglanem amonii i powtórnie wypalając na słabym płomieniu.

Musimy dodać, że przy oznaczaniu dwutlenku węgla z pomocą aparatu *Geisslera*, rozkładają się kwasem solnym jednocześnie wszystkie węglany znajdujące się w ziemi badanej. Błąd jednak stąd powstały jest zbyt małym by brać takowy pod uwagę.

Oznaczenie humusu. Do oznaczenia materij organicznych zwanych „humusem“ bierze się 10 lub 15 g ziemi, spala się w tyglu do zupełnego zniknięcia węgla, a po ostudzeniu tygla zwilża węglanem amonii (w celu zamiany tlenku na węglan wapnia), lekko wypala i znów waży.

Różnica wag przed i po wypaleniu przedstawi nam ilość materij organicznych. Nadmienić wypada, że przy oznaczeniu materij organicznych przez wypalenie, tracimy wodę chemicznie związaną, ale błąd jest bardzo małym i żadnej prawie różnicy w oznaczaniu nie robi.

Kolbka Erlenmayera. Sok normalny otrzymywany z miazgi buraczanej tak jest zwykle spieniony, że oznaczenie na razie gęstości z pomocą sacharometru jest zupełnie niemożliwe. *Fr. Herles* z cukrowni czeskiej *Zwoleňoves*, w celu prędkiego oznaczenia B'xa w soku buraczanym, używa niskiej kolbki *Erlenmayera* (*K*) o ile można o grubych ścianach, około litra objętości. Kolbkę tę zatyka korkiem kauczukowym, przez który przechodzą dwie rurki szklane, jedna (*b*) wychodząca, około



3 cm pod korkiem i której koniec zewnętrzny zakończony jest rurką gumową ze ściskaczem i rurką (*a*) sięgającą prawie do dna kolbki i ledwie co wychodzącą z korka na zewnątrz. W celu otrzymania soku bez pian, kolbkę (*K*) popłókuje się sokiem badanym, a następnie wypełnia się nim niżej korka. Następnie zatyka się korkiem z obiema rurkami, przewraca do góry dnem i ustawia na statywie (*S*), jak pokazano na rysunku, pozostawiając jakiś czas w spokoju. Po pewnym czasie grubsze zanieczyszczenia osadzają się na korku a piany idą do góry, wtedy sok rurką kauczukową, za naciśnięciem ściskacza, spuszcza się do cylindra w którym ma być bryksowany.

(Z. f. Z. in B. 1891. Z. IV).