

С. Ю. Доборжинскій.

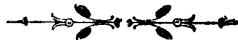


МАТЕРИАЛЫ и ИЗСЛЕДОВАНИЯ

ПО ТЕОРИИ и РАСЧЕТУ

НАДШАХТНЫХъ СООРУЖЕНИЙ.

Стр. 1—64 и табл. I.



ТОМСКЪ.

Типо-литогр. Сибирк. Г—ва Печатн. Дѣла, уг. Дворянск. ул. и Ямск. пер., соб. №
1910.

ПРЕДИСЛОВІЕ.

Несмотря на огромное развитие современного горного дела, литература, касающаяся подъемных сооружений, довольно скучна. Почти во всякомъ учебнике горного искусства или подъемныхъ машинъ отводится нѣсколько страницъ надшахтнымъ зданіямъ, даются схематические чертежи ихъ, для поясненій общей идеи конструкціи, и этимъ ограничиваются; что же касается силъ, действующихъ на эти сооруженія, то въ упомянутыхъ учебникахъ не идутъ обыкновенно далѣе построения параллелограмма силъ отъ натяженія каната грузомъ и машиной.

Въ монографіяхъ нѣкоторыхъ рудничныхъ районовъ можно найти болѣе детальные чертежи выдающихся по своей солидности сооружений и пояснительные записки къ нимъ, касающіяся главнымъ образомъ размѣровъ и конструкцій. Изъ специальной литературы можно привести слѣдующія сочиненія: на нѣмецкомъ языке имѣются: „Die Seilscheiben-Gerüste der Bergwerke,“ А. Eichenauer. Leipzig, 1877 (переведено на русскій языкъ гор. инж. Б. Файвишевичемъ). Это, пожалуй, единственный трудъ, въ которомъ надшахтныя сооруженія рассматриваются въ нѣкоторой системѣ, но въ настоящее время эта работа отчасти устарѣла, не соответствуетъ современнымъ воззрѣніямъ статики сооруженій, и въ способахъ расчета встречаются ошибки. Появившаяся недавно французская брошюра подъ заглавиемъ „Les chassis à molettes, disposition et calcul,“ par L. Lemaire. Paris, 1906 даетъ намъ примѣры заводского расчета надшахтныхъ зданій, примѣняемыхъ въ Бельгіи и сѣверной Франціи. Тотъ же характеръ носитъ „Углеподъемные устройства для большихъ глубинъ“ Томсона переводъ изъ „Glückauf“. Довольно обстоятельная описанія и чертежи имѣются въ „The Mechanical Engineering of Collieries“ Т. Campbell Futers, кое какія примѣры почерпнуты мною изъ „The Engineering and Mining Journal 1903.“

Вотъ и все, по крайней мѣрѣ—все то, что мнѣ удалось раздобыть и использовать.

Надшахтные зданія однако строятся и существуютъ, а стало быть расчитываются, но какъ ведутся эти расчеты въ каждомъ отдельномъ случаѣ известно только строющему ихъ заводу, или вѣрище его техническому бюро; въ виду этого о какомъ-нибудь общепринятомъ приемѣ, конечно, и рѣчи быть не можетъ.

Цѣль настоящей работы состоитъ въ пополненіи указаннаго проѣла; я хочу дать возможность заинтересованнымъ лицамъ если не проектировать, то по крайней мѣрѣ провѣрять представленные имъ проекты безъ лишней затраты времени на подысканіе методовъ расчета. Я говорю, „не проектировать“, такъ какъ самый рациональный проектий, составленный въ заводѣ, можетъ оказаться на дѣлѣ трудно выполнимымъ и дорогостоящимъ, ибо только заводскіе техники въ состояніи считаться съ наличными средствами своего завода, и потому выгоднѣе всего поручать имъ и само проектированіе. Одновременно съ этимъ настоящая работа можетъ являться пособіемъ для студентовъ при изученіи вопроса о копрахъ и ихъ проектированіи.

Кромѣ указанныхъ выше сочиненій я пользовался еще нижеслѣдующими: „Устойчивость деформацій и статика сооруженій“ профессора Ф. С. Ясинского, „Справочная книга“ заслуженнаго профессора Ив. Тиме и „Podrecznik Statyki Budowli“ Maks. Thil lie. Во время печатанія настоящей работы появилось сочиненіе: „Das Fördergerüst“. Th. Mörle'я, которое, конечно, не могло быть использовано.

В В Е Д Е Н I Е.

Постепенное развитіе надшахтныхъ сооруженій можно охарактеризовать слѣдующими стадіями: 1) ручной воротъ, 2) конный воротъ, при которомъ является уже какъ необходимое приспособление маленькой шкивной станокъ, 3) деревянные легкіе копры при наличности паровой подъемной машины, дальше 4) каменные или кирпичные надшахтныя башни и одновременно болѣе солидныя деревянныя сооруженія и наконецъ 5) желѣзные копры, состоящіе изъ разнообразныхъ рѣшетчатыхъ фермъ

До тѣхъ поръ, пока разработка ископаемыхъ производится на незначительной глубинѣ, и производительность рудника не велика, надшахтныя сооруженія дѣлаются легкой конструкціи, такъ какъ въ этомъ случаѣ машины небольшой силы, канаты тонки и подымаемый грузъ малъ.

Тамъ, где промышленность развивалась постепенно, какъ это имѣло мѣсто въ западной Европѣ, производительность рудниковъ увеличивалась тоже постепенно одновременно съ увеличеніемъ глубины шахтъ. Къ новымъ условіямъ приспособлялись и надшахтныя зданія, и типъ ихъ вырабатывался тоже постепенно.

Въ старыхъ шахтахъ, где уже нельзя было увеличить поперечныхъ размѣровъ подъемныхъ отдѣленій, приходилось для увеличенія добычи примѣнять многоэтажныя клѣти, дабы такимъ образомъ увеличить число вагонетокъ одного подъема. При углубленіи новыхъ шахтъ имъ придавали размѣры, соответствующіе числу одновременно поднимаемыхъ вагонетокъ; впрочемъ только въ рѣдкихъ случаяхъ поднимаются сразу болѣе двухъ вагонетокъ, стоящихъ рядомъ или одна за другой, такъ какъ при большемъ числѣ ихъ получилось бы поперечное сѣченіе шахты слишкомъ большихъ размѣровъ, что отразилось бы неблагопріятно на ея прочности и стоимости.

Вообще клѣти строятся въ настоящее время въ два, три и четыре этажа. На каждомъ этажѣ помѣщаются по двѣ вагонетки, рядомъ или одна за другой, въ силу чего приходится строить высокія и солидныя надшахтныя зданія и примѣнять очень прочные канаты.

Дерево при выше указанныхъ условіяхъ перестало быть подходящимъ строительнымъ материаломъ; въ виду этого начали примѣнять кирпичные солидныя башни, на стѣны которыхъ упираются шкивныя

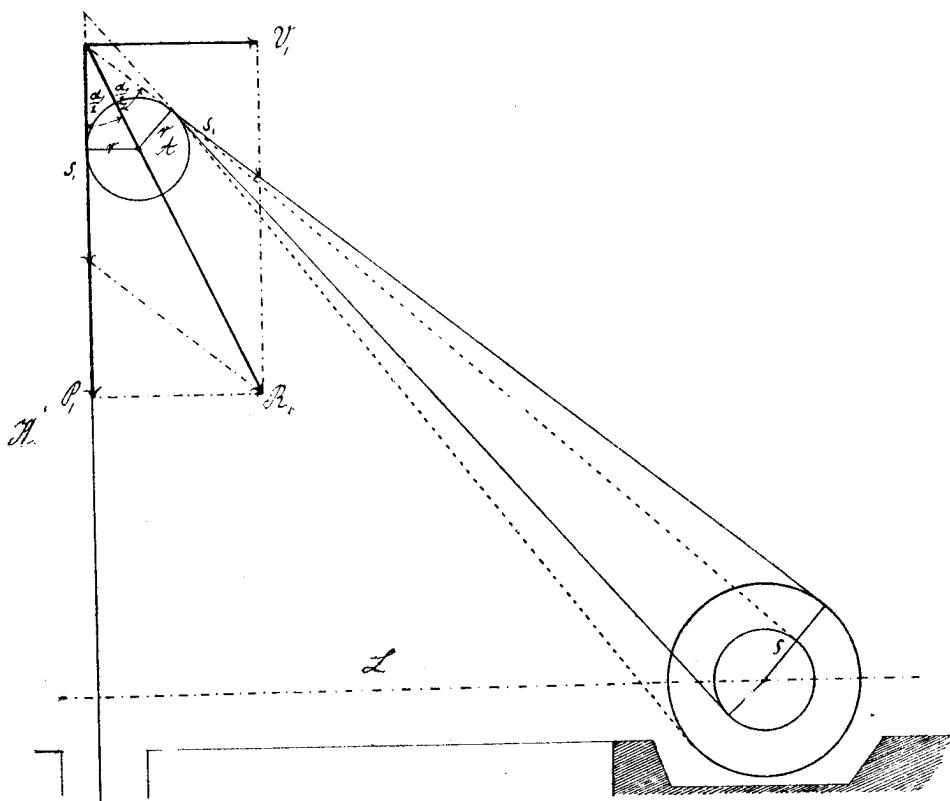
балки. Однако со временемъ сказалось, что конструкціи этого типа не обладаютъ той степенью устойчивости, какая отъ нихъ требовалась, и такъ какъ одновременно успѣхи металлургіи сдѣлали желѣзо общедоступнымъ строительнымъ матеріаломъ, то пришлось вернуться къ старому, уже отчасти заброшеному типу копровъ, но не деревянныхъ, а желѣзныхъ, гигантскихъ размѣровъ, которые однако во многомъ напоминаютъ свой прототипъ—деревянный коперъ.

Въ Россіи при ея разнообразіи отдѣльныхъ мѣстностей въ отношеніи культурного и промышленного развитія мы въ настоящее время можемъ встрѣтить рѣшительно всѣ типы надшахтныхъ сооруженій, деревянныхъ, каменныхъ и желѣзныхъ. Впрочемъ каменные надшахтныя башни встречаются только въ Польшѣ. Типъ этотъ соответствуетъ стадіи развитія каменноугольной промышленности и одновременной дороговизны желѣза. На югѣ преобладаютъ еще деревянные копры, сминаемые желѣзными. Вообще надо полагать, что современная промышленная жизнь устранитъ переходное звено—каменную башню совершенно, и деревянные копры будутъ непосредственно замѣняться желѣзными, что впрочемъ наблюдается въ Америкѣ и, какъ мы уже отмѣтили, въ Донецкомъ бассейнѣ.

Изслѣдованіе дѣйствія натяженія канатовъ отъ груза и работы машины.

Какова бы ни была система конструкціи надшахтнаго зданія, она всегда должна противодѣйствовать активнымъ силамъ — поднимаемому грузу и подъемной силѣ машины.

И такъ пусть у насъ имѣются шкивы A , черт. 1-й, черезъ которые перекинуты канаты, навивающіеся и свивающіеся съ барабана машины B . Барабанъ для обобщенія приметъ конической, канатъ пусть будетъ равнаго сопротивленія. Мы разсмотримъ во-первыхъ случай симметричнаго разположенія шкивовъ, иначе—случай, когда подъемные отдеіенія расположены рядомъ, а затѣмъ обобщимъ выводы и на остальные случаи.



Черт. 1-й.

Пусть α_1 — уголъ, составляемый верхнимъ канатомъ съ вертикальнымъ его направлениемъ послѣ схода со шкива, α_2 — такой же уголъ нижня-

го каната, s_1 , и s_2 - натяженія обоихъ канатовъ. Равнодѣйствующая приложенная къ шкиву верхняго каната будетъ, дана выраженіемъ:

$$R_1 = \sqrt{s_1^2 + s_1^2 - 2s_1^2 \cos(180 - \alpha_1)} = s_1 \sqrt{2(1 + \cos\alpha_1)} = 2s_1 \cos \frac{\alpha_1}{2}, \quad (1)$$

Горизонтальное опрокидывающее усилие, вызываемое этой силой, будетъ

$$U_1 = R_1 \sin \frac{\alpha_1}{2} = 2s_1 \sin \frac{\alpha_1}{2} \cos \frac{\alpha_1}{2} = s_1 \sin \alpha_1; \quad (2)$$

вертикальное давленіе равно

$$P_1 = R_1 \cos \frac{\alpha_1}{2} = 2s_1 \cos^2 \frac{\alpha_1}{2} = s_1 (1 + \cos\alpha_1). \quad (3)$$

Точно такія же выраженія мы можемъ написать для нижняго каната, стоитъ только замѣнить значки 1 на 2.

Общее опрокидывающее усилие будетъ

$$U_1 = s_1 \sin \alpha_1 + s_2 \sin \alpha_2, \quad (4)$$

общее вертикальное давленіе —

$$P_1 = s_1 (1 + \cos \alpha_1) + s_2 (1 + \cos \alpha_2). \quad (5)$$

Въ этихъ выраженіяхъ ни α , ни s не суть величины постоянныя; такъ, α зависитъ отъ того, какое кольцо каната свивается или навивается на барабанъ; величина его колеблется между двумя крайними значениями для каждого каната, соотвѣтствующими *Max.* и *Min.* радиуса навивки; натяженія s зависятъ отъ положенія клѣтей въ шахтѣ и отъ того, несетъ ли канатъ порожнюю или груженую клѣть.

Для опредѣленія зависимости α отъ указанныхъ обстоятельствъ, назовемъ черезъ L горизонтальное разстояніе оси вала барабана до проекціи оси шкивовъ, H вертикальное разстояніе оси шкивовъ до горизонта вала машины, r радиусъ шкива и ρ радиусъ барабана въ данный моментъ; остальные обозначенія видны изъ чертежа. Для верхняго каната можемъ написать:

$$\operatorname{tg} \alpha_1 = (L + r + L_1) : (H + H');$$

а такъ какъ

$$L_1 \cos \alpha_1 = \rho_1, H' \operatorname{tg} \frac{\alpha_1}{2} = r,$$

то послѣ подстановки имѣемъ

$$\operatorname{tg} \alpha_1 = \left(L + r + \frac{\rho_1}{\cos \alpha_1} \right) : \left(H + \frac{r}{\operatorname{tg} \frac{\alpha_1}{2}} \right)$$

откуда

$$H \operatorname{tg} \alpha_1 + \frac{r \operatorname{tg} \alpha_1}{\operatorname{tg} \frac{\alpha_1}{2}} = \frac{(L + r) \cos \alpha_1 + \rho_1}{\cos \alpha_1};$$

послѣ преобразованія и сокращеній получимъ

$$H \sin \alpha_1 - L \cos \alpha_1 = \rho_1 - r.$$

Назовемъ уголъ, составляемый плоскостью, проведенной черезъ оси шкивовъ и барабанъ, съ вертикальной прямой, черезъ β ; тогда

$$L = H \operatorname{tg} \beta.$$

Если это выраженіе ввести въ предыдущее, то оно приметъ слѣдующій видъ:

$$\sin \alpha_1 - \operatorname{tg} \beta \cos \alpha_1 = \frac{\rho_1 - r}{H},$$

или же

$$\sin(\alpha_1 - \beta) = \frac{\rho_1 - r}{H} \cos \beta;$$

отсюда

$$\alpha_1 = \beta + \arcsin \left(\frac{\rho_1 - r}{H} \cos \beta \right) = \beta + \gamma, \quad (6)$$

если

$$\sin \gamma = \frac{\rho_1 - r}{H} \cos \beta.$$

Въ виду того однако, что

$$\sin \beta = \frac{L}{\sqrt{H^2 + L^2}}, \quad \cos \beta = \frac{H}{\sqrt{H^2 + L^2}},$$

мы можемъ наше выражение, устранивъ вспомогательные углы, написать такъ

$$\alpha_1 = \arcsin \frac{L}{\sqrt{H^2 + L^2}} + \arcsin \frac{+\rho_1 - r}{\sqrt{H^2 + L^2}}. \quad (7)$$

Для нижняго каната соотвѣтствующее выражение получится, если мы вмѣсто ρ_1 подставимъ $-\rho_2$

$$\alpha_1 = \arcsin \frac{L}{\sqrt{H^2 + L^2}} + \arcsin \frac{-\rho_2 - r}{\sqrt{H^2 + L^2}}. \quad (8)$$

Въ эти выраженія входитъ только одна перемѣнная величина ρ_1 или ρ_2 ; для цилиндрическихъ барабановъ, если, какъ часто бываетъ,

$$\rho = r$$

наши выраженія примутъ болѣе простой видъ а именно:

$$\alpha_1 = \arcsin \frac{L}{\sqrt{H^2 + L^2}}, \quad (9)$$

$$\alpha_2 = \arcsin \frac{L}{\sqrt{H^2 + L^2}} - \arcsin \frac{2r}{\sqrt{H^2 + L^2}}.$$

Для случая расположенія шкивовъ на различныхъ горизонтахъ и различномъ разстояніи отъ оси барабана, а также — когда барабаны расположены одинъ за другимъ, въ общемъ примѣнимъ тотъ же выводъ, слѣдуетъ только замѣнить L и H соотвѣтственно L_1, H_1 и L_2, H_2 .

Конечно, сказанное относится и къ подъему Кёре.

Изъ вышеприведенныхъ формулъ усматриваемъ, что уголъ накло-
ненія равнодѣйствующей къ вертикали всегда

$$0 > \frac{\alpha}{2} > 45^0,$$

ибо α дѣлается нулемъ только при $L-r=0$, и прямымъ угломъ только въ случаѣ, если $L-r=\infty$ ни то ни другое практически не до-стижимо.

Предѣльныя значенія α_1 и α_2 :

$$\begin{aligned} \text{для верхняго каната } \alpha_1' &= \text{Max } \alpha_1 \text{ при } \rho_1 = \frac{D}{2}, \\ \alpha_1'' &= \text{Min } \alpha_1 \quad " \quad \rho_1 = r, \\ \text{для нижняго каната } \alpha_2' &= \text{Min } \alpha_2 \quad " \quad \rho_2 = \frac{D}{2}, \\ \alpha_2'' &= \text{Max } \alpha_2 \quad " \quad \rho_2 = r, \end{aligned} \tag{10}$$

Для того чтобы имѣть возможность вычислить α_1 и α_2 для любого положенія кльтей, надо имѣть соотношеніе между ρ_1 и глубиной, на которой въ данный моментъ находится эта кльть, пусть эта глубина будетъ h ; если кромѣ того назовемъ уголъ конусности барабана черезъ η , то

$$\tg \eta = \frac{\frac{D}{2} - r}{l};$$

тдѣ l длина барабана; если ширина желобковъ на барабанѣ будетъ e , то рудничная механика даетъ намъ слѣдующую связь между этими величинами:

$$eh \sin \eta = \pi \left(\frac{D^2}{4} - \rho_1^2 \right),$$

откуда

$$\rho_1 = \sqrt{\frac{D^2}{4} - \frac{eh \sin \eta}{\pi}}. \tag{11}$$

Для вычисленія ρ_2 можно воспользоваться свойствомъ

$$\rho_1 + \rho_2 = \frac{D}{2} + r.$$

Если бы мы выраженіе (11) подставили вмѣсто ρ_1 въ (7), то у насъ получилась бы формула, по которой можно вычислить α непосредственно. Я ограничусь указаніемъ только на возможность этого рода

вычисленій, въ виду того, что они сами по себѣ не представляютъ интереса.

Если бы мы перемѣстили обѣ равнодѣйствующія параллельно имъ самимъ въ точку, находящуюся по серединѣ между ними, то намъ пришлось бы рассматривать параллелограммъ силъ, составленный R_1 и R_2 , а равно и моменты силъ въ ихъ прежнемъ положеніи по отношенію къ новой точкѣ приложенія. Общая равнодѣйствующая ихъ

$$R = \sqrt{R_1^2 + R_2^2 - 2 R_1 R_2 \cos \frac{\alpha_1 - \alpha_2}{2}}$$

уничтожается опорными сопротивленіями копра, остаются моменты, которые могутъ быть выражены ниже слѣдующимъ образомъ: если черезъ λ обозначимъ взаимное разстояніе шкивовъ, то моментъ горизонтальныхъ слагающихъ будетъ

$$M_v = \frac{\lambda}{2} \left(R_1 \sin \frac{\alpha_1}{2} - R_2 \sin \frac{\alpha_2}{2} \right).$$

моментъ вертикальныхъ слагающихъ —

$$M_p = \frac{\lambda}{2} \left(R_1 \cos \frac{\alpha_1}{2} - R_2 \cos \frac{\alpha_2}{2} \right),$$

Моменты эти стараются повернуть все устройство, первый—около вертикальной оси, второй—около горизонтальной, параллельной оси сооруженія, въ ту или другую сторону, смотря потому, которая изъ силъ въ данный моментъ больше. Такъ какъ рассматриваемыя силы могутъ принимать, какъ это мы увидимъ дальше, весьма различные значенія, то и моменты ихъ могутъ выражаться透过儿 довольно большия величины. Въ виду этого надшахтныя зданія стараются часто конструировать такъ, чтобы всякая половина была въ состояніи воспринять полностью, безъ содѣйствія второй части сооруженія, свою равнодѣйствующую.

Для полнаго опредѣленія R_1 и R_2 необходимо еще имѣть возможность вычислять натяженія s_1 и s_2 . Итакъ, пусть G будетъ полезная нагрузка, Q —мертвая, W —вѣсъ каната, T —треніе; тогда для нагруженой поднимаемой клѣти

$$s_1 = G + Q + W_1 + T,$$

для порожней опускаемой

$$s_2 = Q + W_2 - T.$$

Въ этихъ равенствахъ W и T суть величины перемѣнныя, T зависить отъ многихъ факторовъ, но главнымъ образомъ отъ скорости движенія клѣти, что въ свою очередь сопряжено съ глубиной, на которой она находится, и глубиной самой шахты. Однако въ виду того, что T составляетъ всего около $5^0/0$ всѣхъ другихъ силъ, обусловливающихъ натяженіе, для того, чтобы не усложнять вопроса, мы вместо точнаго его значенія введемъ поправку въ видѣ числового коэффиціента: W также точно зависитъ отъ глубины. Для цилиндрическихъ канатовъ оно можетъ быть дано выражениемъ

$$W = wh,$$

гдѣ w —вѣсь погонной единицы каната, h —величина нависшой его части въ шахтѣ. Для коническихъ канатовъ

$$W = (Q + G) \left(e^{-\frac{\delta h}{k}} - 1 \right)$$

въ которомъ k —коэффиціентъ сопротивленія отъ натяженія, δ —удѣльный вѣсь.

Если воспользуемся этими выраженіями, то для цилиндрическихъ канатовъ получимъ:

$$\begin{aligned} s' &= 1,05(G + Q + wh), \\ s'' &= 0,95(G + wh'), \end{aligned} \tag{12}$$

для коническихъ же

$$\begin{aligned} s' &= 1,05 G + Q e^{-\frac{\delta h}{k}} \\ s'' &= 0,95 Q e^{-\frac{\delta h'}{k}}. \end{aligned} \tag{12a}$$

Итакъ, напряженія не зависятъ отъ того, какъ канатъ перекинутъ черезъ шкивъ, съ нижней ли или съ верхней части барабана. Максимумъ напряженія каната будетъ имѣть мѣсто, конечно, при началѣ подъема, когда h равно полной глубинѣ шахты, минимумъ же натяженія имѣется въ томъ канатѣ, къ которому подвѣшена порожняя клѣть, когда она находится еще на поверхности.

Такія натяженія имѣютъ мѣсто въ началѣ всякаго подъема; въ концѣ его Max. можетъ быть на сторонѣ порожней клѣти, если толь-

ко полный вѣсъ каната превосходитъ полезную нагрузку. По отношенію къ данному канату Max. будетъ всегда при нижнемъ положеніи клѣти, Min.— при верхнемъ.

Изъ всего сказаннаго мы въ правѣ заключить, что равнодѣйствующія R_1 и R_2 мѣняютъ періодически свою величину не только по направленію, но и по величинѣ въ зависимости отъ того, что напряженія s_1 и s_2 и углы наклоненія ихъ мѣняются. Даже въ случаѣ применения цилиндрическихъ барабановъ или подъема *Коере* общая равнодѣйствующая R мѣняетъ нѣсколько свое направленіе и свою величину въ виду того, что слагающія R_1 и R_2 перемѣнны по величинѣ. Окончательно мы можемъ прійти къ заключенію, что стремленіе нѣкоторыхъ строителей заставить наклонную ногу воспринимать полностью силу R не осуществимо, можно стремиться только къ выбору для этой ноги самаго подходящаго направленія.

Рассмотримъ теперь горизонтальная и вертикальная усилія, вызываемыя натяженіями канатовъ. Пусть α'_1 и α'_2 обозначаютъ углы при верхнемъ положеніи клѣтей α''_1 и α''_2 при нижнемъ; понятно что:

$$\alpha'_1 > \alpha''_1 \quad \alpha'_2 < \alpha''_2. \quad (13)$$

Въ этомъ легко убѣдиться по формуламъ (7) и (8) и просто по чертежу. Итакъ, для начала подъема при переднемъ ходѣ машины

$$U = \text{Max } s_1 \sin \alpha''_1 + \text{Min } s_2 \sin \alpha'_2,$$

$$P = \text{Max } s_1 (1 + \cos \alpha''_1) + \text{Min } s_2 (1 + \cos \alpha'_2),$$

подъ конецъ того же подъема

$$U = s_1 \sin \alpha'_1 + s_2 \sin \alpha''_2,$$

$$P = s_1 (1 + \cos \alpha'_1) + s_2 (1 + \cos \alpha''_2);$$

для слѣдующаго хода (задняго) машины, въ началѣ его

$$U = \text{Min } s_1 \sin \alpha'_1 + \text{Max } s_2 \sin \alpha''_2,$$

$$P = \text{Min } s_1 (1 + \cos \alpha'_1) + \text{Max } s_2 (1 + \cos \alpha''_2)$$

и въ концѣ

$$U = s_1 \sin \alpha''_1 + s_2 \sin \alpha'_2,$$

$$P = s_1 (1 + \cos \alpha''_1) + s_2 (1 + \cos \alpha'_2),$$

Сравнивая эти выражения, легко усмотретьъ, что самое большое горизонтальное натяженіе имѣеть мѣсто въ началѣ подъема переднимъ ходомъ, т. е. когда груженая клѣть верхняго каната находится на днѣ шахты, а порожняя нижняго на поверхности. Самое большое вертикальное давленіе возникаетъ въ началѣ подъема заднимъ ходомъ машины, когда груженая клѣть нижняго каната находится внизу.

Сказанное относится къ нормальному подъему; если же во время подъема производится спускъ матеріаловъ въ шахту, то при всякомъ ходѣ машины появляются указанныя максимальныя силы P и U въ началѣ и въ концѣ его, такъ что для этого случая, если пренебречь трениемъ, можно написать для коническихъ канатовъ

$$\begin{aligned} \text{Max } U &= (G+Q) \sin\alpha_1' + (G+Q) e^{\frac{\delta h}{k}} \sin\alpha_2'', \\ \text{Max } P &= (G+Q) e^{\frac{\delta h}{k}} (1 + \cos\alpha_1'') + (G+Q) (1 + \cos\alpha_2'') \end{aligned} \quad (14)$$

Эти двѣ силы никогда одновременно появляться не могутъ, но, такъ какъ спускъ матеріала явленіе обычное на рудникахъ, то копры по необходимости должны удовлетворять требованіямъ обѣихъ этихъ силъ. Для случая цилиндрическихъ канатовъ

$$\begin{aligned} \text{Max } U &= (G+Q) \sin\alpha_1' + (G+Q+wh) \sin\alpha_2'', \\ \text{Max } P &= (G+Qwh) (1 + \cos\alpha_1'') + (G+Q) (1 + \cos\alpha_2'). \end{aligned} \quad (15)$$

Однако, кроме противодѣйствия вышеозначеннымъ силамъ, надшахтному зданію приходится иногда воспринимать и нѣкоторыя чрезвычайныя усиления.

Мы знаемъ, что разрывъ каната можетъ произойти или отъ дѣйствія экстренныхъ напряженій, когда въ началѣ подъема машина пущена въ ходъ съ излишней скоростью тогда разрывъ можетъ произойти какъ на сторонѣ нагруженой, такъ и на сторонѣ порожней клѣти; или же разрывъ имѣеть мѣсто во время самого подъема, когда клѣть защемлена гдѣ-нибудь въ направляющихъ, или наконецъ отъ удара клѣти о шкивы, если она поднята съ большой скоростью до ихъ горизонта. Во всѣхъ этихъ случаяхъ развивается сила—натяженіе, могущая разорвать канатъ. Такъ какъ канаты разсчитываются съ 5—6 кратной безопасностью по отношенію къ грузу $G+Q$ для канатовъ равнаго сопротивленія и $G+Q+wh$ для канатовъ равнаго сѣченія,

то разрывающія усилія должны въ пять — шесть разъ превосходить эти силы; итакъ

$$\begin{aligned}\sigma_k &= n(G + Q), \\ \sigma_c &= h(G + Q + wh),\end{aligned}\tag{16}$$

при чмъ $n=5—6$ и больше. Ясно, что самое опасное мѣсто для канатовъ равнаго сопротивленія по отношенію къ этимъ чрезвычайнымъ натяженіямъ. это — часть каната, примыкающая непосредственно къ клѣти, такъ какъ въ другихъ расположенныхъ выше частяхъ напряженіе распредѣляется на сѣченіе большей площади.

Обратно, цилиндрическіе канаты подвержены опасности разрыва вблизи шкивовъ, такъ какъ въ частяхъ, расположенныхъ ниже, въ составъ растягивающаго усилія входитъ неполный вѣсъ каната. Разсужденія наши относятся, понятно, только къ новымъ, вполнѣ доброкачественнымъ канатамъ, ибо канатъ послужившій можетъ разорваться въ любомъ другомъ мѣстѣ, хотя, повидимому, больше всего страдаютъ части у клѣтей; въ этомъ, однако, случаѣ разрывающія силы будутъ меньше σ_k или σ_c .

Отъ дѣйствія экстренныхъ напряженій оба каната не могутъ разорваться одновременно, ибо эти напряженія сначала появляются въ канатѣ движущемся вверхъ, а затѣмъ на сторонѣ опускающейся клѣти.

Отъ ущемленія въ направляющихъ можетъ разорваться только канатъ, движущійся вверхъ; для опускающейся клѣти это можетъ случится только тогда, если клѣть почему либо застряла, а затѣмъ вдругъ сорвалась и свободно упала внизъ; понятно, одновременное совпаденіе этихъ двухъ указанныхъ случаиностей мало вѣроятно.

Предположимъ, что разрывъ каната случается во время спуска материала; такое предположеніе упрощаетъ вопросъ; оно умѣстно, ибо, принимая его, мы возводимъ болѣе устойчивое сооруженіе. Итакъ, намъ приходится разсмотрѣть два случая: 1) разрывается канатъ у клѣти, находящейся внизу шахты, 2) у клѣти на поверхности.

Нагрузка имѣеть двѣ величины полную $\frac{\sigma}{n}$ и неполную $\frac{\sigma_0}{n}$ когда клѣть находится у устья шахты. Въ виду сдѣланного предположенія, точно тѣже разрывающее натяженіе σ во всѣхъ случаяхъ одно и тоже.

Пусть будетъ передній ходъ машины, начало подъема:

разрывъ внизу:

$$\left. \begin{array}{l} U_a = \sigma \sin \alpha_1'' + \frac{\sigma_0}{n} \sin \alpha_2', \\ P_a = \sigma (1 + \cos \alpha_1'') + \frac{\sigma_0}{n} (1 + \cos \alpha_2'); \end{array} \right\} \text{Ia}$$

разрывъ верхняго каната, неполная нагрузка у нижняго,

разрывъ вверху:

$$\left. \begin{array}{l} U_b = \frac{\sigma}{n} \sin \alpha_1'' + \sigma \sin \alpha_2', \\ P_b = \frac{\sigma}{n} (1 + \cos \alpha_1'') + \sigma (1 + \cos \alpha_2'); \end{array} \right\} \text{Ib}$$

разрывъ нижняго каната, полная нагрузка верхняя;

въ концѣ подъема, если разрывъ внизу:

$$\left. \begin{array}{l} U_c = \frac{\sigma_0}{n} \sin \alpha_1' + \sigma \sin \alpha_2'', \\ P_c = \frac{\sigma_0}{n} (1 + \cos \alpha_1') + \sigma (1 + \cos \alpha_2''); \end{array} \right\} \text{IIC}$$

разрывъ нижняго каната, неполная нагрузка у верхняго каната;

разрывъ вверху:

$$\left. \begin{array}{l} U_d = \sigma \sin \alpha_1' + \frac{\sigma}{n} \sin \alpha_2'', \\ P_d = \sigma (1 + \cos \alpha_1') + \frac{\sigma}{n} (1 + \cos \alpha_2''); \end{array} \right\} \text{IID}$$

разрывъ верхняго каната, полная нагрузка нижняго каната.

Разсмотримъ теперь задній ходъ машины, начало подъема:

разрывъ внизу

$$\left. \begin{array}{l} U = \frac{\sigma_0}{n} \sin \alpha_1' + \sigma \sin \alpha_2'', \\ P = \frac{\sigma_0}{n} (1 + \cos \alpha_1') + \sigma (1 + \cos \alpha_2''); \end{array} \right\} \text{IIC}$$

разрывъ нижняго каната, неполная нагрузка у верхняго;

разрывъ вверху

$$\left. \begin{array}{l} U = \sigma \sin \alpha_1' + \frac{\sigma}{n} \sin \alpha_2'', \\ F = \sigma (1 + \cos \alpha_1') + \frac{\sigma}{n} (1 + \cos \alpha_2''); \end{array} \right\} \text{IID}$$

разрывъ верхняго каната, полная нагрузка нижняго.

Въ концѣ подъема, если разрывъ внизу:

$$\left. \begin{array}{l} U = \sigma \sin \alpha_1'' + \frac{\sigma_0}{n} \sin \alpha_2', \\ I = \sigma(1 + \cos \alpha_1'') + \frac{\sigma}{n}(1 + \cos \alpha_2'); \end{array} \right\} \begin{array}{l} \text{Ia} \quad \text{разрывъ верхняго каната} \\ \text{неполная нагрузка нижняго;} \end{array}$$

разрывъ вверху:

$$\left. \begin{array}{l} U = \frac{\sigma}{n} \sin \alpha_1'' + \sigma \sin \alpha_2', \\ P = \frac{\sigma}{n}(1 + \cos \alpha_1'') + \sigma(1 + \cos \alpha_2''); \end{array} \right\} \begin{array}{l} \text{Ib} \quad \text{разрывъ нижняго каната} \\ \text{полная нагрузка верхняго.} \end{array}$$

Итакъ у насъ имѣется только случай Ia,b и Ic,d, кромѣ того ясно что самыя большія вертикальныя давленія получаются при разрывѣ нижняго каната, а самыя большія горизонтальныя усилія—при разрывѣ верхняго.

Легко доказать, что

$$P_b > P_c.$$

сравнивая ихъ выраженія, получимъ неравенство

$$\frac{\sigma}{n}(1 + \cos \alpha_1'') + \sigma(1 + \cos \alpha_2') > \frac{\sigma_0}{n}(1 + \cos \alpha_1') + \sigma(1 + \cos \alpha_2''),$$

которое имѣеть непремѣнно мѣсто въ виду существованія неравенствъ

$$\cos \alpha_1'' > \cos \alpha_1', \cos \alpha_2' > \cos \alpha_2'', \sigma > \sigma_0.$$

Итакъ мы можемъ сказать, что

Самое большое вертикальное давленіе возникаетъ при разрывѣ нижняго каната, когда кольцо его подходитъ къ шкивамъ, а кольцо верхняго каната опустилось почти до дна шахты.

Такое же разсужденіе показываетъ намъ, что

$$U_d > U_a$$

На самомъ дѣлѣ неравенство

$$\sigma \sin \alpha_1' + \frac{\sigma}{n} \sin \alpha_2'' > \sigma \sin \alpha_1'' + \frac{\sigma_0}{n} \sin \alpha_2'$$

имѣеть мѣсто, такъ какъ существуютъ неравенства

$$\sin \alpha_1' > \sin \alpha_1'', \sin \alpha_2'' > \sin \alpha_2', \sigma > \sigma_0.$$

Итакъ, мы въ правѣ сказать, что

Самое большое горизонтальное опрокидывающее усилие является при разрывѣ верхняго каната, когда кльть находится вблизи шкивовъ, а другая кльть у дна шахты.

На основаніи всего сказаннаго можно дать слѣдующее выраженіе для наибольшаго горизонтальнаго усилія и одновременнаго съ нимъ вертикальнаго:

$$\begin{aligned} \text{Max } U &= \sigma \left(\sin \alpha_1' + \frac{\sin \alpha_2''}{n} \right), \\ P &= \sigma \left[(1 + \cos \alpha_1') + \frac{(1 + \cos \alpha_2'')}{n} \right]. \end{aligned} \quad (17)$$

для максимальнаго вертикальнаго

$$\begin{aligned} U &= \sigma \left(\frac{\sin \alpha_1''}{n} + \sin \alpha_2' \right), \\ \text{Max } P &= \sigma \left[\frac{(1 + \cos \alpha_1'')}{n} + (1 + \cos \alpha_2') \right]. \end{aligned} \quad (18)$$

Эти максимальныя усилія не могутъ появляться одновременно; въ виду этого сооруженія разсчитываются и строятся такъ, чтобы они могли воспринимать ту и другую группу силъ въ отдельности.

Въ случаѣ коническихъ или цилиндрическихъ барабановъ, кроме силъ, которыя мы только что разсмотрѣли, имѣются еще боковыя опрокидывающія усилія, происходящія отъ того, что канаты отклоняются то влево, то вправо отъ плоскости шкивовъ.

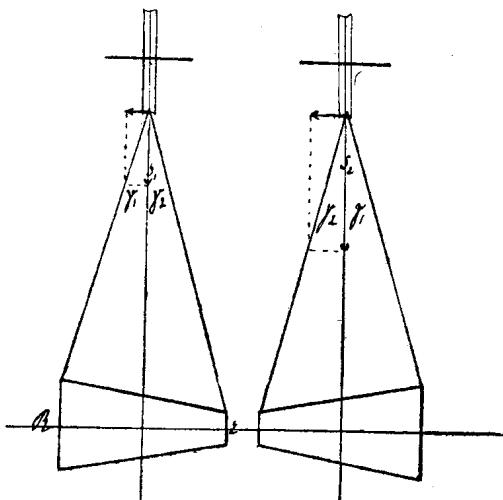
Итакъ, если мы черезъ γ_1 обозначимъ уголъ крайняго лѣваго отклоенія, черезъ γ_2 — крайняго праваго (для лѣваго шкива и барабана), то

$$\operatorname{tg} \gamma_1 = \frac{l_1}{L - \frac{d}{2} - r}, \quad \operatorname{tg} \gamma_2 = \frac{l_2}{L - \frac{d}{2} - r},$$

при условии

$$l = l_1 + l_2,$$

гдѣ l —ширина барабана, l_1 и l_2 —части его по обѣ стороны отъ плоскости шкива. При расположениіи барабановъ широкими сторонами



Черт. 2.

во внутрь получается тѣ же самыя выраженія, только въ обратномъ порядке. Осевое напряженіе въ плоскости шкива равно напряженію въ вертикальныхъ частяхъ каната s . Въ началѣ и концѣ каждого подъема эти напряженія принимаютъ величины s_1 и s_2 ; въ виду этого боковое натяженіе для крайнихъ положеній канатовъ будетъ

$$v_1 = s_1 \operatorname{tg} \gamma_1 + s_2 \operatorname{tg} \gamma_2 = v_2, \quad (19)$$

при чмъ направленія v_1 и v_2 прямо противоположны другъ другу.

Для выясненія величины этихъ силъ v упростимъ задачу, принявъ, что барабанъ цилиндрическій. Въ этомъ случаѣ

$$\gamma_1 = \gamma_2, r = \frac{d}{2} = \frac{D}{2}, l_1 = l_2 = \frac{l}{2},$$

а значитъ

$$\operatorname{tg} \gamma = \frac{l}{2} : (L - 2r);$$

но такъ какъ обыкновенно располагаютъ машину такъ, чтобы $\frac{l}{L} = \frac{1}{20}$ до $\frac{1}{30}$, то, принявъ среднимъ числомъ $L = 25l$, а $l = 3\frac{D}{2}$ будемъ имѣть $\operatorname{tg} \gamma = \frac{1}{47}$ отсюда $v = (s_1 + s_2) 0,02$.

Эта величина мала по сравненію съ s_1 и s_2 , но можетъ не быть малой абсолютно. Конечно, наибольшее значеніе v получаетъ при разрывѣ каната, а именно, если разорвется канатъ у кляги, выходящей на поверхность въ то время, когда другая находится въ нижнемъ положеніи; тогда натяженіе каната будетъ $\sigma, \frac{\sigma}{n}$ конечно—въ предположеніи спуска материала, а значитъ

$$\operatorname{Max} v = \sigma \left(\operatorname{tg} \gamma_1 + \frac{\operatorname{tg} \gamma_2}{n} \right). \quad (20)$$

Приводимыя разсуждения показываютъ еще, что натяженіе канатовъ между машиной и шкивами нѣсколько больше натяженія ихъ въ вертикальной части независимо отъ тренія и жесткости $S = \frac{s}{\cos \gamma}$

Для цилиндрическихъ барабановъ

$$S = \sqrt{\frac{s}{1 + \left(\frac{l}{2L - 2D}\right)^2}}$$

Для спиральныхъ барабановъ, равно какъ для подъема *Koere*, а также *Graven'a* боковыя усилия не существуютъ, ибо при нихъ $\gamma = 0$.

Силы въ случаѣ уравновѣшанныхъ канатовъ.

Разсмотримъ теперь силы, воспринимаемыя надшахтными сооруженіями, въ случаѣ подъемовъ при помощи уравновѣшанныхъ канатовъ. Здѣсь надо отличать двѣ системы: 1) уравновѣшиваніе при помощи канатовъ, прикрепленныхъ къ верхней части клѣтей, и 2) при помощи канатовъ, подвѣшенныхъ подъ клѣтями.

Разсмотримъ случай верхняго уравновѣшиванія. Пусть wx —вѣсь подъемнаго каната, g_1 —противовѣснаго плоскаго, g_2 —тонкихъ стальныхъ шнурковъ, огибающихъ всjomогательные шкивы c и d (черт. 3, сгр 20). Натяженіе въ началѣ подъема, когда канатъ g_1 находится съ правой стороны, будетъ

$$S_1 = Q + G + wh + g_2 - g_1, \quad S_2 = G - g_2.$$

Подъ конецъ подъема канатъ g_1 переходитъ на лѣвую сторону и

$$S_1 = Q + G - g_2,$$

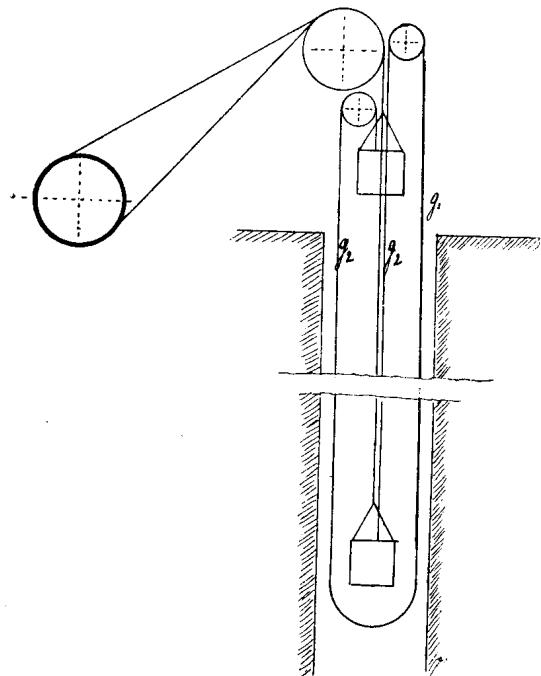
$$S_2 = G + wh + g_2 - g_1.$$

Въ этихъ выраженияхъ Q —полная нагрузка, G —вѣсь клѣтей съ вагонетками. Какъ известно, для полнаго уравновѣшиванія необходимо, чтобы

$$wh + 2g_2 = g_1,$$

то есть, чтобы вѣсь противовѣснаго каната равнялся вѣсу одного главнаго каната + удвоенный вѣсъ шнура; это условіе трудно достичимо

на практикѣ; кроме того, чтобы порожняя клѣтъ не могла быть приподнята со дна шахты противовѣсомъ, должно существовать неравенство



Черт. 3.

въ случаѣ одновременного подъема и спуска материаловъ въ шахту, намъ приходится считаться съ натяженіеми S_1 , S_2 , s_1 и s_2 или съ равнодѣйствующими R_1 , R_2 , r_1 и r_2 , приложенными въ центратахъ главныхъ и вспомогательныхъ шкивовъ, при чёмъ равнодѣйствующія

$$r_1 = 2(g_1 - g_2), \quad r_2 = 2g_2$$

имѣютъ вертикальное направлениe. Для расчета копра остается въ силѣ все сказанное раньше, а именно: наибольшія горизонтальная и вертикальная усилия получаются при разрывѣ канатовъ на поверхности. Отъ уравновѣшивающихъ канатовъ надшахтное зданіе обременяется нагрузкой

$$r_1 + r_2 = 2g_1.$$

Для вычислений примѣнимы формулы (17) и (18).

Въ случаѣ нижняго уравновѣшиванія, натяженіе канатовъ—величина постоянная для каждого подъема и равна въ любой его моментъ

$$\begin{aligned} S_1 &= G + Q + wh, \\ S_2 &= G + wh. \end{aligned} \tag{23}$$

Здѣсь имѣеть мѣсто полное уравновѣшиваніе; натяженіе канатовъ мѣняется въ зависимости только отъ того, подвѣшена ли къ нему груженая или порожняя клѣть. Очевидно, что во время спуска материала

$$s_1 = s_2 = \frac{\sigma}{n} G + Q + wh.$$

Въ данномъ случаѣ безразлично, гдѣ произойдетъ ущемленіе клѣти или вообще разрывъ каната, и потому самое большое горизонтальное усиленіе получается вообще при разрывѣ верхняго каната, самое большое вертикальное усиленіе—при разрывѣ нижняго. Такъ какъ барабаны здѣсь цилиндрическіе, то углы α_1 и α_2 —величины постоянныя. Формулами (17) и (18) для данного случая можно пользоваться съ указанными только что оговорками. Нѣкоторую особенность представляетъ изъ себя подъемное устройство Коере. Такъ какъ канатъ на шкивѣ, замѣняющемъ барабанъ, не прикрепленъ, а удерживается исключительно треніемъ, то въ случаѣ ущемленія клѣти гдѣ-нибудь въ шахтѣ, натяженіе каната можетъ достигнуть только величины равной этому тренію, послѣ чего канатъ станетъ скользить по шкиву и разрыва не произойдетъ. Отношеніе наибольшаго натяженія къ наименьшему дается формулой

$$\frac{s_1}{s_2} = e^{f\eta},$$

въ которой величины s_1 и s_2 известны, т. е. могутъ быть вычислены по форм. (23). Итакъ, разъ уголъ обхвата η определенъ и принять даже нѣсколько больше, чѣмъ требуется формулой, то въ случаѣ ущемленія даже во время спуска материала

$$\text{Max } s = (G + Q + wh) e^{f\eta}; \quad (24)$$

другими словами, величина его должна остаться близкой къ нормальному натяженію. Считаю еще необходимымъ отмѣтить, что, благодаря указанной особенности конструкціи, экстремные напряженія отъ неосторожнаго пуска въ ходъ машины при подъеме Коере тоже не возможны. Здѣсь приходится сдѣлать слѣдующее замѣчаніе: прежде, чѣмъ рѣшиться принять болѣе легкую конструкцію копра при системѣ Коере, надо предусмотрѣть, не придется ли въ виду дальнѣйшей углубки шахты дальше того предѣла, при которомъ возможно пользоваться этой системой, перейти къ обыкновеннымъ барабанамъ. Что же касается размѣщенія шкивовъ на различныхъ горизонтахъ, то это

обстоятельство существенного вліянія на расчетъ и конструкцію шкивныхъ станковъ имѣть не можетъ. Формулы (17) и (18) въ такомъ видѣ, какъ они приведены, при практическихъ расчетахъ не примѣняются; онѣ имѣютъ болѣе теоретический интересъ. Для расчетовъ важнѣе имѣть выраженіе для горизонтальныхъ и вертикальныхъ силъ, дѣйствующихъ на отдельные шкивы. Эти силы мы станемъ обозначать V_1 , V_2 и P_1 , P_2 , при чмъ значекъ 1 относится къ шкиву верхняго каната, а значекъ 2 — къ нижнему.

Разбивая указанныя выражениа, получимъ

$$\text{Max } U_1 = \sigma \sin \alpha'_1, \quad P_1 = \sigma (1 + \cos \alpha'_1). \quad (25)$$

Одновременно на другомъ шкивѣ

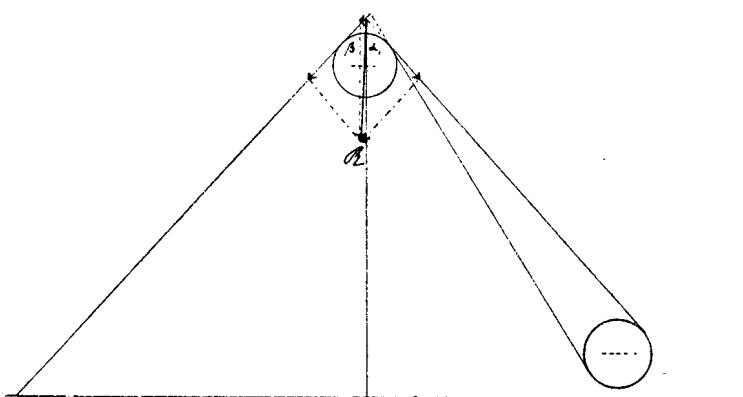
$$U_2 = \frac{\sigma}{n} \sin \alpha''_2, \quad P_2 = \frac{\sigma}{n} (1 + \cos \alpha''_2). \quad (25)$$

Для разрыва нижняго каната, когда возникаетъ наибольшее вертикальное, давленіе

$$U_2 = \sigma \sin \alpha'_2, \quad \text{Max } P_2 = \sigma (1 + \cos \alpha'_2),$$

$$U_1 = \frac{\sigma}{n} \sin \alpha''_1, \quad P_1 = \frac{\sigma}{n} (1 + \cos \alpha''_1). \quad (26)$$

Для случая наклонной шахты расчетъ активныхъ силъ, появляющихся у шкивовъ, нѣсколько иной, чмъ прежній. Если черезъ α_1 и α_2 обозначимъ наклонъ канатовъ къ вертикали, чрезъ β — наклонъ шахты къ вертикали, то, сохраняя остальныя обозначенія, для величины равнодѣйствующихъ найдемъ слѣдущія выражениа:



Черт. 4.

$$R_1 = 2 s_1 \cos \frac{\alpha_1 + \beta}{2}, \quad R_2 = 2 s_2 \cos \frac{\alpha_2 + \beta}{2}.$$

Горизонтальная опрокидывающая сила для верхняго каната будетъ

$$V_1=s_1(\sin\alpha_1-\sin\beta)=2s_1\cos\frac{\alpha_1+\beta}{2}\sin\frac{\alpha_1-\beta}{2},$$

а вертикальное давленіе—

$$P_1=s_1(\cos\alpha_1+\cos\beta)=2s_1\cos\frac{\alpha_1+\beta}{2}\cos\frac{\alpha_1-\beta}{2};$$

наклонъ же равнодѣйствующей къ вертикали выразится слѣдующимъ образомъ:

$$\delta_1=\frac{\alpha_1-\beta}{2}, \quad \delta_2=\frac{\alpha_2-\beta}{2};$$

ясно, что въ зависимости отъ того, положительны ли или отрица-
тельны разности $\alpha_1 - \beta$ и $\alpha_2 - \beta$, равнодѣйствующія могутъ быть накло-
нены вправо или влѣво. Въ случаѣ, если $\alpha_1 - \beta = 0$ или $\alpha_2 - \beta = 0$,
соответствующая равнодѣйствующая становится вертикальной. Одно-
временно съ этимъ одна изъ горизонтальныхъ слагающихъ становится
нулемъ. Вообще горизонтальная силы тѣмъ менѣе, чѣмъ меньше отли-
чаются другъ отъ друга углы α и β .

Такъ какъ остальные прежніе выводы вообще очень легко распро-
странить и на случай копровъ у наклонныхъ шахтъ, то я ограничусь
только что сдѣланнымъ дополненіемъ, не входя въ подробности, кото-
рыя были бы повтореніемъ этихъ выводовъ, только въ болѣе общемъ
видѣ.

Прочія виѣшнія силы, воспринимаемыя надшахтными зданіями.

Кромѣ активныхъ силъ R_1 и R_2 , являющихся непосредственнымъ
слѣдствиемъ подъема груза, на шахтнымъ зданіямъ приходится противостоять давленію вѣтра и собственному вѣсу. Эта послѣдняя сила
направлена вертикально и передается отъ верхнихъ частей сооруже-
нія нижнимъ; при расчетѣ отдѣльныхъ частей приходится имѣть въ
виду это обстоятельство. Мы приведемъ здѣсь таблицу соотношенія
вѣсовъ желѣзныхъ копровъ, ихъ высоты и поднимаемаго заразъ по-
лезнаго груза.

Название шахты	Высота въ метр.	Полезный грузъ	Весь копра
Gneisenau I	38,0	4400 kg.	119730 kg.
„ II	38,0	4400 „	107003 „
Lothringeu	26,0	3300 „	78100 „
Monopol	26,5	4400 „	75000 „
Minister Stein	32,0	6600 „	93000 „
Pluto	30,4	1100 „	65000 „
Massen	30,4	2200 „	90000 „
Kaiser Friedrich	44,0	4400 „	115000 „
Kaiserstal	38,0	4400 „	108000 „
Von der Heydt	41,4	4400 „	90000 „
Salz Glückauf	30,0	2200 „	100000 „

Эта таблица позаимствована изъ работы Томсона.

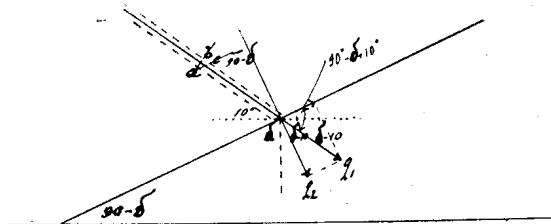
Что же касается давленія вѣтра, то, какъ извѣсто, оно направлено подъ нѣкоторымъ угломъ къ горизонту; уголъ этотъ принимается обыкновенно равнымъ 10° .

Если плоскость, препятствующая движенію вѣтра, поставлена подъ угломъ δ къ вертикали, то есть подъ угломъ $90^{\circ} - \delta$ къ горизонту, давленіе же на квадратную единицу плоскости ab , нормальной къ направленію вѣтра, обозначимъ черезъ q , то давленіе на кв. единицу нашей плоскости, согласно соотношенію сторонъ въ треугольнике abc , будеть (черт. 5).

$$q_1 = q \cos (\delta - 10^{\circ});$$

q для разсчетовъ принимается въ 180 kg. на кв. метръ.

Если стѣна зданія, подверга-



Черт. 5.

ющаяся напору вѣтра, гладкая, какъ напримѣръ при каменныхъ надшахтныхъ зданіяхъ или копрахъ, покрытыхъ досчатой обшивкой или листовымъ желѣзомъ, такъ что тренiemъ вѣтра обѣ эту преграду можно пренебречь, то разлагая q_1 на давленіе нормальное и параллельное стѣнѣ, для нормального давленія получимъ

$$q_2 = q \cos^2 (\delta - 10^{\circ}).$$

Это нормальное давленіе мы разлагаемъ на горизонтальное и верти-
кальное; вертикальная слагающая

$$p = q \cos^2 (\delta - 10^{\circ}) \sin \delta,$$

горизонтальная же

(27)

$$v = q \cos^2(\delta - 10^\circ) \sin \delta.$$

Сили vF и pF , где F — площадь, подверженная напору ветра, мы вправе предполагать приложенными в центр давления разматриваемой поверхности части сооружения, и затем распределить их по соседним узлам в предположении, что эта часть представляет из себя жесткое тело.

Легко видеть, что горизонтальное давление ветра, направленного от машины к шкивам, во время подъема будет компенсироваться горизонтальной слагающей V от силы подъема. Оно может быть опасным только в случае бездействия машины, когда клемы установлены на кулаки. Наоборот, во время подъема опасным направлением является направление от копра к машине, так как в этом случае обе горизонтальные силы суммируются. Некоторую опасность представляет также направление, перпендикулярное к продольной оси надшахтного здания, суммирующееся с силами, возникающими от отклонения канатов; см. форм. (19) и (20). Для того, чтобы сдвинуть коперь более устойчивым в этом направлением, расстояние между ногами внизу делается несколько больше, чем у шкивов.

Разобраться в давлении ветра на открытые копры (без обшивки) гораздо труднее, чем в случае, который мы только что рассмотрели. При деревянных невысоких копрах чаще всего пренебрегают этой силой, в виду громадного запаса прочности, с которым строят такие копры. Для железнных сооружений солидных размеров пренебрегать этой силой уже трудно. Если часть копра, подвергаемая действию ветра, наклонена к вертикали под углом δ , то в виду различной формы железных брусьев, из которых состоит эта часть, одни плоскости будут наклонены под углом δ , другая же — под углом $(90^\circ - \delta)$; кроме того известно, что сопротивление решетчатых преград в действительности больше сопротивления площади, занимаемой самыми телами решетки.

Точно определить в этом случае величину давления и точку приложения его затруднительно. Если через k обозначим коэффициент увеличения давления при решетчатых преградах, то прежняя формулы (давление на единицу поверхности) для частей, наклоненных под углом δ , примут видъ

$$p' = kq \cos^2(\delta - 10^\circ) \sin \delta,$$

$$v' = kq \cos^2(\delta - 10^\circ) \cos \delta,$$

для частей же, наклоненныхъ подъ угломъ $(90^0 - \delta)$, будемъ имѣть

$$p'' = kq \sin^2(\delta - 10^0) \cos \delta,$$

$$v'' = kq \sin^2(\delta - 10^0) \sin \delta.$$

Итакъ мы видимъ, что въ этомъ случаѣ часть давленія направлена вверхъ. Если мы черезъ f_1 назовемъ общую площадь частей, наклоненныхъ подъ угломъ δ , а черезъ f_2 —подъ угломъ $(90^0 - \delta)$, то полное давленіе на подверженную дѣйствію вѣтра часть копра будетъ

$$\begin{aligned} P &= kq [f_1 \cos^2(\delta - 10^0) \sin \delta - f_2 \sin^2(\delta - 10^0) \cos \delta], \\ V' &= kq [f_1 \cos^2(\delta - 10^0) \cos \delta + f_2 \sin^2(\delta - 10^0) \sin \delta]. \end{aligned} \quad (28)$$

Треніемъ вѣтра о поверхности, иначе силой, направленной вдоль ихъ, мы въ этомъ случаѣ пренебрегли, точно также, какъ и въ случаѣ обшиныхъ или сплошныхъ стѣнъ. Понятно, что заранѣе до составленія проекта невозможно пользоваться точными данными для f_1 и f_2 ; поэтому обыкновенно нѣсколько увеличиваютъ силы V_1 , V_2 , P_1 и P_2 согласно опыту или просто разсчитываютъ давленіе, какъ будто рѣшетчатые преграды замѣнены сплошными. Если такой расчетъ почему-либо возбуждаетъ сомнѣнія, то готовый эскизъ проекта можно провѣритъ по формуламъ (28).

О надшахтныхъ сооруженіяхъ вообще.

Конструкція надшахтныхъ сооруженій зависитъ въ значительной степени отъ материала, изъ которого она построена. Кроме того здѣсь главную роль играетъ глубина, съ которой производится подъемъ, и количество заразъ поднимающего скопаемаго. Разсмотримъ вскользь преимущества и недостатки деревянныхъ, каменныхъ и желѣзныхъ сооруженій.

Деревянныя зданія примѣняются съ выгодой въ тѣхъ мѣстахъ, гдѣ имѣется подъ рукой дешевый строевой лѣсъ требуемой длины. Конечно, дешевизна является въ этомъ случаѣ понятіемъ только относительнымъ; въ глухой степной мѣстности иногда приходится пользоваться дорогимъ лѣсомъ только потому, что желѣзо еще дороже. Вторымъ непремѣннымъ условіемъ, оправдывающимъ примѣненіе деревянного станка, является небольшая производительность рудника при небольшой глубинѣ, такъ какъ для большихъ рудниковъ, въ особен-

ности для каменноугольныхъ копей, когда требуется поднимать большие грузы со значительной глубины, деревянные сооруженія не обеспечиваютъ надлежащей прочности и устойчивости. Впрочемъ при незначительной добычѣ на рудныхъ мѣсторожденіяхъ деревянные копры могутъ примѣняться и для довольно значительныхъ глубинъ. Важнымъ условиемъ для примѣненія деревянныхъ надшахтныхъ сооруженій является наличность по крайней мѣрѣ двухъ подъемныхъ шахтъ, такъ чтобы при замѣнѣ конра, сдѣлавшагося негоднымъ, другимъ, не происходило длительной остановки въ добычѣ, что сопряжено всегда съ убытками.

Деревянные копры кромѣ того примѣняются почти всегда въ качествѣ временныхъ сооруженій при проходкѣ новыхъ шахтъ. Въ этомъ случаѣ размѣры его должны быть таковы, чтобы онъ не мѣшалъ возведенію капитального конра. При соблюденіи этого условія переходъ отъ работы на временномъ станкѣ къ работе на капитальномъ совершается всего въ нѣсколько днѣй.

Преимущество деревянныхъ копровъ—это ихъ относительная дешевизна, простота конструкціи и возможность пользоваться для ихъ сооруженія простыми плотниками.

Къ недостаткамъ ихъ надо отнести во первыхъ непродолжительность ихъ службы. Въ умѣренномъ климатѣ Англіи эти копры существуютъ отъ 15 до 18 лѣтъ, въ западной Европѣ шкивные станки изъ мягкаго дерева служатъ лѣтъ 6, изъ дуба—лѣтъ 10. Что касается Россіи, то пока точныхъ данныхъ привести нельзя, но, повидимому, продолжительность существованія деревянныхъ конровъ здѣсь нѣсколько больше, чѣмъ на западѣ материка, что отчасти можно объяснить сухостью воздуха, отчасти продолжительностью зимняго времени, въ которомъ гніеніе не происходитъ въ частяхъ, находящихся на открытомъ воздухѣ, и замедлено въ закрытыхъ помѣщеніяхъ.

Круглый, не лишенный наружной части древесины лѣсъ лучше противостоять атмосфернымъ вліяніямъ, чѣмъ обтесанные брусья. Хорошо смазывать лѣсъ дегтемъ, смолой или еще лучше карболинеумомъ. Деревянные станки портятся быстро отъ сырого теплаго рудничного воздуха, потому срокъ службы ихъ на вытяжныхъ шахтахъ сокращается.

Въ случаѣ рудничного пожара крѣпи, распространившагося на шахту, деревянный конерь подверженъ неминуемому уничтоженію, а кромѣ того его можетъ разрушить пожаръ на поверхности, возникшій независимо отъ рудника, что, конечно, влечетъ за собою застой въ производствѣ, даже если имѣются другія подъемныя приспособленія.

Все это вмѣстѣ взятое, заставляетъ насть смотрѣть на деревянные копры, какъ на нечто временное, краткосрочное.

Каменные или кирпичные сооруженія съ системою балокъ, на которыхъ помѣщаются подушки шкивовъ, или такъ называемыя надшахтныя башни обязаны своимъ появлениемъ тому періоду развитія промышленной культуры, когда лѣсъ уже дорогъ, а желѣзо еще не дешево, при относительно крупной производительности рудниковъ. Шкивныя балки опираются на стѣны зданія, иногда просто лежать сверху, иногда задѣланы въ нихъ. Недостатокъ этихъ устройствъ состоитъ въ томъ, что сотрясенія при подъемѣ передаются всему зданію, вслѣдствіе чего оно должно быть весьма солидно. Балки съ теченіемъ времени расшатываются въ своихъ гнѣздахъ, стѣны получаютъ трещины и т. д. Эти давленія особенно имѣютъ мѣсто въ тѣхъ случаяхъ, когда при увеличеніи добычи и углубленіи шахтъ пользуются раньше построеными башнями. Движеніе балокъ въ этихъ случаяхъ, несмотря на всякаго рода подпорки и скрѣпленія, иногда на столько значительно, что подчасъ бываетъ опасно находиться на шкивномъ помостѣ во время подъема. Для увеличенія устойчивости такихъ сооруженій ихъ снабжаютъ контрфорсами, такъ что горизонтальное давленіе передается не только перендикулярно на стѣны, но и на контрфорсы. Примѣняются также диагональныя анкерныя связи, при помощи которыхъ давленіе отъ балокъ передается на боковыя стѣны, замѣняющія такимъ образомъ контрфорсы, а стѣны, на которыхъ укрѣплены балки, испытываютъ главнымъ образомъ вертикальное давленіе. Несмотря однако на все указанные недостатки, иногда и теперь можно остановиться на выборѣ башенной системы, въ особенности—когда разработку предполагается вести продолжительное время на неглубокихъ горизонтахъ, а кирпичный или строительный камень дешевъ.

Каменные надшахтныя зданія служатъ достаточной гарантіей отъ пожара; внутри ихъ имѣется помѣщеніе, въ которомъ рабочіе защищены отъ зимнихъ стужъ и холодовъ. Кромѣ того, избравъ для нихъ подходящія архитектурныя формы мы въ состояніи придать руднику солидный монументальный видъ на поверхности. Указанныя преимущества заставляютъ прибѣгать иногда къ смѣшанной системѣ, въ которой шкивы помѣщаются на желѣзныхъ копрахъ, сооружаемыхъ внутри каменнаго зданія, вполнѣ независимо отъ него. Такое решеніе вопроса является, пожалуй, самымъ рациональнымъ.

Имѣются тоже переходные типы, въ которыхъ стѣны башни утилизируются отчасти для поддерживанія шкивныхъ балокъ, которые одновременно подпирты вертикальными фермами.

Желѣзные надшахтные копры примѣняются для глубокихъ разработокъ съ большой производительностью. Ихъ покрываютъ снаружи иногда деревомъ, цинковой или желѣзной жестью, рѣже оставляютъ вполнѣ открытыми. Шкивы обязательно защищаются отъ дождя и снѣга крышей. Въ настоящее время еще трудно указать срокъ службы надшахтныхъ желѣзныхъ копровъ. Существующія устройства работаютъ вполнѣ исправно уже десятки лѣтъ. Эти копры даютъ полную гаран- тію отъ пожара, и если построены съ нѣкоторымъ запасомъ прочности, то даютъ возможность развивать производительность рудниковъ въ обширныхъ предѣлахъ безъ существенныхъ измѣненій. Легко также, примѣнивъ вмѣсто части заклепочныхъ соединеній болтовыя, приспособить желѣзные копры для перестановокъ, такъ что въ нѣкоторыхъ случаяхъ они могутъ стать конкурентами деревянныхъ копровъ и въ мелкихъ многошахтныхъ разработкахъ. Необходимое условіе для примѣненія такихъ копровъ—это наличность свободного капитала.

Размѣры и форма надшахтныхъ сооруженій зависятъ главнымъ образомъ отъ размѣровъ шахты и ея глубины. Высота надшахтного зданія опредѣляется, во первыхъ, горизонтомъ эстакада, по которому перекатываются вагонетки въ обогатительную фабрику или вообще горизонтомъ выгрузки вагонетокъ, и, во вторыхъ—высотой расположения шкивовъ подъ горизонтомъ кулаковъ. Этотъ размѣръ долженъ непремѣнно удовлетворять условію, чтобы машинистъ при слишкомъ быстромъ подъемѣ имѣлъ возможность во время дать обратный ходъ и задержать клѣть, не допуская ее удариться о шкивы. При прежнихъ малыхъ машинахъ съ однимъ паровымъ цилиндромъ и маховыми колесомъ шкивы помѣщались наль разгрузочной площадкой на высотѣ 9—12 метровъ, что равнялось $1\frac{1}{2}$ до 2 раза взятому ободу барабана при діаметрѣ послѣдняго въ $1\frac{1}{2}$ до 2 метр. При примѣняемыхъ въ настоящее время барабанахъ большого діаметра, въ особенности при спиральныхъ барабанахъ, діаметръ которыхъ доходитъ нерѣдко до 10 метр., придерживаться этого правила нѣтъ никакой возможности, ибо высота зданія получилась бы очень большая. При четырехъэтажныхъ клѣтяхъ, высотѣ эстакада въ 8 метр. и 10 метр., спиральномъ барабанѣ коперъ получилъ бы слишкомъ 60 метр. высоты. При современныхъ реверсивныхъ сдвоенныхъ машинахъ, управлять которыми сравнительно легко, нѣтъ никакой надобности премѣнять прежнее правило: съ практической точки зрѣнія вполнѣ достаточно помѣщать шкивы въ разстояніи по крайней мѣрѣ половины окружности наибольшаго сѣченія барабана надъ верхней частью клѣти, поставленной на кулаки.

Поперечные размѣры надшахтныхъ копровъ зависятъ 1) отъ поперечныхъ размѣровъ и расположенія подъемныхъ отдѣленій и 2) отъ

производительности шахты. Первое условіе понятно безъ объясненій; что же касается второго, то ясно, что коперъ долженъ соотвѣтствовать по размѣрамъ разгрузочной площадкѣ, на которой должно быть достаточно мѣста для помѣщенія запасныхъ вагонетокъ и свободнаго передвиженія груженыхъ и порожныхъ. Поверхностная разгрузочная станція является до нѣкоторой степени симметричнымъ отраженіемъ рудничного двора, но въ виду того, что здѣсь пространство не такъ стѣснено, размѣры ее нѣсколько больше.

Заканчивая общія замѣчанія о копрахъ, считаю необходимымъ прибавить, что направляющія для клѣтей желательно не включать на дневной поверхности въ одно цѣлое съ копромъ, то есть — не прикрѣплять ихъ непосредственно къ его вертикальнымъ ногамъ, во избѣженіе вредныхъ толчковъ при подъемѣ въ случаѣ неисправнаго ихъ состоянія.

Классификацію надшахтныхъ сооруженій легче всего пріурочить къ матеріалу, изъ котораго они построены, и сообразно съ этимъ у насъ будутъ двѣ рѣзко отличающіяся другъ отъ друга системы: 1) башенные надшахтныя зданія, каменные или кирпичные, 2) надшахтные копры желѣзные или деревянные. Смѣшанная копрово башенная система, о которой мы уже сказали нѣсколько словъ, выдѣленія въ особую группу не заслуживаетъ. Согласно указанному подраздѣленію, мы займемся, во первыхъ, описаніемъ и расчетомъ башенной системы, какъ болѣе простой, а затѣмъ копровой, при описаніи которой укажемъ болѣе подробное ея подраздѣленіе.

Башенная система.

Подшипники шкивовъ помѣщаются въ этой системѣ на двухъ, трехъ или четырехъ соединенныхъ между собою балкахъ, концы которыхъ задѣланы въ стѣнахъ башни. По способу укрѣпления шкивовъ эту систему часто зовутъ балочной, хотя ее нельзя считать исключительно характерной для каменныхъ надшахтныхъ зданій, ибо точно такія же шкивныя балки имѣются и у пирамидальныхъ копровъ.

Если подъемные отдѣленія находятся одно возлѣ другого, то располагаютъ четыре балки рядомъ и на каждой изъ нихъ помѣщаютъ по подшипнику или, если имѣются только три балки рядомъ, на средней помѣщаются два подшипника. Если же подъемные отдѣленія расположены одно позади другого, то можно обойтись только двумя балками, расположенными рядомъ, съ двумя подшипниками на каждой.

Иногда утверждаютъ, что шкивныя балки должны пружинить, и что преимущества такого устройства слѣдующія: 1) уменьшеніе сотрясений клѣти и отсюда безопасность подъема, 2) сохраненіе подъемнаго каната вслѣдствіе того, что онъ не испытываетъ толчковъ, 3) постепенная передача давленія поднимаемаго груза на шкивной станокъ.

Первое изъ этихъ преимуществъ можетъ имѣть только нѣкоторое значеніе при подъемѣ порожней клѣти съ кулаковъ во время спуска, что же касается подъема груженой клѣти со дна шахты, то какъ бы велика не была эта способность балокъ пружинить, она должна исчезнуть вслѣдствіе большого разстоянія между клѣтью и шкивами, такъ какъ канатъ, натягиваясь, удлиняется, а слѣдовательно пружинить и самъ. Плоскіе канаты обладаютъ этимъ въ нѣсколько меньшей степени, чѣмъ круглые, но и въ нихъ оно настолько велико, что пружинистость балокъ не приноситъ никакой существенной пользы. Такъ какъ при подъемѣ порожней клѣти съ кулаковъ натяженіе не большое, то преимущество, о которомъ идетъ рѣчь, только фиктивное. Тоже самое можно сказать о второмъ; что же касается третьяго соображенія, то, если мы разсмотримъ его ближе, увидимъ, что и оно не даетъ ничего положительнаго, а, наоборотъ, является вреднымъ. И въ самомъ дѣлѣ, чтобы балки могли пружинить, оставляютъ между ними промежутокъ (черт. 6, стр. 33) въ пространствѣ между *a* и *b*; при

натяженіи каната сгибается верхняя балка *A*, такъ какъ она не въ состояніи выдержать весь грузъ, и давить на балку *B*; затѣмъ обѣ вмѣстѣ давятъ на третью *C* и т. д. Вслѣдствіе этого ударъ будетъ передаваться отъ одной балки къ другой но не постепенно, а толчками, подушки со шкивами будутъ въ движеніи до тѣхъ поръ, пока всѣ балки не прижмутся плотно одна къ другой. Балки при этомъ скоро портятся, оси шкивовъ легко ломаются, и даже канаты страдаютъ больше, чѣмъ при обыкновенныхъ устройствахъ. Другой недостатокъ пружинистыхъ балокъ состоитъ въ томъ, что для достижениія прочности, равной обыкновеннымъ балкамъ, необходимо ихъ дѣлать гораздо толще обыкновенныхъ. Если балки не прижимаются плотно одна къ другой и между ними остается остатся промежутокъ, то прочное сопротивленіе такой составной балки будетъ понятно меньше прочнаго сопротивленія цѣльной балки такихъ же размѣровъ. Кромѣ того, отъ постояннаго сгибанія и разгибанія отдѣльныхъ балокъ уменьшается прочность матеріала, такъ что для надлежащей безопасности на подобныя пружинистыя балки надо израсходовать вдвое больше матеріала противъ обыкновенныхъ, что конечно сопряжено съ лишнимъ и, какъ мы видимъ выше, вполнѣ безцѣльными затратами.

Если бы мы захотѣли устроить пружинистыя балки, сгибающимися сразу, то пришлось бы дѣлать ихъ относительно тонкими, а слѣдовательно мало устойчивыми сравнительно съ другими частями сооруженія, такъ что и этотъ способъ не примѣнимъ.

Чтобы ослабить толчки при подъемѣ помѣщали иногда между подшипниками и балкой пружину; пружины помѣщаются также въ самыхъ подшипникахъ или подъ концемъ балокъ въ гнѣздахъ. На практикѣ эти приемы не оправдались и въ настоящее время они оставлены. При постоянномъ сгибаніи и разгибаніи пружины скоро ослабѣваютъ, садятся, при томъ обыкновенномъ не равномѣрно; чаще всего получается такое явленіе, что съ одной стороны пружина уже осѣла, а съ другой еще дѣйствуетъ. Шкивы тогда перекатываются, при чемъ легко можетъ произти поломка осей, соскашиваніе каната со шкива и даже его разрывъ. Указанные недостатки усугубляются тѣмъ обстоятельствомъ, что шкивы расположены высоко и осматриваются въ день одинъ, много два раза, такъ что перекашиваніе можетъ быть не замѣчено во время. Если сопоставить все вышесказанное, то можно притти къ заключенію, что пружинистые шкивные станки не представляютъ вообще никакихъ существенныхъ преимуществъ.

Перейдемъ теперь къ описанію конструкціи шкивныхъ станковъ и самыхъ каменныхъ башенъ, при чмъ мы по необходимости ограничимся нѣсколькими типическими устройствами.

Деревянные шкивные станки для расположенныхъ рядомъ подъемныхъ отдѣленій представлены на черт. 7. Они состоятъ изъ четырехъ составныхъ балокъ, на которыхъ помѣщаются подшипники. Концы этихъ балокъ лежать на брусьяхъ d , задѣланныхъ наглухо въ стѣны, съ которыми они соединены еще болтами. Брусья, составляющіе каждую балку, соединены между собою желѣзными шпонками b и стянуты болтами a . Всѣ четыре балки связаны обыкновенно поперечинами c въ одно цѣлое, при чмъ эти поперечины противостоятъ боковому сдвиганію балокъ. Круглые желѣзныя шпонки слѣдуетъ предпочитать деревяннымъ, потому что послѣднія при высыханіи ослабѣваютъ. Какъ только замѣчаются ослабленіе желѣзныхъ шпонокъ, ихъ вынимаютъ, подтягиваютъ накѣпко болты, и снова загоняютъ шпонки, достигая такимъ образомъ первоначальной прочности. Деревянные шпонки имѣютъ тотъ недостатокъ, что онѣ высыхаютъ также точно, какъ и балки, и дѣлаются слишкомъ тонкими для отверстій. Новые же шпонки трудно подогнать какъ разъ къ старымъ отверстіямъ, круглые же желѣзныя всегда хорошо подходятъ. Если желательно примѣнять деревянные шпонки, то ихъ слѣдуетъ изготавливать всегда изъ вполнѣ сухого дерева.

На фиг. 8 представленъ такой же желѣзный шкивной станокъ. Четыре балки a соединены поперечинами b въ одно цѣлое и лежать своими концами на желѣзныхъ и чугунныхъ доскахъ d , задѣланныхъ въ стѣны надшахтной башни, и кромѣ того соединены съ ними болтами f . Фиг. 9 также представляетъ желѣзный шкивной станокъ для двухъ рядомъ расположенныхъ подъемныхъ отдѣленій. На четырехъ балкахъ a лежать подшипники; балки a соединены между собою и съ обѣими балками b болтами. Балки b , задѣланыя въ стѣны надшахтной башни, съ которой онѣ соединены болтами f , служатъ поддержками для балокъ a . Фиг. 10 представляетъ деревянный шкивной станокъ съ подкосами для рядомъ расположенныхъ подъемныхъ отдѣленій. Балки a , на которыхъ лежать подшипники, поддерживаются балками c съ помощью подкосовъ b ; балки c лежать на брусьяхъ d , задѣланныхъ въ стѣну, и связаны съ послѣдней болтами f . Балки a притянуты крѣпкими натяжными болтами къ балкамъ c , такъ что уничтожаются въ послѣднихъ прогибы. Отдѣльные балки соединены болтами i и шпонками k въ одно цѣлое; всѣ четыре балки соединены на болтахъ съ поперечинами h , предупреждающими боковое сдвиганіе. Въ этихъ

случахъ примѣняютъ также сочетаніе подвѣсной и подкосной системъ (черт. 11). Балки *a*, на которыхъ лежатъ подшипники, поддерживаются во многихъ мѣстахъ подпорками, опирающимися на балки *b*; послѣднія соединены съ балками *a* натяжными болтами *c*. Расположеніе и соединеніе частей здѣсь такое же, какъ и у только что описанной подкосной системы. Такого же типа желѣзный станокъ представленъ на фиг. 12. Здѣсь балки рѣшетчатыя и также задѣланы въ стѣны и соединены болтами *f*. Всѣ четыре балки соединены между собою крестообразно приклепаннымъ угловымъ желѣзомъ *c*.

Во всѣхъ описанныхъ выше системахъ балочныхъ шкивныхъ станковъ горизонтальное натяженіе при подъемѣ передается непосредственно стѣнамъ, въ которыхъ укруплены балки, иначе стѣнамъ перпендикулярнымъ имъ. Ихъ часто снабжаютъ контрфорсами со стороны машины, какъ мы обѣ этомъ уже упомянули. Нѣсколько другое устройство показано на черт. 13. Это желѣзный шкивной станокъ съ подкосами; балки *a* лежатъ на чугунныхъ доскахъ *b* и *c*, не связанныхъ болтами со стѣной *h*. Чугунная доска съ соединена помощью диагональныхъ связей *d* съ башмаками *g*, обхватывающими углы стѣнокъ. Такимъ образомъ боковое усиленіе передается по направленію стрѣлокъ на стѣны *f*, а стѣны *h* подвергаются главнымъ образомъ вертикальному давленію. Контрфорсы здѣсь въ большинствѣ случаевъ не нужны. Четыре балки *a* соединены между собою крестообразно приклепаннымъ угловымъ желѣзомъ *k*.

Во всѣхъ шкивныхъ станкахъ съ рядомъ расположеннымъ отдельніями для клѣтей четыре или три балки располагаются на одномъ горизонте; оси шкивовъ перпендикулярны къ длине балокъ и параллельны оси барабана *c*. Впрочемъ при коническихъ барабанахъ это послѣднее условіе въ точности не соблюдается. Въ шкивныхъ станкахъ съ подемными отдельніями, расположенными одно позади другого, какъ показано на черт. 14, одна пара балокъ лежитъ настолько выше другой, что канатъ, идущій отъ верхняго шкива *a* къ барабану *b*, не соприкасается съ нижнимъ шкивомъ *c*. Шкивы расходятся со средней линіей барабана *b*, балки *dd* и *ff* расположены параллельно соответствующимъ шкивамъ. Въ остальномъ это расположеніе по конструкціи не отличается отъ предыдущаго.

Расчетъ башенныхъ надшахтныхъ зданій.

Расчетъ этихъ сооруженій сводится къ расчету 1) балочнаго станка и 2) самаго каменнаго или кирпичнаго зданія. Несмотря на общее вѣмъ станкамъ сходство расположениія балокъ, они рѣзко раздѣляются на два типа: *a)* станки, шкивныя балки которыхъ задѣланы неподвижно въ стѣны зданія, *b)* станки, у которыхъ передніе или задніе концы шкивныхъ балокъ могутъ скользить свободно по направленію дѣйствія горизонтальныхъ силъ. Первая конструкція относится къ статически неопредѣлимымъ по отношенію къ дѣйствію горизонтальныхъ силъ, во второй же всѣ напряженія частей конструкціи легко опредѣляются при помощи простого сложенія и разложенія силъ. На самомъ дѣлѣ, если концы *E* и *F* связаны неподвижно со стѣнами, то мы не въ состояніи безъ разсмотрѣнія деформаціи опредѣлить, какъ передается горизонтальная сила на обѣ опоры. Если правые концы *A₁* могутъ скользить, а лѣвые *B₁* задѣланы (черт. 68), то понятно, что горизонтальная сила передается *B* и отъ этой точки при помощи діагональныхъ связей можетъ быть перенесена на боковыя стѣны. Еслибы конецъ *B* былъ подвѣшенъ, то вся сила была бы воспринята опорной точкой *A*. Такъ какъ однако самая прочная задѣлка съ закрѣплениемъ болтами, о которомъ мы говорили при описаніи станковъ, скоро расшатывается благодаря тому, что величина виѣшнихъ силъ, дѣйствующихъ на нихъ, ежеминутно мѣняется, то мы можемъ съ увѣренностью утверждать, что горизонтальная сила во всѣхъ случаяхъ, за исключеніемъ конструкціи съ діагональными связями, передается задней стѣнѣ зданія, и что части *BO*, *BO₁* и *BO₂* балокъ подвергаются сжатію, часть же *AO*, *A₁O* и *A₂O* относятся индифферентно къ горизонтальнымъ силамъ. Намъ придется вернуться еще къ разматриваемому вопросу при исследованіи пирамидальныхъ копровъ, въ которыхъ имѣются аналогичныя явленія.

Простое вычисленіе доказываетъ, что сила тренія, возбуждаемая натяженіемъ каната, можетъ быть недостаточна для удержанія балки на мѣстѣ, если подъемная машина отодвинута слишкомъ далеко отъ шкивовъ; такъ что во время подъема она будетъ нѣсколько передвигаться по направленію горизонтальной силы, и вслѣдствіе этого пере-

движения все горизонтальное усилие воспринимается задней стѣной (состѣнной къ машинѣ). На самомъ дѣлѣ, если f —коэффиціентъ тренія желѣза по чугуну, то, если закрѣпленіе балокъ расшатано,—балки будутъ лежать неподвижно, пока существуетъ неравенство

$$f \cdot 2s \cos^2 \frac{\alpha}{2} - 2s \sin \frac{\alpha}{2} \cos \frac{\alpha}{2} > 0;$$

это выраженіе послѣ сокращеній и преобразованій перейдетъ въ нижеслѣдующее:

$$f > \operatorname{tg} \frac{\alpha}{2}.$$

Коэффиціентъ тренія желѣза по чугуну равенъ Max. 0,16, съ другой стороны, такъ какъ α доходитъ не рѣдко до 60^0 , то указанное нами условіе чаще всего не соблюдено.

Мы при нашемъ расчетѣ не принимали во вниманіе давленія, являющагося слѣдствіемъ тяжести самыхъ балокъ со шкивами; въ виду этого условіе, при которомъ балки будутъ лежать неподвижно, нѣсколько благопріятнѣе теоретическаго, но тѣмъ не менѣе на самомъ дѣлѣ происходятъ явленія, о которыхъ мы говорили выше.

Шкивныя балки подвергаются сложному изгибу; вѣсь шкива и самихъ балокъ дѣйствуетъ по вертикальному направленію, а равнодѣйствующая отъ натяженія канатовъ наклонена къ этому направленію. Расчетъ получился бы довольно сложный; въ виду же того, что онъ ведется съ очень большимъ запасомъ прочности, на практикѣ балки разсчитываются только на вертикальный изгибъ; кромѣ того слѣдуетъ иногда провѣрять части, подверженныя сжатію, то есть части отъ шкивовъ до задней стѣны, на продольный изгибъ или на сжатіе, смотря по длине этихъ частей. Для расчета вертикальныхъ силъ примѣняется Max. P , а для горизонтальныхъ—Max. U по формуламъ (25) —(26). Если черезъ G назовемъ вѣсь одного шкива, черезъ E —вѣсь балки, разстояніе оси шкивовъ отъ стѣнъ чрезъ l_1 и l_2 , при чемъ

$$l_1 + l_2 = l,$$

гдѣ l длина балокъ, то у насъ получится

$$\begin{aligned} p_1' &= \frac{1}{2} \left[E + \frac{l_1}{l} (G + P_1) \right], \\ p_2' &= \frac{1}{2} \left[E + \frac{l_1}{l} (G + P_2) \right], \end{aligned} \tag{29}$$

$$p_1'' = \frac{1}{2} \left[E + \frac{l_2}{l} (G + P_1) \right], \quad (29)$$

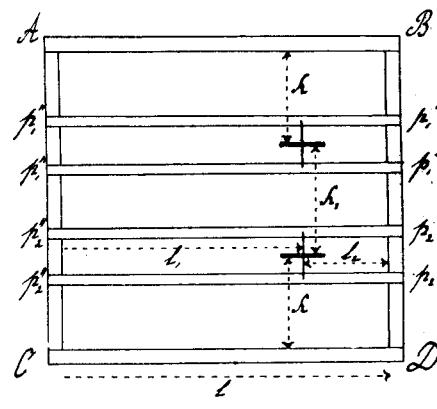
$$p_2'' = \frac{1}{2} \left[E + \frac{l_2}{l} (G + P_2) \right].$$

Въ этихъ выраженияхъ p_1' и p_2' обозначаютъ давленіе на правыя опоры, p_1'' и p_2'' —на лѣвые (см. черт. 16).

Въ случаѣ, если имѣются три параллельныя балки, то среднія изъ нихъ подвержены нагрузкѣ, равной вѣсу полнаго шкива и суммѣ вертикальныхъ силъ $P_1 + P_2$, такъ что давленіе на правую и лѣвую стѣны опредѣлится выражениемъ

$$p_{1,2}' = \frac{1}{2} \left[E + \frac{l_1}{l} (2G + P_1 + P_2) \right], \quad (29a)$$

$$p_{1,2}'' = \frac{1}{2} \left[E + \frac{l_2}{l} (2G + P_1 + P_2) \right].$$



Черт. 16.

Такъ какъ нами введено условіе, что балки раньше или позже расшатаются въ своихъ гнѣздахъ, то для расчета слѣдуетъ пользоваться формулами, выведенными для случая балки, свободно лежащей на опорахъ. Итакъ если

$$\frac{G + P_1}{2E} < \frac{l_2 - l_1}{2l_2},$$

то, согласно теоріи сопротивленія матеріаловъ, имѣемъ

$$W_k = \left[\frac{1}{2} (G + P_1) \frac{l_1}{l} + \frac{\epsilon}{2} \right]^2 \frac{l}{2E};$$

въ случаѣ же если

$$\frac{G + P_1}{2E} > \frac{l_2 - l_1}{2l_2},$$

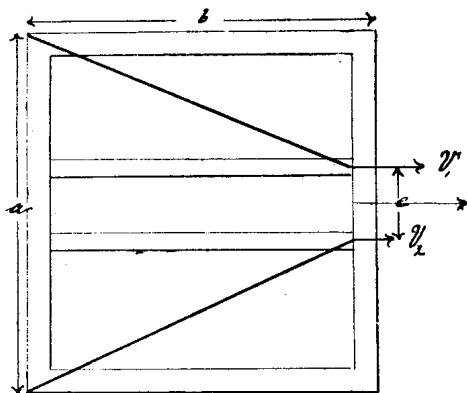
то

$$W_k = \left(G + P_1 + \frac{E}{2} \right) \frac{l_1 l_2}{l}. \quad (30)$$

Въ виду того, что $(G + P_1)$ или $(G + P_2)$ очень велики по сравненію съ $2E$, такъ что даже въ случаѣ самаго малаго l_1 имѣетъ мѣсто

второе неравенство, то вообще приходится пользоваться формулой (30). Для другихъ балокъ примѣнимы, понятно, тѣ же формулы съ соотвѣтственными видоизмѣненіями. Это замѣчаніе относится и для случая расположенія подъемныхъ отдѣленій одно за другимъ.

Расчетъ балочной конструкціи съ диагональными тягами, конечно, ничѣмъ не отличается отъ выше указанного, самыя же тяги можно расчитывать на основаніи ниже слѣдующихъ соображеній.



Черт. 17.

Если разрывающее усилие появилось на шкивѣ A , которому соответствуетъ Max. $U = U_1$, то горизонтальная сила на другомъ шкивѣ B , равная U_2 , по величинѣ своей гораздо меньше первой. Равнодѣйствующая этихъ силъ не пересекается въ одной точкѣ съ продолженіями направленій тягъ. Назовемъ разстояніе между концами тягъ, закрѣпленными на чугунной плитѣ, черезъ e ; пусть кромѣ того длина зданія, считая по направлению силы, будетъ b , ширина - a , уголъ взаимнаго наклоненія тягъ — α ; если мы точку приложенія равнодѣйствующей $U_1 + U_2$ перенесемъ въ середину разстоянія $\frac{e}{2}$, то расчетъ натяженія каждой тяги можетъ быть произведенъ на основаніи формулы

$$s = \frac{U_1 + U_2}{2 \cos \frac{\alpha}{2}}, \quad (31)$$

которая получается при помощи параллелограмма равновеликихъ силъ, растягивающихъ тяги. Въ этомъ случаѣ остается моментъ силъ не равный нулю

$$M = \frac{e}{2} (U_1 - U_2),$$

стремящійся повернуть плиту и перекосить тяги. Такъ какъ U_1 приблизительно разъ въ 5 больше U_2 , то мы имѣемъ дѣло съ довольно значительными усилиями; обыкновенно принимаютъ

$$U_1 = U_2 = \text{Max. } U$$

и расчитываютъ тяги по формулѣ

$$s = \frac{\text{Max. } U}{\cos \frac{\alpha}{2}}, \quad (32)$$

при чемъ получается, конечно, громадный запасъ прочности. Величину угла α , въ зависимости отъ поперечныхъ размѣровъ зданія и разстоянія концовъ тягъ e , можно опредѣлить по формулѣ

$$\operatorname{tg} \frac{\alpha}{2} = \frac{a-e}{2b}.$$

Рассмотримъ теперь расчетъ нѣкоторыхъ типическихъ сложныхъ фермъ въ условіяхъ ихъ примѣненія въ качествѣ шкивныхъ балокъ.

Раскосную балку (черт. 18) можемъ расчитать какъ неразрѣзную балку, подпертую въ четырехъ точкахъ, то есть въ гнѣздахъ стѣнъ и въ точкахъ соприкосновенія съ раскосами. Въ справочныхъ книгахъ имѣются также эмпирическія и полуэмпирическія формулы для этого случая.

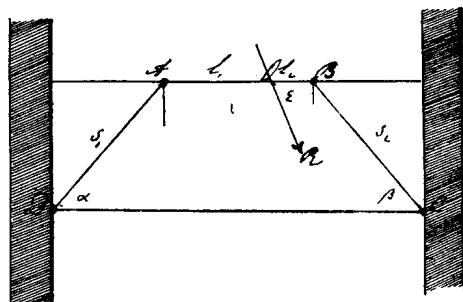
Если въ точкахъ A , B , C и D мы вообразимъ щарнирныя соединенія, то тогда напряженія въ частяхъ фермы можно разсчитать слѣдующимъ образомъ. Равнодѣйствующую R разложимъ на горизонтальную и вертикальную составляющія; тогда часть AB можно разсчитать какъ балку, подверженную сосредоточенной нагрузкѣ (черт. 18)

$$P=R \sin \varepsilon.$$

Въ углахъ A и B дѣйствуютъ вертикальные силы

$$\frac{l_2}{l} R \sin \varepsilon, \quad \frac{l_1}{l} R \sin \varepsilon;$$

въ виду этого сжимающія напряженія въ подкосахъ будутъ



Черт. 18.

$$s_1 = \frac{l_2}{l} R \frac{\sin \varepsilon}{\sin \alpha}, \quad s_2 = \frac{l_1}{l} R \frac{\sin \varepsilon}{\sin \beta}.$$

Въ части верхней панели AO имѣется горизонтальная сила

$$s_1' = \frac{l_2}{l} R \frac{\sin \varepsilon}{\operatorname{tg} \alpha},$$

въ части же OB —

$$s_2' = R \cos \varepsilon - \frac{l_2}{l} R \frac{\sin \varepsilon}{\operatorname{tg} \beta}.$$

Правой опорой воспринимается горизонтальное давление

$$v_1 = \frac{l_2}{l} R \frac{\sin \varepsilon}{\tan \alpha} - \frac{l_1}{l} R \frac{\sin \varepsilon}{\tan \beta} + R \cos \varepsilon$$

Нижняя панель растягивается большей изъ силъ s_1' или s_2' , правой же или лѣвой опорой воспринимается разность этихъ силъ, смотря по ихъ относительной величинѣ

$$v_2 = - \frac{l_2}{l} R \frac{\sin \varepsilon}{\tan \alpha} + \frac{l_1}{l} R \frac{\sin \varepsilon}{\tan \beta}$$

Вертикальное давленіе въ точкѣ D равно давленію въ A , а давленіе въ C равно давленію въ точкѣ B . Выбравъ соответствующимъ образомъ относительные размѣры фермы, можно для данного наклона R перенести горизонтальную силу въ C ; если предположимъ, что $v_1=0$, то $v_2=R \cos \varepsilon$; при этомъ необходимо соблюденіе условнаго уравненія

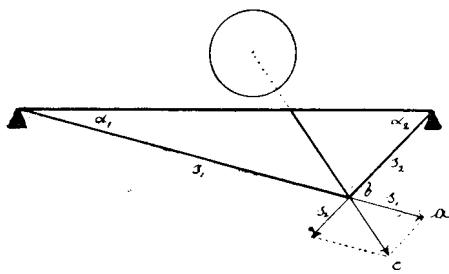
$$\frac{l_2}{\tan \alpha} - \frac{l_1}{\tan \beta} + \frac{l_2+l_1}{\tan \varepsilon} = 0;$$

обыкновенно дѣлаютъ $\alpha=\beta$, тогда

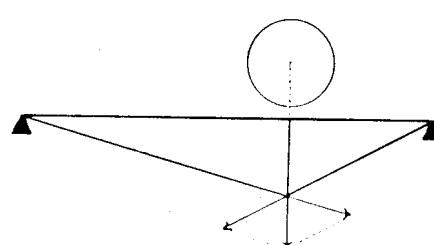
$$\frac{\tan \varepsilon}{\tan \alpha} = \frac{l_1+l_2}{l_1-l_2}$$

Это условіе слѣдуетъ принимать во вниманіе для предварительныхъ соображеній при проектированіи.

Обратная шпенельная ферма. Сохранимъ прежнія обозначенія; пусть кромѣ того α_1 и α_2 будуть углами наклона тягъ къ главной



Черт. 19.



Черт. 20.

балкѣ; натяжевія въ тягахъ пусть будутъ s_1 и s_2 ; изъ треугольника abc въ виду того, что $\angle bac = \alpha_1 + \alpha_2$, имѣемъ

$$R_0^2 = s_1^2 + s_2^2 - 2 s_1 s_2 \cos(\alpha_1 + \alpha_2);$$

кромѣ того, натяженія въ верхній части панели равны между собою. Величина ихъ будетъ

$$s' = s_1 \cos \alpha_1 = s'' = s_2 \cos \alpha_2;$$

отсюда опредѣляемъ

$$s_1 = \frac{R_0}{\sqrt{1 + \frac{\cos^2 \alpha_1}{\cos^2 \alpha_2} - 2 \cos(\alpha_1 + \alpha_2) \frac{\cos \alpha_1}{\cos \alpha_2}}}, \quad (32)$$

$$s_2 = \frac{R_0}{\sqrt{1 + \frac{\cos^2 \alpha_2}{\cos^2 \alpha_1} - 2 \cos(\alpha_1 + \alpha_2) \frac{\cos \alpha_2}{\cos \alpha_1}}},$$

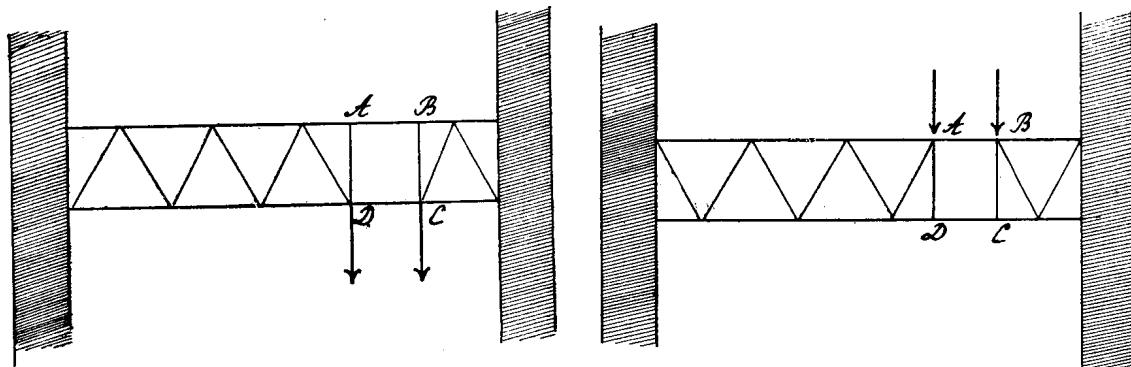
гдѣ R_0 —сила, направленная по стойкѣ; ее можно направить по наклонной равнодѣйствующей силѣ, и тогда $R_0 \neq R$; конечно, вычислить силу, направленную по стойкѣ, разложивъ R на горизонтальную и направленную по направлению силы R_0 . Преимущество наклонной стойки состоитъ въ томъ, что часть горизонтальныхъ силь воспринимается тягами. На практикѣ чаще примѣняютъ конструкціи съ вертикальной стойкой; тогда понятно

$$R_0 = P + G,$$

гдѣ G собственный вѣсъ фермы. Если панель DC представляеть изъ себя неразрѣзную балку, то вышеуказанный расчетъ не точенъ: часть давленія воспринимается непосредственно верхней панелью, такъ что на долю тягъ приходится сила меньшая, чѣмъ по формулѣ (32). Практики часто не принимаютъ въ соображеніе деформаціи и просто a priori распредѣляютъ нагрузку напримѣръ, считая, что верхняя панель принимаетъ на себя одну ея половину, а тяги другую. Въ этомъ случаѣ верхняя панель расчитывается, какъ балка на двухъ опорахъ, подверженная сосредоточенной нагрузкѣ и собственному вѣсу, и провѣряется на сжатіе отъ силы $s' = s''$, являющейся результатомъ перенесенія части груза на тяги и стойку+горизонтальное давленіе U . Конечно, въ дѣйствительности раздѣленіе нагрузки на части фермы будетъ другое, но въ виду громаднаго запаса прочности, съ которымъ ведется расчетъ надшахтныхъ сооруженій, вредныхъ послѣдствій отъ такого упрощенія не бываетъ. Болѣе точный расчетъ неразрѣзной панели, какъ балки на трехъ опорахъ, примѣняется рѣдко.

При решетчатыхъ бармахъ подушки помѣщаются на верхней панели. Въ большинствѣ случаевъ фермы этого рода примѣняются съ диагональными перекрещающимися стержнями и являются въ виду

этого статически неопределимыми. Расчетъ вести можно по упрощенному и приближенному методу, разбивая данную конструкцію на болѣе простыя фермы. Напримѣръ, ферму, изображенную на черт. 12, можно разбить на двѣ, приведенные ниже на черт. 21 и 22, часть *ABCD*,



Черт. 21.

Черт. 22.

въ которой верхняя панель соединена съ нижней при помощи листового желѣза, представляетъ изъ себя жесткое тѣло, на которое дѣйствуютъ вѣнчнія силы, а именно—половина вертикального давленія отъ подъема ($\frac{1}{2} P$), половина вѣса шкива ($\frac{1}{2} G$) и вѣсъ части *ABCD*; итакъ, если полная активная сила у насъ $\frac{1}{2} (G+P+g)$, то на смежные узлы, при указанномъ нами способѣ расчета, приходится принять нагрузку

$$\frac{1}{8} (G+P+g);$$

самый же расчетъ можно вести по одному изъ общезвестныхъ способовъ Кремона, Риттера, Циммермана и т. д. Стержни расчитываются сообразно съ полученными напряженіями, а верхнія и нижнія панели—по суммѣ обоихъ расчетовъ. Что касается собственного вѣса фермы, то мы въ правѣ разбить его на части и считать приложеннымъ въ отдельныхъ узлахъ.

Въ башенныхъ сооруженіяхъ примѣняются довольно часто конструкціи, показанныя на черт. 9. Въ этомъ случаѣ давленіе *R* передается отчасти шкивнымъ балкамъ, отчасти нижнимъ поперечнымъ. Точный расчетъ конструкціи можно обосновать на томъ, что прогибъ обѣихъ системъ балокъ долженъ быть одинаковымъ въ частяхъ, въ которыхъ онѣ соприкасаются. Если опредѣлить въ этихъ точкахъ стрѣлы прогиба по общимъ уравненіямъ и приравнять ихъ соотвѣтственно другъ другу, то у насъ получатся уравненія, дающія взаимное соотношеніе размѣровъ расчитываемыхъ балокъ. Указанный способъ расчета слишкомъ сложенъ и потому не примѣняется на практикѣ. Вместо этого предполагаютъ просто задаться той нагрузкой, которая

принимается верхними и нижними балками; напримѣръ, раздѣляютъ полную нагрузку на двѣ части и согласно съ этимъ расчитываютъ поперечные размѣры балокъ. Аналогичный расчетъ мы указали выше для обратныхъ шпренгельныхъ фермъ. Въ рассматриваемой нами конструкціи часть горизонтальныхъ силъ U передается боковымъ стѣнамъ башни, что говоритъ въ пользу этой конструкціи, кромѣ того поперечные балки играютъ роль анкерныхъ связей. Впрочемъ опредѣлить, какая именно часть горизонтальныхъ силъ передается боковымъ стѣнамъ, довольно затруднительно.

Расчетъ стѣнъ башни и ея фундаментовъ сводится къ опредѣленію толщины ихъ, достаточной для противодѣйствія вертикальнымъ давящимъ и горизонтальнымъ опрокидывающимъ силамъ. Давленіе опредѣляется по максимальному вертикальному усилію, являющемуся при разрывѣ нижняго каната, и опредѣляемое по формуламъ (18). Къ давленію, передаваемому стѣнѣ при помощи чугунныхъ плитъ, прибавляютъ давленіе вѣса части стѣнъ, находящихся выше шкивныхъ балокъ, толщина которыхъ можетъ быть сравнительно незначительной. Сумма этихъ давленій, распределенныхъ на единицу площади, опредѣляетъ намъ толщину стѣнъ въ точкахъ закрѣплениія шкивныхъ балокъ, и, хотя въ другихъ частяхъ передней и задней стѣны можно было бы принять и меньшую толщину, но, сообразуясь съ существованіемъ горизонтальной опрокидывающей силы и сотрясеніями отъ периодического подъема и перемѣнной величины дѣйствующихъ силъ вообще, придаютъ имъ чаще всего одинаковые размѣры. Къ низу толщину увеличиваютъ уступами, какъ во всѣхъ зданіяхъ. Основаніе зданія и фундаменты должны быть надлежащихъ размѣровъ. Въ виду сотрясеній, о которыхъ говорилось раньше, а также въ виду ослабленія грунта шахтой, коефиціентъ сопротивленія грунта не лишилъ уменьшить вдвое противъ обыкновенного. Бѣковыя стѣны, если въ нихъ не задѣлываются поперечные балки, могутъ имѣть нормальные размѣры, обусловленные высотою зданія и проч.

Пусть H —высота укрѣплениія шкивныхъ балокъ, H_1 —высота до центра давленія вѣтра; тогда наибольшій моментъ, стремящійся опрокинуть зданіе (черт. 22) есть

$$M_a = \text{Max } UH + v H_1, \quad (33)$$

гдѣ Max. U опредѣленъ согласно формулѣ (18), а v —горизонтальная слагающая давленія вѣтра. Ось вращенія находится въ O . Если мы черезъ Q_1 , Q_2 , Q_3 обозначимъ вѣсъ частей стѣны одинаковой

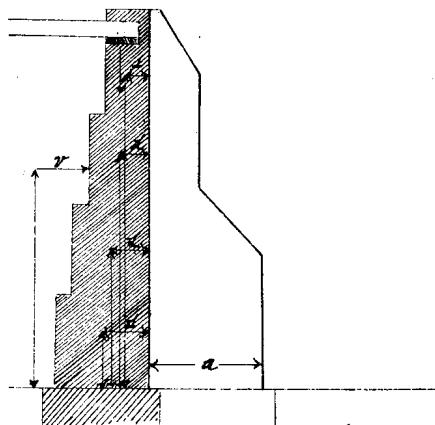
толщины, черезъ L_1 , L_2 , L_3 —горизонтальныя разстоянія ихъ центровъ тяжести отъ оси вращенія, черезъ L —разстояніе центровъ плитъ, на которыхъ лежать концы балокъ, отъ O , то есть отъ наружнаго края стѣны, обращенной къ машинѣ, и если P есть вертикальное давленіе, которое имѣетъ мѣсто при Max. U , а p —та часть давленія, которая передается рассматриваемой стѣнѣ, то моментъ, сопротивляющійся опрокидыванію, будетъ

$$M_r = \sum Q_i L_i + p L . \quad (34)$$

Понятно, что зданіе устойчиво, если

$$M_r \geq M_a . \quad (35)$$

Если это условіе не соблюдено, то, вслѣдствіе того, что увеличеніе толщины стѣнъ сопряжено съ крупными расходами, стараются скрѣпить анкерными связями все зданіе такъ,



Черт. 23.

чтобы оно представляло изъ себя одно цѣлое; это лучше всего достигается при помощи діагональныхъ связей разсмотрѣнной нами раньше конструкціи, передающей горизонтальное давленіе на боковыя стѣны. Передняя стѣна въ расчетѣ не принимается, ибо на нее горизонтальное давленіе передается только въ незначительной части, такъ какъ гнѣзда чаше всего расшатаны, а ея конструктивная связь съ прочими стѣнками довольно

слаба. Для большей устойчивости заднюю стѣну снабжаютъ часто контрфорсами, которые получаются по направленію шкивныхъ балокъ, а иногда и въ углахъ на продолженіи ноперечныхъ стѣнъ. Контрфорсы увеличиваются съ одной стороны вѣсъ стѣны, но главная ихъ польза состоитъ въ томъ, что, благодаря имъ, ось вращенія отодвигается назадъ, и такимъ образомъ плечо момента сопротивленія вращенію увеличивается на a —ширину контрфорса внизу. Конечно, толщина стѣнъ въ мѣстѣ закрѣплений въ нихъ плитъ должна быть привѣрена на сопротивленіе горизонтальной силѣ Max. U . Нелишне также провѣрить отношеніе момента опрокидыванія къ моменту сопротивленія для верхнихъ частей стѣны.

Копровая система.

Надшахтные сооружения этого типа принято подразделять на двухъ, трехъ и четырехножные копры. Если сохранить это подразделение, то сюда надо прибавить еще группу шестиножныхъ копровъ.

Самая простая конструкція двуножного копра показана на черт. 24. Въ этой системѣ какъ наклонные ноги *a*, такъ и вертикальные *b* упираются въ горизонтальные лежни *c*. Ригели *d* служатъ для болѣе надежного соединенія между собою тѣхъ и другихъ ногъ и, кромѣ того, выступающія впередъ ихъ части поддерживаютъ площадку подъ шкивами. Вертикальные ноги соединены между собою перекладинами *e*. Шкивы прикреплены при помощи балокъ *f* и перекладинъ *e* и *g* къ вертикальнымъ ногамъ.

На фиг. 25 представленъ деревянный коперь тоже англійского типа. Подъемные отдѣленія расположены рядомъ; обѣ ноги *a* упираются въ чугунные башмаки *b*, соединенные болтами съ каменнымъ фундаментомъ; ноги *a* наверху сближены, связаны крестовиной *h* и устанавливаются приблизительно по направлению равнодѣйствующей силы натяженія. Всѣ копра передается главнымъ образомъ на двѣ стойки *g*, вертикальная въ профилѣ и сближенная наверху; между собою онѣ соединены поперечиной *l* и брускомъ *m*, а съ ногой—наклонными ригелями *i* и чугунными башмаками *r*. Подшипники помѣщаются на четырехъ балкахъ *o*, расположенныхъ въ плоскости ногъ *a*; балки эти поддерживаются подкосами *n*.

На черт. 26 показана конструкція, очень похожая на описанную раньше (см. черт. 24). Здѣсь наклонные и вертикальные ноги упираются точно также, какъ на черт. 24, въ лежни. Наклонные ноги, кромѣ того, подпираются еще укосинами *a*, ригелемъ *b* и стойками *c*.

Въ конструкціи черт. 27 наклонные заднія ноги упираются въ высокій каменный фундаментъ, передняя же *b*,—въ бетонныя фундаменты. Направляющія для клѣтей *c* стоятъ на горизонтальныхъ лежняхъ *e*, подъ концы которыхъ подведены опять таки лежни, покоящіеся на бетонныхъ основаніяхъ. Вверху направляющія примыкаютъ къ ногамъ *b*, которые здѣсь сближены и соединяются съ ними при помощи ригелей *h* и поперечинъ *k*. Верхніе концы переднихъ и заднихъ

ногъ упираются въ продольные балки l , которые поддерживаются еще подпорками m съ поперечной балкой n и раскосами r , поддерживающими ихъ съ другого конца. На этихъ, а также на среднихъ балкахъ i лежать подушки шкивовъ. Итакъ, въ описываемой нами конструкціи направляющія принимаютъ на себя нѣкоторую, хотя и незначительную роль при поддерживаніи шкивныхъ балокъ. Шкивы расположены такъ, что проходящія черезъ нихъ равнодѣйствующія силы пересекаютъ точки соединенія переднихъ ногъ съ задними примерно въ A . Наклонные ноги связаны между собою при помощи ряда крестовинъ и поперечинъ и стянуты еще анкерными болтами. Переднія ноги соединяются съ задними при помощи укосинъ s и также анкерныхъ болтовъ.

Если вмѣсто двухъ наклонныхъ ногъ примѣнить три, при чёмъ средняя будетъ поддерживать внутренніе подшипники или балки, на которыхъ они лежать, то получится треножный коперь, который въ общемъ не отличается отъ вышеуказанныхъ конструкцій.

Перейдемъ къ описанію желѣзныхъ копровъ того же типа. На черт. 28 представленъ двуножный желѣзный коперь съ расположеннымъ рядомъ отдѣленіямъ. Нижняя часть ногъ a сделаны здѣсь въ видѣ под пятниковъ и упираются въ чугунные башмаки b , соединенные съ каменнымъ фундаментомъ болтами. Обѣ ноги a соединены между собою рядомъ діагональныхъ и поперечныхъ стержней. Онѣ удерживаются со стороны подъемной машины тремя прочными тягами c , на которыхъ главнымъ образомъ покоятся вѣсъ всего сооруженія. Тяги эти со стороны машины проектируются вертикально, дѣлаются изъ полосового желѣза соответствующей толщины и связываются между собою. Для устойчивости сооруженія съ передней стороны имѣются еще двѣ крѣпкія тяги k , расположенные по бокамъ и связанные съ фундаментомъ. Ноги a нѣсколько сближены вверху, наружные подшипники стоять непосредственно на верхнихъ концахъ ногъ, а два внутреннихъ поддерживаются балкой, связанной особыми скрѣплѣніями съ ногами.

Черт. 29 изображаетъ англійскій коперь, все части которого представляютъ изъ себя рѣшетчатыя фермы, или склепаны изъ листового желѣза. Наклонные ноги a упираются въ высоко возведенный фундаментъ, служащій одновременно фундаментомъ для подъемной машины. Переднія ноги b , проектирующіяся сбоку, вертикально соединены съ задними (наклонными) посредствомъ продольныхъ балокъ коробчатаго сѣченія c , склепанныхъ изъ листового желѣза, на которыхъ помѣщаются подшипники шкивовъ. Эти же балки поддерживаются въ

своихъ концахъ укосинами e и d . Средніе подшипники прикреплены къ колонкѣ f , упирающейся въ поперечную балку g .

Ферма наклонныхъ ногъ состоитъ изъ двухъ треугольныхъ фермъ; каждая изъ нихъ играетъ роль ногъ деревянныхъ копровъ. На черт. 29а переднія и заднія ноги соединены между собою укосинами h .

Коперь, показанный на черт. 30, отличается отъ вышеописанного только конструктивными деталями, основная же идея одна и та же.

Черт. 31 представляетъ коперь того же англійского типа, но нѣсколько другой конструкціи, которая имѣеть нѣкоторое сходство съ деревяннымъ копромъ, изображенныемъ на черт. 26. Ноги наклонной фермы a и вертикальной b соединяются при помощи уголка c ; къ нимъ приклепаны треугольные консоли d и e , къ которымъ прикрепляются боковые подшипники. Средніе подшипники поддерживаются колонкой f , которая упирается въ поперечную балку g и поддерживается подкосами h . Со стороны наклонной фермы колонка f распирается консолями k и прикрепляется къ фермѣ при помощи подкосовъ l и поперечной балки g . Наклонная ферма подпирается вертикальными стойками m и n и соединяется съ ногами b при помощи укосинъ r и s . Направляющія s связаны съ копромъ, но не играютъ никакой роли въ смыслѣ поддержки шкивовъ и противодѣйствія активнымъ силамъ.

Черт. 33 представляетъ конструкцію, предназначенную для подъема большого количества ископаемаго съ большой глубины. Одновременно могутъ работать двѣ подъемныя машины. Шкивовъ четыре, которые, чередуясь, расположены на двухъ горизонтахъ. Подшипники шкивовъ установлены на консоляхъ a ; консоли крайнихъ подшипниковъ приклепаны къ ногамъ вертикальной фермы, а консоли среднихъ къ—тримъ колонкамъ. Такимъ образомъ каждая колонка поддерживаетъ два шкива. Колонки установлены на горизонтальной фермѣ-перекладинѣ, которая, въ свою очередь, подпирается раскосами, упertiaми въ ноги вертикальной фермы. Наклонная подпорная ферма имѣеть то же самое приспособленіе, такъ что у колонокъ имѣются вторыя точки опоры въ верхнихъ ихъ частяхъ. Какъ наклонные ноги, такъ и вертикальная сближены вверху и упираются въ прочные каменные фундаменты. Всѣ части сооруженія представляютъ изъ себя рѣшетчатыя фермы и состоятъ или изъ желѣзныхъ уголковъ, расположенныхъ по вертикали четырехугольника и связанныхъ при помощи диагональныхъ и поперечныхъ стержней, или изъ двухъ корытообразныхъ, связанныхъ такимъ же образомъ. Въ общемъ получаются коробчатыя фермы.

Направляющія соединены съ копромъ, но относительно слабо, такъ что въ случаѣ поломки ихъ клѣтю, почему-либо застрявшей въ нихъ, отнюдь не можетъ пострадать самъ коперъ.

На черт. 34 представлено устройство четырехножного копра, въ которомъ двѣ ноги располагаются обыкновенно по направлению равнодѣйствующей и несутъ на себѣ почти всю подымаемую тяжесть. Обѣ другія ноги *f*, на которыхъ передается главнымъ образомъ вѣсъ сооруженія со шкивами, поставлены такъ, что пересѣкаютъ въ точкѣ *b* параллелограммъ силъ. Сообразно съ этимъ ноги *a* сдѣланы солиднѣе ногтѣ *f*. Каждая пара ногъ связана наверху поперечной балкой *g* съ четырьмя чугунными башмаками *h*, на которыхъ помѣщаются подшипники. Всѣ четыре ноги упираются своими нижними концами въ чугунные башмаки *i*, связанные болтами съ каменнымъ фундаментомъ; наверху ноги сближены и соединены между собою поперечинами и крестовинами въ одно цѣлое. Это устройство можно разсматривать какъ переходную форму отъ двухножного къ четырехножному копру. На черт. 35 изображено устройство желѣзного четырехножного копра съ расположеннымъ рядомъ отдѣленіями для клѣтей. Четыре крѣпкихъ угловыхъ стойки *a* соединены между собою и образуютъ какъ бы усѣченную пирамиду; стойки — ноги упираются своими нижними концами на чугунные башмаки *b*, связанные болтами съ каменнымъ фундаментомъ; наверху эти стойки соединены балочнымъ четырехугольникомъ *e*, на которомъ расположены шкивныя балки *d*. Угловыя стойки *a* связаны, кромѣ того, между собою крестовинами *f* и связками *e*.

При отдѣленіяхъ, расположенныхъ, одно позади другого, усѣченная пирамида получаетъ нѣсколько другія пропорціи. Въ этомъ случаѣ угловыя стойки соединяются двумя балочными четырехугольниками на двухъ горизонтахъ; на каждомъ изъ этихъ четырехугольниковъ находятся по двѣ шкивныхъ балки; разстояніе между этими балочными четырехугольниками немного больше діаметра шкива.

На черт. 36 показанъ деревянный пирамидальный коперъ, въ которомъ отсутствуетъ балочный четырехугольникъ; на переднія стойки *a* и заднія *b* насажены балки *c*, на которыхъ расположены шкивныя балки *d*. Геометрическая неизмѣняемость всей фермы достигается при помощи продольныхъ и поперечныхъ горизонтальныхъ связокъ *g*, *h*, *g₁*, *h₁* и диагональныхъ распоровъ *k*, *l*, *m*, *n*. Такъ какъ въ связкахъ могутъ имѣть мѣсто растягивающія усилия, то вдоль ихъ пропущены желѣзныя анкерныя связи. Ноги упираются въ каменные фундаменты.

На черт. 37 показанъ деревянный пирамидальный коперъ, снабженный подпорными ногами *a*. Въ рассматриваемой конструкціи стойки *b*

связаны наверху поперечными балками с и продольными связками e , такъ что тутъ имѣется балочный четыреугольникъ. Связки e , e_1 , e_2 — двойные; онъ обхватываютъ стойки съ двухъ сторонъ и прикреплены къ стойкамъ болтами. Въ нихъ упираются діагональныя распорки, тоже приболченныя къ стойкамъ. Подпорныя ноги a соединены съ ногами b при помощи ригелей f . Всѣ ноги стоятъ на каменныхъ фундаментахъ.

Такой же шестиножный коперь, но нѣсколько другой конструкціи, показанъ на черт. 38. Здѣсь имѣется балочный четыреугольникъ, а именно: на стойки b наложены поперечныя балки c , продольныя же e скрѣплены съ послѣдними въ шипъ; кроме того стойки стянуты еще продольными анкерами. На поперечныхъ балкахъ лежать шкивныя. Какъ поперечныя, такъ и продольныя балки подшерты по серединѣ бабками d и g , упирающимися въ нижнія горизонтальныя связи. Кроме того имѣются еще діагональныя распорки. Подъ разгрузочной площадкой, подпорными балками для которой служать связи e_2 и i_2 , имѣется также система раскосовъ и бабокъ, упирающихся въ стойки b и связи e_3 и i_3 , которая въ свою очередь подперты раскосами. Наклонныя ноги a связаны съ ногами b при помощи такой же точно фермы. Всѣ ноги упираются въ продольные лежни h , подъ которыми имѣются поперечные лежни k .

На черт. 39 показана конструкція такого же типа, только ноги b поставлены здѣсь вертикально. Балочный четыреугольникъ составленъ нѣсколько иначе, а именно—продольныя балки насажены на стойки, къ которымъ приболчены поперечныя, а на этихъ послѣднихъ лежать уже шкивныя балки. Подпорныя ноги книзу расходятся.

Иногда подпорныя ноги нѣсколько отодвигаютъ для возможности помѣщенія шкивовъ такъ, чтобы равнодѣйствующая силь проходила возможно ближе къ подпорнымъ ногамъ. Конструкція этого рода показана на черт. 40. Подпорныхъ ногъ три, онъ упираются своими нижними концами на чугунные башмаки e , связанные болтами съ каменнымъ фундаментомъ. Наружныя ноги ff наверху сближены, а третья нога проектируется спереди вертикально; всѣ три ноги соединены поперечинами h и крестовинами въ одно цѣлое. Вѣсъ всего копра передается главнымъ образомъ на вертикальныя ноги; среднія ноги соединены крѣпкими чугунными башмаками l съ наклонными ногами и съ горизонтальными балками m , на которыхъ уже лежатъ подшипники.

Желѣзный коперь, изображенный на черт. 41, принадлежитъ также къ рассматриваемому типу. Подпорныя ноги расширяются книзу; это

расширеніе начинается приблизительно на $\frac{1}{3}$ полной высоты копра. Какъ вертикальныя, такъ и наклонныя ноги соединены между собою системою поперечныхъ и діагональныхъ связокъ, такъ что всякая пара сосѣднихъ ногъ, отдельно взятая, вмѣстѣ со связками образуетъ плоскую рѣшетчатую ферму.

На черт. 42 показанъ коперь нѣсколько другого типа для подъема большихъ количествъ ископаемаго съ большихъ глубинъ. Подпорныя ноги заходятъ въ пространство между вертикальными ногами, и поддерживаютъ непосредственно шкивныя балки въ мѣстахъ, гдѣ на нихъ поиѣщены подшипники. Наклонныя ноги представляютъ рѣшетчатыя фермы, съуженные по краямъ и соединенные при помощи поперечныхъ и діагональныхъ связокъ въ одно цѣлое. Вертикальныя ноги представляютъ такія же фермы и соединены между собой при помощи такихъ же поперечинъ и крестовинъ. Направляющія (на черт. не показаны) независимы отъ вертикальныхъ ногъ, хотя приклепаны къ нимъ, но такъ, что поломка ихъ не можетъ отразиться на самихъ ногахъ. Панели ногъ состоятъ изъ корытообразнаго желѣза, поперечные и діагональные стержни—изъ углового; поперечины такой же точно конструкціи. Устои каменные; нижнія части ногъ соединены съ ними при помощи чугунныхъ плитъ и такихъ же башмаковъ и прикреплены болтами. Арочная ферма, связывающая наклонныя ноги въ нижнихъ ихъ частяхъ, примѣнена для того, чтобы оставить свободный доступъ къ шахтѣ со стороны подъемной машины. Подъемъ совершается при помощи бабокъ.

Этимъ я заканчиваю примѣры конструкцій надшахтныхъ копровъ; конечно, приведенныя типическія схемы далеко не исчерпываютъ всѣхъ разновидностей ихт, ибо для конструкторовъ въ данномъ отношеніи поле дѣятельности не ограничено. Рассмотримъ еще нѣсколько своеобразныхъ типовъ.

На черт. 43 показана въ общемъ видѣ конструкція, цѣль которой устранить боковыя опрокидывающія усиленія при примѣненіи длинныхъ барабановъ. Сзади подъемной машины на каменномъ прочномъ фундаментѣ расположены подшипники шкивовъ, черезъ которые снизу переброшены канаты. Боковыя усиленія воспринимаются этими шкивами и фундаментами. Канатъ, до направляющихъ шкивовъ и отъ нихъ ведется по роликамъ. Ноги надшахтнаго копра проектируются вертикально на плоскость, перпендикулярную оси всего сооруженія. Интересная конструкція предложена фирмой Сименсъ и Гальске для электрическаго подъема (черт. 44). Электродвигатель съ барабанами и всѣми приборами помѣщенъ на солидныхъ балкахъ, прикрепленныхъ къ

заднимъ ногамъ копра. Весь механизмъ помѣщается въ легкомъ зданіи изъ желѣза и стекла. Подъемъ типа *Коере*. Коперъ такъ называемый двуножный; пара ногъ, къ которымъ прикреплено подъемное устройство, проектируется вертикально, вторая пара ногъ расходится книзу. Направляющія построены независимо отъ ногъ.

Смѣшанная копрово-башенная система.

Если шкивныя балки укрѣплены въ массивныхъ каменныхъ стѣнахъ надшахтной башни и кромѣ того подпираются стойками или ногами, то получается смѣшанная башенно-копровая система, о которой упоминалось раньше. Система эта представляетъ большое число разнообразныхъ формъ надшахтныхъ зданій; чаще всего встрѣчаются устройства, въ которыхъ шкивныя балки подпираются четырьмя соединенными между собою ногами. Внизу эти ноги скрѣплены съ контрфорсами или стѣнками при помощи особыхъ балокъ или же чугунныхъ башмаковъ. При такомъ устройствѣ получается соединеніе пирамидального копра съ башней. Такъ какъ при этомъ горизонтальная силы только отчасти воспринимаются копромъ, то здѣсь часто приходится устраивать контрфорсы для восприятія части горизонтальныхъ силъ. Эти контрфорсы бываютъ гораздо меньшей толщины, чѣмъ при простой башенной системѣ. Важнымъ недостаткомъ этого устройства надо считать то обстоятельство, что при немъ стѣснено пространство внутри надшахтной башни.

Довольно часто встрѣчаются сооруженія, въ которыхъ нижняя часть представляетъ изъ себя башню или прочные столбы, соединенные арками, служащими основаніемъ для пирамидального копра. Эта конструкція примѣняется чаще для того случая, когда высота зданія больше длины имѣющагося лѣса, а примѣненіе желѣза не выгодно.

Теорія надшахтныхъ копровъ.

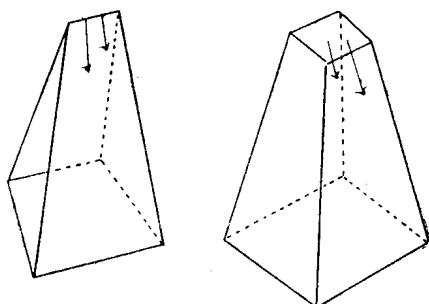
Надшахтные копры, какъ мы могли убѣдиться изъ приведенныхъ выше данныхъ объ ихъ конструкціи, да и безъ этого просто a priori, исходя изъ ихъ назначенія для подъема грузовъ по одному опредѣленному, чаще всего вертикальному направлению, должны представлять изъ себя пространственную, геометрически неизмѣняемую ферму, подверженную активнымъ силамъ R_1 и R_2 , напору вѣтра, и несущую собственный вѣсъ. Конечно, главная ихъ задача — это устойчивость по отношенію къ силамъ R_1 и R_2 , которой обусловливается прежде всего форма и конструкція копровъ; другія силы являются второстепенными и имѣютъ относительно небольшое значеніе при выборѣ и разработкѣ типа и конструкціи сооруженія.

Копры отличаются нѣкоторой симметричностью, и слѣдовательно копры съ рядомъ расположеннымъ подъемными отдѣленіями можно разбить плоскостью, проведенной по серединѣ между этими отдѣленіями и параллельно осямъ ихъ, на двѣ вполнѣ симметричныя части, каждая изъ которыхъ противостоитъ своей силѣ R , приложенной на оси шкива самостотельно или при содѣйствіисосѣдней части. Въ случаѣ отдѣленій, расположенныхъ одно за другимъ, плоскость симметріи проходитъ черезъ оси этихъ отдѣленій; въ этомъ случаѣ коперъ представляетъ изъ себя нѣчто болѣе компактное: обѣ силы R_1 и R_2 находятся почти въ одной плоскости, иногда даже строго въ одной плоскости, напримѣръ — при подъемѣ Коере.

Если мы станемъ рассматривать одну такую половину копра съ параллельными отдѣленіями или цѣлый коперъ съ отдѣленіями одно за другимъ, упростивъ ихъ до крайняго предѣла, то увидимъ, что въ основаніе всѣхъ безъ исключенія копровъ легли простыя геометрическія фигуры, а именно — треугольникъ и трапеція. Эти фигуры, получаемыя отъ пересѣченія копра плоскостями, параллельными плоскості симметріи, конечно идеальныя, такъ какъ для полученія ихъ приходится игнорировать всякия конструктивныя детали.

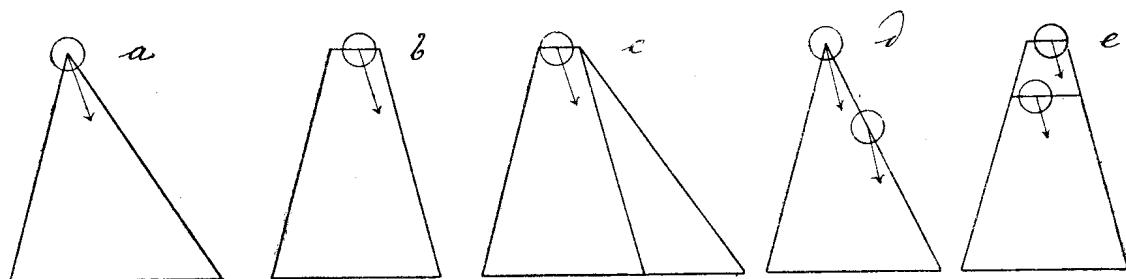
Итакъ, существенная часть копра представляетъ изъ себя срѣзанную по бокамъ призму или усѣченную пирамиду (черт. 45). Имѣются также копры, представляющіе комбинацію призмы съ пирамидой.

Схематическое съченіе копра по указанному раньше направлению даетъ намъ тѣ основныя фигуры плоскихъ фермъ, которыя при сочтаніи по двѣ или по три даютъ намъ окончательную пространственную ферму — копръ. Для копровъ съ рядомъ расположеными отдѣленіями эти схемы представлены на черт. 46 *d, e*.



Черт. 45.

Эти схемы фермъ намъ придется разсматривать подробнѣе, раньше чѣмъ перейти къ самымъ копрамъ. Итакъ необходимо разобраться въ условіяхъ



Черт. 46.

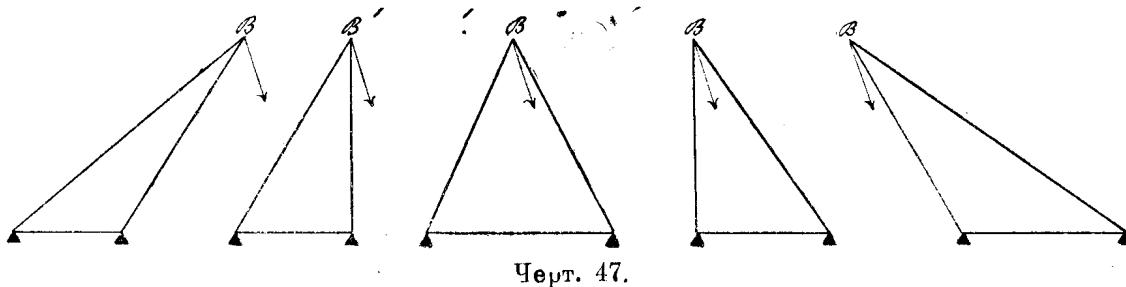
дѣйствія силъ, приложенныхъ въ вершинѣ или одновременно въ вершинѣ и нѣсколько ниже, въ одной изъ сторонъ треугольника; въ трапеціяхъ эти силы приложены у одной верхней стороны или же у верхней стороны и тяги, находящейся нѣсколько ниже. Я считаю необходимымъ сдѣлать оговорку, что все сейчасъ сказанное строго относится къ самому подъемному устройству, а отнюдь не къ направляющимъ клѣтей на дневной поверхности, которыя являются продолжениемъ подъемныхъ отдѣленій шахты, хотя въ конструктивномъ отношеніи ихъ приходится связывать съ копромъ.

Призматические копры.

Основной фиуруой для трехножныхъ копровъ надо считать треугольникъ, который, какъ известно, представляетъ форму, статически опредѣленную и геометрически неизмѣняемую, если всѣ три узла шарирные. Надо впрочемъ замѣтить, что при сооруженіи копровъ избѣгаютъ шарирныхъ соединеній. Мы при нашихъ выводахъ будемъ однако считать въ большинствѣ случаевъ соединенія шарирными.

Въ зависимости отъ направленія силы Т и рода треугольной формы въ частяхъ ея могутъ господствовать различные напряженія. Если

назовемъ чрезъ ε уголъ наклона къ вертикальной линіи силы T , какъ это принято въ главѣ о силахъ, T и ε имъютъ нѣсколько дру-



Черт. 47.

гое значеніе, чѣмъ уголъ $\frac{\alpha}{2}$ и сила R , обозначимъ чрезъ η и ξ —углы, составляемые направленіемъ сторонъ AB и BC съ вертикалью, напряженіе въ AB —чрезъ σ_1 и въ BC —чрезъ σ_2 тогда уравненія равновѣсія силъ въ узлѣ B будутъ (см. черт. 47)

$$T \cos \varepsilon + \sigma_1 \cos \eta + \sigma_2 \cos \xi = 0,$$

$$T \sin \varepsilon + \sigma_1 \sin \eta + \sigma_2 \sin \xi = 0;$$

$$\sigma_1 = -T \frac{\sin \xi \cos \varepsilon - \cos \xi \sin \varepsilon}{\sin \xi \cos \eta - \cos \xi \sin \eta} = -T \frac{\sin(\xi - \varepsilon)}{\sin(\xi - \eta)}, \quad (36)$$

$$\sigma_2 = +T \frac{\sin \eta \cos \varepsilon - \cos \eta \sin \varepsilon}{\sin \xi \cos \eta - \cos \xi \sin \eta} = +T \frac{\sin(\eta - \varepsilon)}{\sin(\xi - \eta)}.$$

Это—общія выраженія; въ нихъ углы по правую сторону вертикали слѣдуетъ считать положительными, по лѣвую—отрицательными. Въ частномъ случаѣ, когда равнодѣйствующая сила T проходитъ между передними и задними ногами, но съ правой стороны вертикали, у насть должно быть

$$\xi > 0 \quad \eta < 0, \quad \varepsilon > 0,$$

а потому формулы (36) примутъ видъ

$$\sigma_1 = -T \frac{\sin(\xi - \varepsilon)}{\sin(\eta + \xi)}, \quad (37)$$

$$\sigma_2 = -T \frac{\sin(\eta + \varepsilon)}{\sin(\eta + \xi)}.$$

Оба напряженія—сжимающія, при томъ по величинѣ $\sigma_2 > \sigma_1$; если $\xi = \varepsilon$, то $\sigma_1 = 0$, чего однако на практикѣ достигнуть нельзя.

*) На чертежахъ вместо T поставлено греческое ро большое.

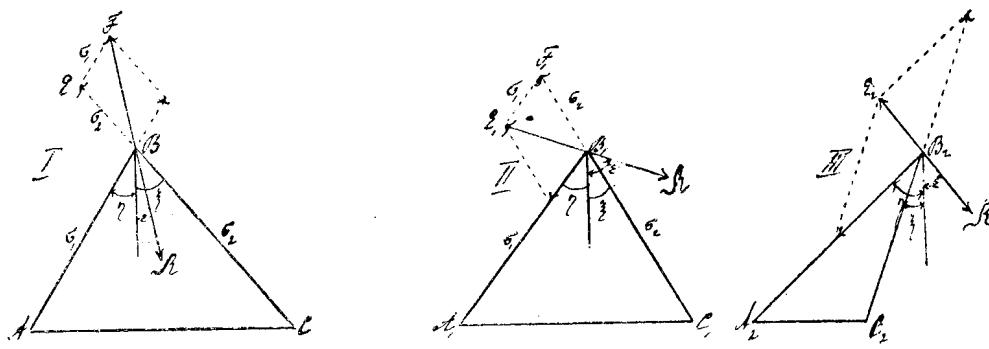
Если равнодѣйствующая T проходитъ съ виѣшней стороны заднихъ ногъ, такъ что $\eta < 0$, $\xi < 0$, $\varepsilon > 0$, то

$$\sigma_1 = +T \frac{\sin(\xi + \varepsilon)}{\sin(\eta - \xi)},$$

$$\sigma_2 = -T \frac{\sin(\eta + \varepsilon)}{\sin(\eta - \xi)}, \quad (38)$$

напряженіе σ_2 — сжимающее, а σ_1 — растягивающее (см. черт. 48c).

При помоши построенія очень легко получить оба напряженія, стоитъ только разложить силу, противоположную T , по направленіямъ ногъ (черт. 48a)



Черт. 48.

Изъ треугольника BEE' (черт. 48a) имѣемъ равенства

$$\frac{\sigma_1}{\sin(\xi - \varepsilon)} = \frac{\sigma_2}{\sin(\eta + \varepsilon)} = \frac{-T}{\sin(180 - \eta - \xi)},$$

тожественные съ формулой (37), изъ треугольника $B_2E_2F_2$ (черт. 48c) —

$$\frac{-\sigma_1}{\sin(\xi + \varepsilon)} = \frac{\sigma_2}{\sin(\eta + \varepsilon)} = \frac{-T}{\sin(\eta - \xi)};$$

это равенство тождественно съ формулой (38).

Итакъ, обѣ ноги будутъ сжиматься, если равнодѣйствующая помѣщается между ними; если же она выходитъ за коперъ, то сжатію подвержена та нога, къ которой равнодѣйствующая ближе, другая же нога растягивается. Такъ какъ съ конструктивной точки зрењія не всегда имѣется возможность строить длинныя фермы, работающія на перемѣнное по величинѣ растяженіе, переходящее въ сжатіе во время бездѣйствія сооруженія, или по крайней мѣрѣ это не всегда удободостижимо, то обыкновенно строители стараются располагать

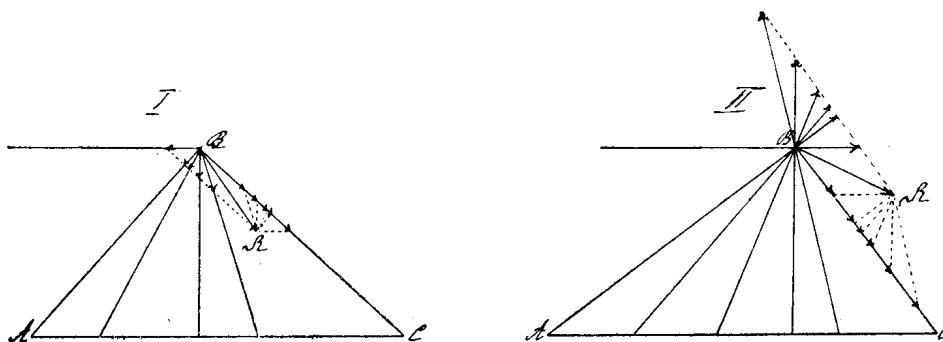
ноги такъ, чтобы онѣ только сжимались. Это замѣчаніе относится прежде всего къ деревяннымъ копрамъ. Разсмотримъ выведенныя нами формулы. Пусть углы ξ и η постоянны; тогда ясно, что съ увеличеніемъ η напряженіе σ_1 въ обоихъ указанныхъ случаяхъ уменьшается: мы можемъ написать, что при $\varepsilon = \text{Const.}$ и $\xi = \text{Const.}$,

$$\text{Min } \sigma_1 \text{ будетъ при } \eta + \xi = 90^\circ,$$

или

$$\quad \quad \quad \eta - \xi = 90^\circ.$$

Сказанное можетъ быть графически представлено слѣдующимъ образомъ (черт. 49):



Черт. 49.

На приведенныхъ графическихъ изслѣдованіяхъ мы разлагаемъ непосредственно силу T по направлениямъ ногъ, получая такимъ образомъ не напряженія, а силы, направленныя по этимъ ногамъ, и вызывающія равныя имъ, но противоположныя по направлению реакціи.

Черт. 49 (I) даетъ намъ возможность вывести слѣдующее заключеніе: если желательно разгрузить переднюю ногу за счетъ задней, то слѣдуетъ увеличивать уголъ ABC , отклоняя переднюю ногу. Прѣдѣль этого отклоненія есть 90° , ибо тогда имѣется $\min \sigma_1$. Дальнѣйшее отклоненіе ведетъ къ увеличенію σ_2 , но съ одновременнымъ увеличеніемъ и σ_1 . Однаковое напряженіе въ обѣихъ ногахъ будетъ въ томъ случаѣ, когда уголъ, составленный ногами, раздѣляется силой T пополамъ, то есть когда

$$\varepsilon = \frac{\xi - \eta}{2}.$$

Во второмъ случаѣ, когда равнодѣйствующая P проходить съ вѣшней стороны, самое неблагопріятное расположение имѣть мѣсто, когда уголъ ABC малъ; отодвигая AB , мы достигаемъ уменьшенія какъ σ_1 , такъ и σ_2 до тѣхъ поръ, пока

$$\xi - \eta = 90^\circ;$$

далънѣйшее отклоненіе сопряжено съ уменьшеніемъ σ_2 , но одновременно возрастаетъ и σ_1 .

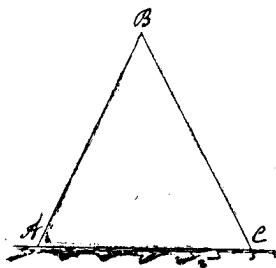
Если бы мы условились считать

$$\eta = \text{Const.}, \varepsilon = \text{Const.},$$

то, полагая ξ переменнымъ, на основаніи такихъ же соображеній мы бы нашли, что, мѣняя уклонъ BC , мы мѣняемъ напряженіе въ обѣихъ ногахъ. Собственно говоря, эта задача ничѣмъ не отличается отъ предыдущей. Вообще сделанные нами выводы показываютъ, что есть возможность согласовать до нѣкоторой степени конструкцію копра съ имѣющимся подъ рукой материаломъ.

Такъ какъ опорамъ передаются усилия по направленію ногъ, то нижняя тяга AC можетъ быть устранена; въ этомъ случаѣ приходится концы ногъ укреплять неподвижно и неизмѣняемо по двумъ направлѣніямъ (если разсматривать, какъ мы это дѣлаемъ, плоскую ферму). Достигаютъ этого, примѣняя чугунные башмаки или плиты, прикрепляемые къ прочнымъ каменнымъ фундаментамъ при помощи анкеровъ. При деревянныхъ небольшихъ копрахъ, во избѣженіе устройства башмаковъ и фундаментовъ, примѣняютъ часто нижнія тяги въ видѣ деревянныхъ лежней, въ которые впущены концы ногъ (черт. 26 и 38, описанные раньше).

Эти лежни, воспринимая давленіе ногъ σ_1 и σ_2 , сами подвергаются натяженіямъ σ'_3 и σ''_3 , направленнымъ вдоль ихъ и стремящимся отколоть части, находящіяся на вѣшней сторонѣ ногъ; при этомъ



Черт. 50.

$$\sigma'_3 = \sigma_1 \sin \eta = T \frac{\sin(\xi - \varepsilon)}{\sin(\eta + \xi)} \sin \eta, \quad (39)$$

$$\sigma''_3 = \sigma_2 \sin \xi = T \frac{\sin(\eta + \varepsilon)}{\sin(\eta + \xi)} \sin \xi.$$

Вертикальныя давленія у точекъ A и C (черт. 50) будуть

$$p_1 = \sigma_1 \cos \eta = T \frac{\sin(\xi - \varepsilon)}{\sin(\eta + \xi)} \cos \eta, \quad (40)$$

$$p_2 = \sigma_2 \cos \xi = T \frac{\sin(\eta + \varepsilon)}{\sin(\eta + \xi)} \cos \xi.$$

Силою T передается всему устройству стремленіе къ горизонтальному передвиженію

$$T \cos \varepsilon = \sigma''_3 - \sigma'_3 = \Omega$$

и вертикальное давление

$$T \sin \varepsilon = p_1 + p_2 = \Pi$$

Горизонтальная сила можетъ передвинуть коперь, если лежень прямо положенъ на землю безъ всякихъ укрѣплений, въ томъ случаѣ, когда она превзойдетъ силу тренія. Выраженіе для аналогичнаго случая нами выведено на стр. 36. Если это условіе устойчивости не соблюдено, то приходится лежень закрѣплять искусственно.

Если бы мы положили лежень не горизонтально, а подъ нѣкоторымъ угломъ δ къ горизонту, то напряженія въ этомъ лежнѣ опредѣляются нѣсколько иначе, а именно:

$$\begin{aligned} \sigma_3' &= \sigma_1 \sin(\eta + \delta), \\ \sigma_3'' &= \sigma_2 \sin(\xi - \delta), \\ p_1 &= \sigma_1 \cos(\eta + \delta), \\ p_2 &= \sigma_2 \cos(\xi - \delta). \end{aligned} \tag{41}$$

Интересующее насъ общее передвигающее усилие вдоль плоскости лежня и нормальное къ ней опредѣляется выраженіями

$$\begin{aligned} s &= T \sin(\delta - \varepsilon), \\ p &= T \cos(\delta - \varepsilon); \end{aligned} \tag{42}$$

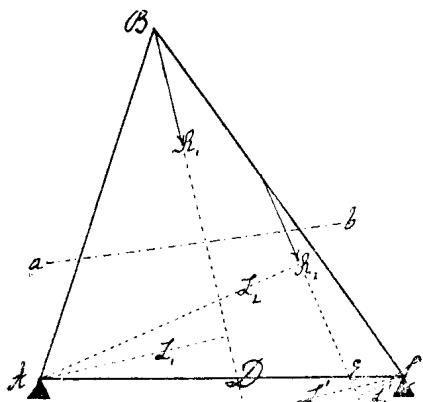
при $\delta = \varepsilon$ s дѣлается равнымъ нулю; однако такая величина δ практически не мыслима. Въ дѣствительности можно нѣсколько увеличить устойчивость копра, придавъ грунту легкую покатость отъ подъемной машины путемъ снесенія извѣстной части поверхности или путемъ настилки твердаго материала такъ, чтобы онъ не передвигался. Въ разматриваемомъ случаѣ устойчивость будетъ дана неравенствомъ

$$f \left[T \cos(\delta - \varepsilon) + \frac{G}{2} \cos \delta \right] T > \sin(\delta - \varepsilon) - \frac{G}{2} \sin \delta,$$

гдѣ G —весь копра; при этомъ предполагается, что половина его включена въ равнодѣйствующую T , а вторая воспринимается непосредственно опорами.

Разсмотримъ теперь случай призматического копра для отдѣленій, расположенныхъ одно за другимъ. Основной фигурой фермы такого

копра будетъ треугольникъ съ одной силой, приложенной въ вершинѣ, и другой—непосредственно къ задней ногѣ (черт. 51), такъ какъ шкивы располагаются одинъ у вершины, а другой ниже на ногѣ. Пусть равнодѣйствующая T_1 верхняго шкива наклонена къ вертикали подъ угломъ ε_1 , а равнодѣйствующая нижняго T_2 —подъ угломъ ε_2 . Высота расположенія шкивовъ надъ горизонтомъ— H и H_1 ; остальные обозначенія прежнія. Составимъ уравненія моментовъ по отношенію къ опорамъ A и C , не обращая вниманія на направленіе силъ, и согласно съченію ab



Черт. 51.

чертежу онѣ равны

$$L_1 = AD \cos \varepsilon_1, \quad L_2 = AE \cos \varepsilon_2, \quad L'_1 = CD \cos \varepsilon_1, \quad L'_2 = CE \cos \varepsilon_2.$$

Кромѣ того

$$AD = H(\operatorname{tg} \eta + \operatorname{tg} \varepsilon_1); \quad CE = H_1(\operatorname{tg} \xi - \operatorname{tg} \varepsilon_2); \quad AC = L = H(\operatorname{tg} \xi + \operatorname{tg} \eta);$$

$$CD = H(\operatorname{tg} \xi - \operatorname{tg} \varepsilon_1); \quad AE = H(\operatorname{tg} \xi + \operatorname{tg} \eta) - H_1(\operatorname{tg} \xi - \operatorname{tg} \varepsilon_2).$$

Послѣ подстановокъ наши уравненія примутъ видъ

$$-\sigma_1 H(\operatorname{tg} \eta + \operatorname{tg} \xi) \cos \eta = T_1 H(\operatorname{tg} \xi - \operatorname{tg} \varepsilon_1) + T_2 H_1(\operatorname{tg} \xi - \operatorname{tg} \varepsilon_2) \cos \varepsilon_2,$$

$$-\sigma_1 H(\operatorname{tg} \eta + \operatorname{tg} \xi) \cos \xi = T_1 H(\operatorname{tg} \eta + \operatorname{tg} \varepsilon_1) + T_2 H_1(\operatorname{tg} \xi + \operatorname{tg} \eta) \cos \varepsilon_2 - T_2 H_1(\operatorname{tg} \xi - \operatorname{tg} \varepsilon_2) \cos \varepsilon_2.$$

Если вставимъ въ эти выраженія вместо суммъ и разностей тангенсовъ ихъ выраженія въ функціи \sin и \cos суммъ угловъ, то послѣ сокращеній получимъ

$$-\sigma_1 H \frac{\sin(\eta + \xi)}{\cos \xi} = T_1 H \frac{\sin(\xi - \varepsilon_1)}{\cos \xi} + T_2 H_1 \frac{\sin(\xi - \varepsilon_2)}{\cos \xi},$$

$$-\sigma_2 H \frac{\sin(\eta + \xi)}{\cos \eta} = T_1 H \frac{\sin(\xi - \varepsilon_1)}{\cos \eta} + T_2 H \frac{\sin(\eta + \xi)}{\cos \xi \cos \eta} \cos \varepsilon_2 - T_2 H_1 \frac{\sin(\xi - \varepsilon_2)}{\cos \xi}$$

и отсюда окончательно

$$\begin{aligned}\sigma_1 &= -T_1 \frac{\sin(\xi - \varepsilon_1)}{\sin(\eta + \xi)} - T_2 \frac{H_1 \sin(\xi - \varepsilon_2)}{H \sin(\eta + \xi)}, \\ \sigma_2 &= -T_1 \frac{\sin(\eta + \varepsilon_1)}{\sin(\eta + \xi)} + T_2 \frac{H_1 \sin(\xi - \varepsilon_2) \cos \eta}{H \sin(\eta + \xi) \cos \xi} - T_2 \frac{\cos \varepsilon_2}{\cos \xi}.\end{aligned}\quad (43)$$

Если положить $T_2 = 0$, то эти выражения переходят въ уравненія (37), выведенныя для случая, когда сила не выходитъ по ту сторону угла, составляемаго ногами; они переходятъ въ эти же формулы, если силу T_2 предположимъ перенесенной въ вершину, то есть положимъ

$$T_1 = 0, \quad H_1 = H.$$

Это можетъ, пожалуй, служить провѣркой справедливости вывода. Если бы обѣ силы выходили по ту сторону копра, то по аналогіи съ выражениеми (38) мы можемъ написать

$$\begin{aligned}\sigma_1 &= -T_1 \frac{\sin(\xi + \varepsilon_1)}{\sin(\eta - \xi)} + T_2 \frac{H_1 \sin(\xi + \varepsilon_2)}{H \sin(\eta - \xi)}, \\ \sigma_2 &= -T_1 \frac{\sin(\eta + \varepsilon_1)}{\sin(\eta - \xi)} - T_2 \frac{H_1 \sin(\xi + \varepsilon_2) \cos \eta}{H \sin(\eta - \xi) \cos \xi} - T_2 \frac{\cos \varepsilon_2}{\cos \xi}.\end{aligned}\quad (44)$$

Комбинируя соотвѣтственно уравненія (43) и (44) съ (37) и (38), мы можемъ легко безъ новыхъ выводовъ составлять выражения, опредѣляющія напряженія въ случаяхъ, когда одна изъ силъ помѣщается внутри копра, другая же выходитъ наружу его.

Кромѣ того, не анализируя ближе нашихъ выводовъ, на основаніи только полной аналогіи ихъ съ формулами (37) и (38) мы можемъ сказать, что увеличивая или уменьшая уголъ, составляемый ногами, мы можемъ измѣнять напряженіе и будетъ

$$\text{Min } \sigma_1 \text{ при } \eta + \xi = 90^\circ \text{ или при } \eta - \xi = 90^\circ.$$

Графическій способъ разсчета можно предложить слѣдующій. Продолжимъ T_1 и T_2 (черт. 52, стр. 62) въ противоположныя стороны и отложимъ на этихъ продолженіяхъ равны величины LB и DK . Силу LB разлагаемъ по продолженіямъ направлений AB и CB .

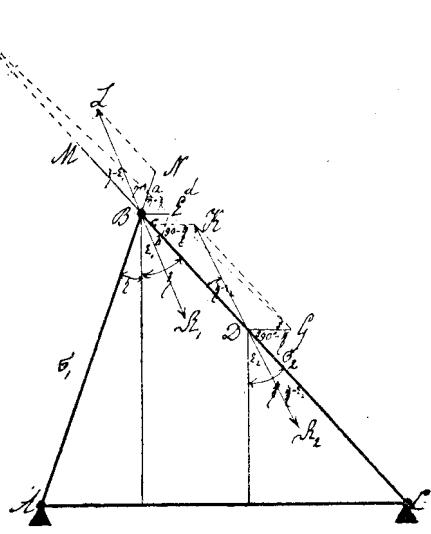
Силу DK —по направлению ноги BC и горизонтальному. Въ свою очередь горизонтальную силу DG разлагаемъ на силу, приложенную въ

вершинѣ B и въ опорѣ C ; для этого на продолженіи BC откладываемъ BF , равное DC , и соединяемъ G съ F . Пересеченіе горизонтальной прямой, проведенной черезъ B , съ GF даетъ намъ искомую длину BE , ибо

$$\frac{DG}{BE} = \frac{DF}{BF} = \frac{BC}{DB} = \frac{H}{H_1},$$

откуда

$$BE = DG \frac{H_1}{H};$$



Черт. 52.

разлагая наконецъ BE по направлениамъ AB и BC , будемъ имѣть

$$\sigma_1 = BN + Ba,$$

$$\sigma_2 = DC + BM - Bb.$$

Опредѣлимъ эти силы въ функции T_1 , T_2 , H , H_1 и угловъ; изъ треугольника BML имѣемъ

$$\frac{ML}{\sin(\xi - \epsilon_1)} = \frac{MB}{\sin(\eta + \epsilon_1)} = \frac{-T_1}{\sin(180 - \eta - \xi)};$$

а такъ какъ $ML = BN$, то

$$BN = -T_1 \frac{\sin(\xi - \epsilon_1)}{\sin(\eta + \xi)},$$

$$BM = -T_1 \frac{\sin(\eta + \epsilon_1)}{\sin(\eta + \xi)}.$$

Изъ треугольника DKG имѣемъ

$$\frac{DG}{\sin(\eta - \epsilon_2)} = \frac{GK}{\sin(90 + \epsilon_2)} = \frac{-T_2}{\sin(90 - \xi)},$$

и такъ какъ $G K = D c$, то

$$D c = - T_2 \frac{\cos \varepsilon_2}{\cos \xi},$$

$$DG = - T_2 \frac{\sin(\xi - \varepsilon_2)}{\cos \xi},$$

такъ что

$$BE = - T_2 \frac{H_1}{H} \frac{\sin(\xi - \varepsilon_2)}{\cos \xi}.$$

Наконецъ изъ треугольника BEa слѣдуетъ, что

$$\frac{Ba}{\sin(90 - \xi)} = \frac{Ea}{\sin(90 - \eta)} = \frac{BE}{\sin(\eta + \xi)};$$

опять таки въ виду того, что $Ea = Bb$, имѣемъ

$$Bb = - T_2 \frac{H_1}{H} \frac{\cos \eta}{\cos \xi} \frac{\sin(\xi - \varepsilon_2)}{\sin(\eta + \xi)},$$

$$Ba = - T_2 \frac{H_1}{H} \frac{\sin(\xi - \varepsilon_2)}{\sin(\eta + \xi)}.$$

Теперь произведемъ подстановку, чтобы получить раньше выведенныя формулы.

Для опредѣленія опорныхъ сопротивленій составимъ уравненіе моментовъ силъ у вершины B

$$Bd T_2 + \sigma_3 H = 0;$$

но

$$Bd = (H - H_1) \frac{\sin(\xi - \varepsilon_2)}{\cos \xi},$$

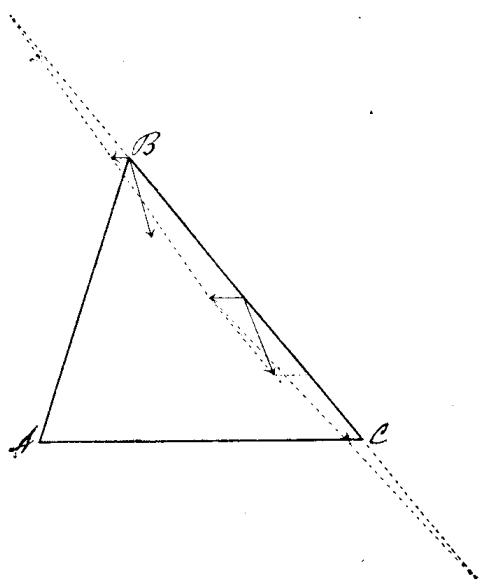
а слѣдовательно у насъ будетъ имѣться горизонтальная сила

$$\sigma_3 = - T_2 \left(1 - \frac{H_1}{H}\right) \frac{\sin(\xi - \varepsilon_2)}{\cos \xi},$$

кромѣ, конечно, силъ σ_1 и σ_2 .

При помоши построенія легко найти какъ силу σ_3 , такъ и равнодѣйствующую ея съ σ_2 . Способъ, показанный на чертежѣ 53 (стр. 64), понятенъ: $Cg = DB$ —это та часть силы DG , которая при разложеніи

T_2 предполагалась воспринятой непосредственно опорой C . Если нижняя тяга отсутствуетъ, что, впрочемъ, имѣеть мѣсто при всѣхъ серьезныхъ сооруженіяхъ, то фундаменты приходится разсчитывать такъ, чтобы они воспринимали силы: 1) въ опорѣ A по величинѣ σ_1 и 2) направленную по ногѣ въ опорѣ C силу



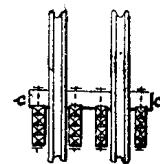
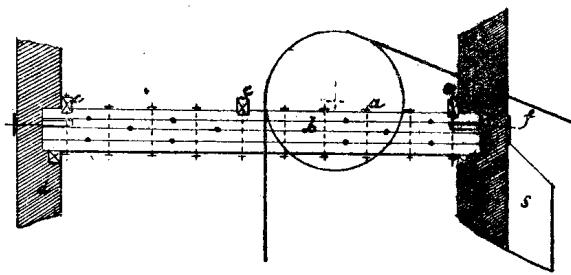
Черт. 53.

$$\rho = \sqrt{\sigma_3^2 + \sigma_2^2 - 2 \sigma_3 \sigma_2 \sin \gamma} \quad (45)$$

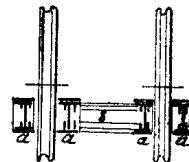
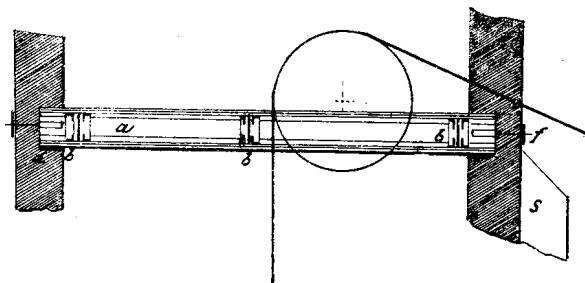
подъ угломъ къ горизонту γ , опредѣляемымъ изъ равенства

$$\sin \gamma = \frac{s}{\sigma_2} \cos \eta \quad (46)$$

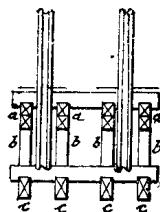
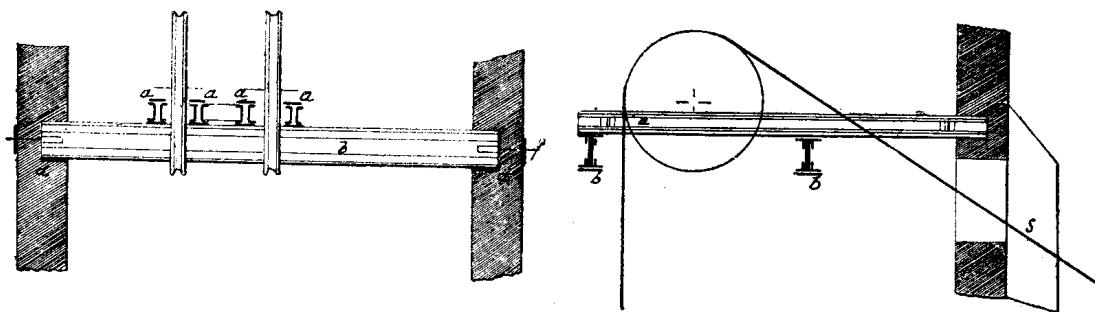
Чер. 7.



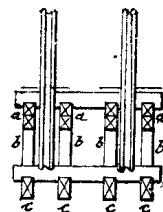
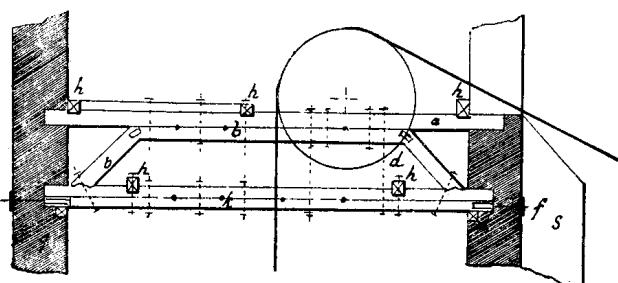
Чер. 8.



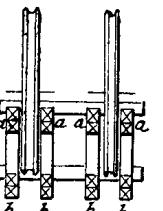
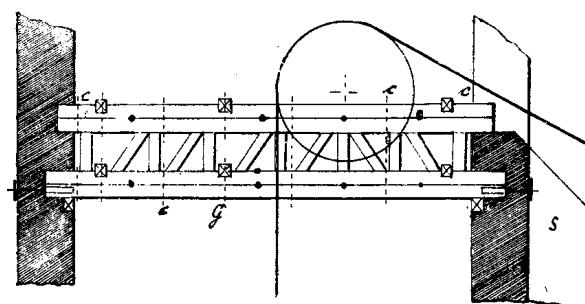
Чер. 9.



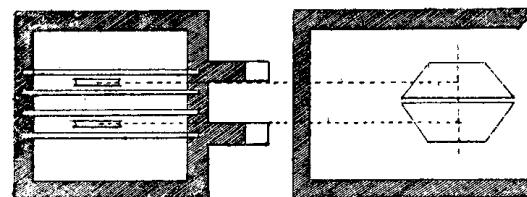
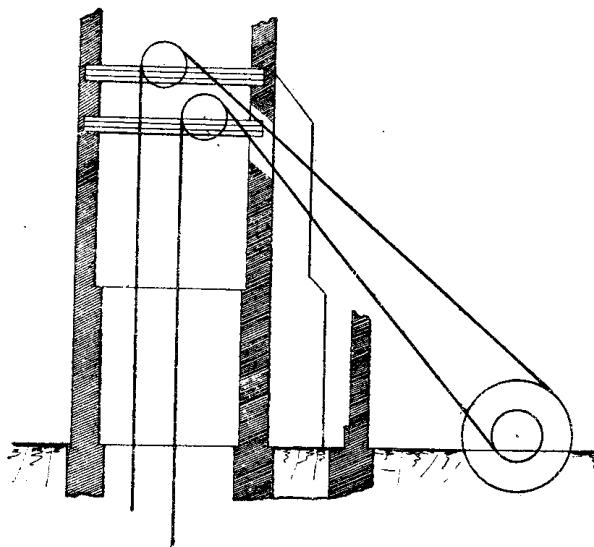
Чер. 10.



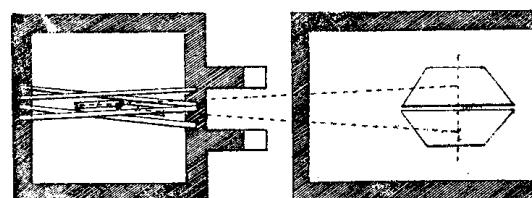
Чер. 11.



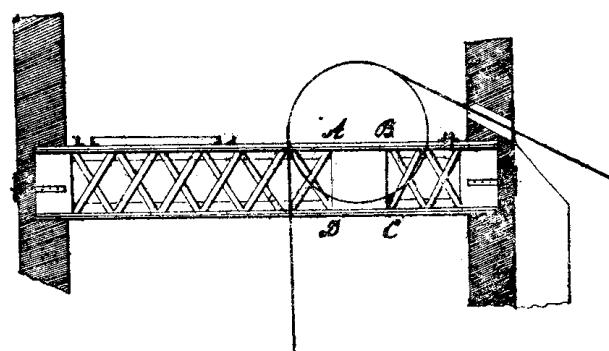
Чер. 14.



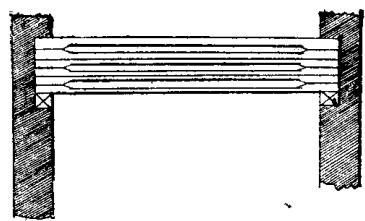
Чер. 15.



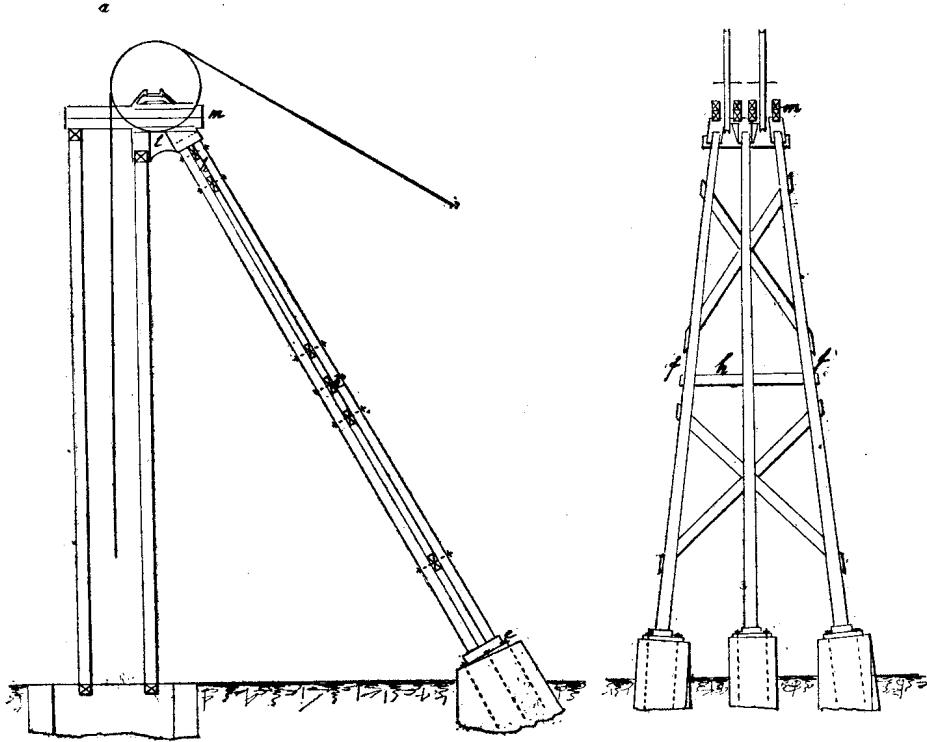
Чер. 12.



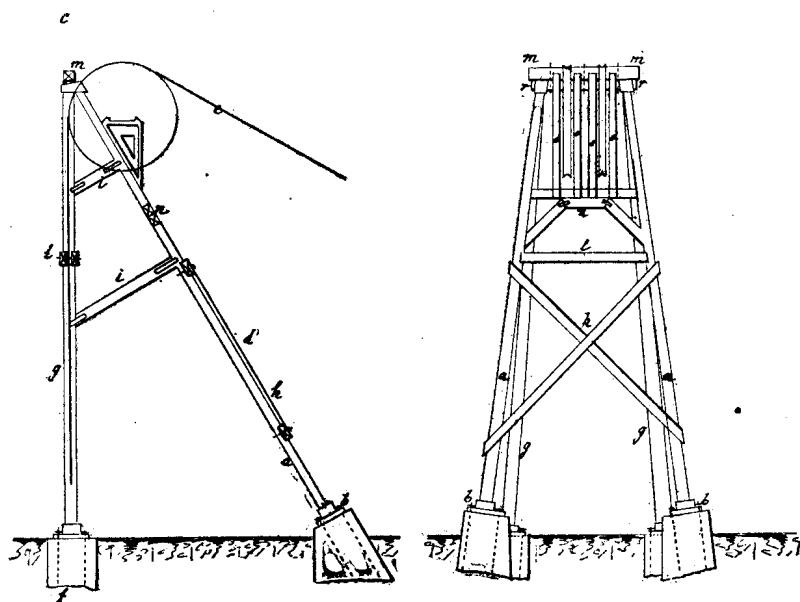
Чер. 6.

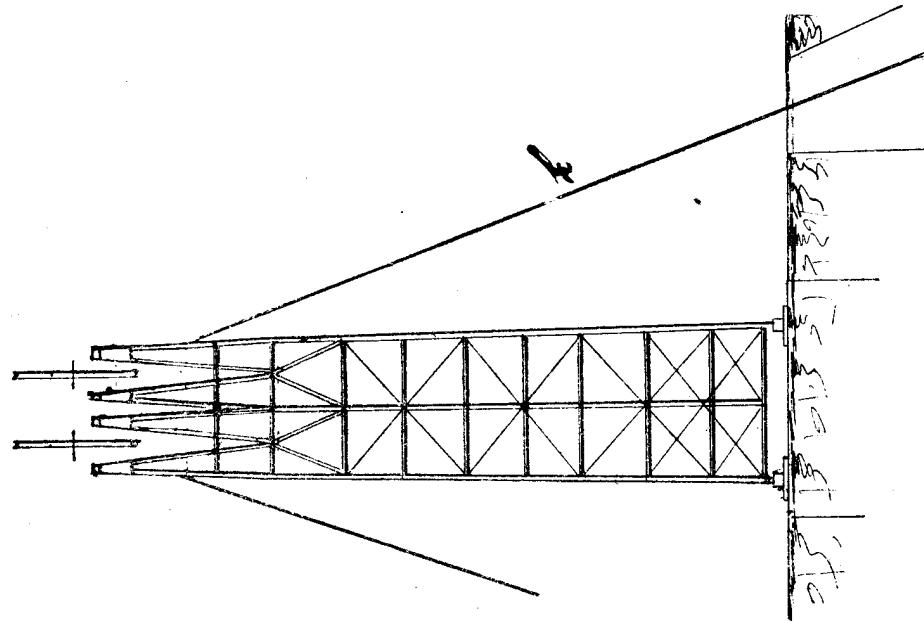
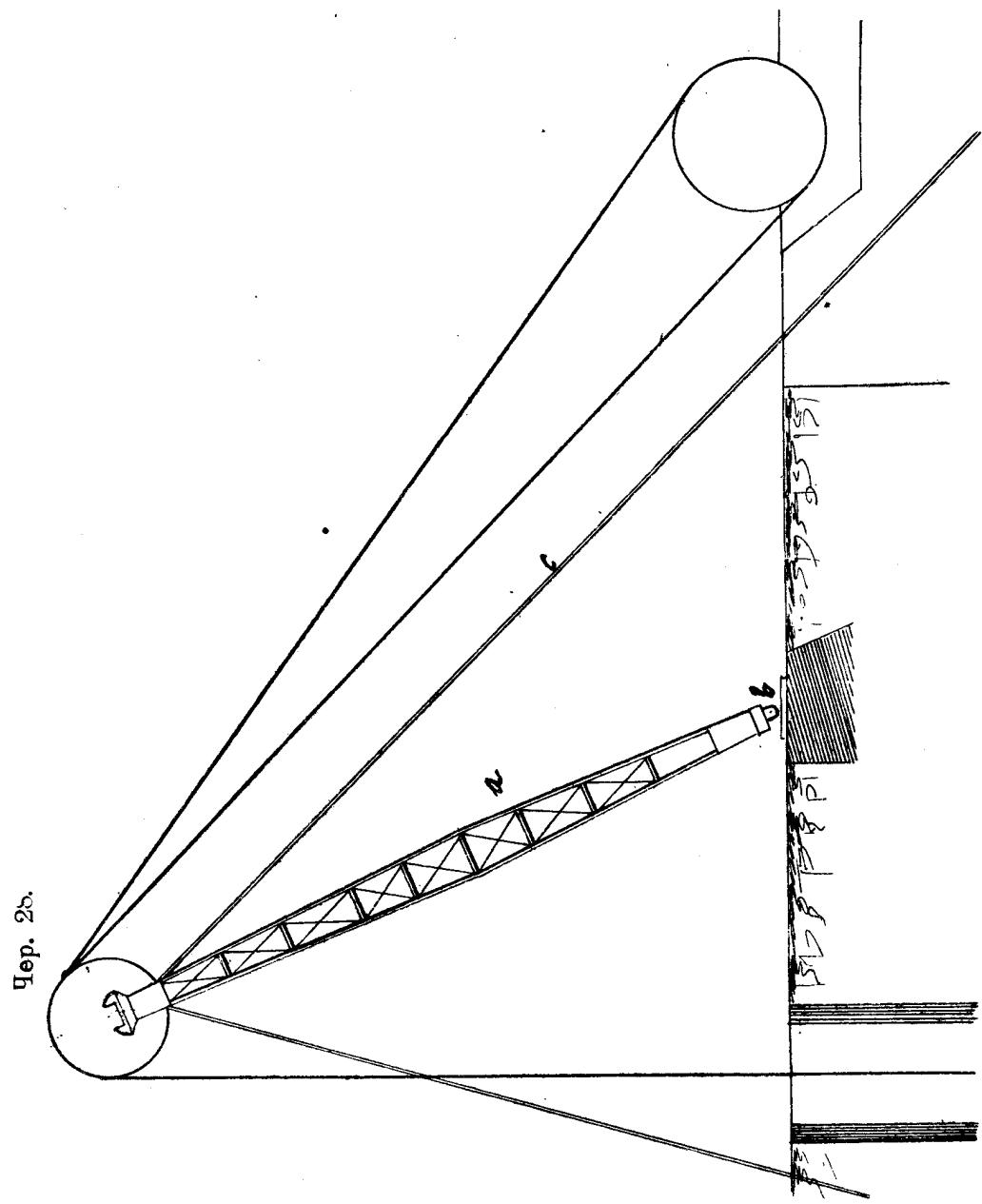


Чер. 25.



Чер. 40.





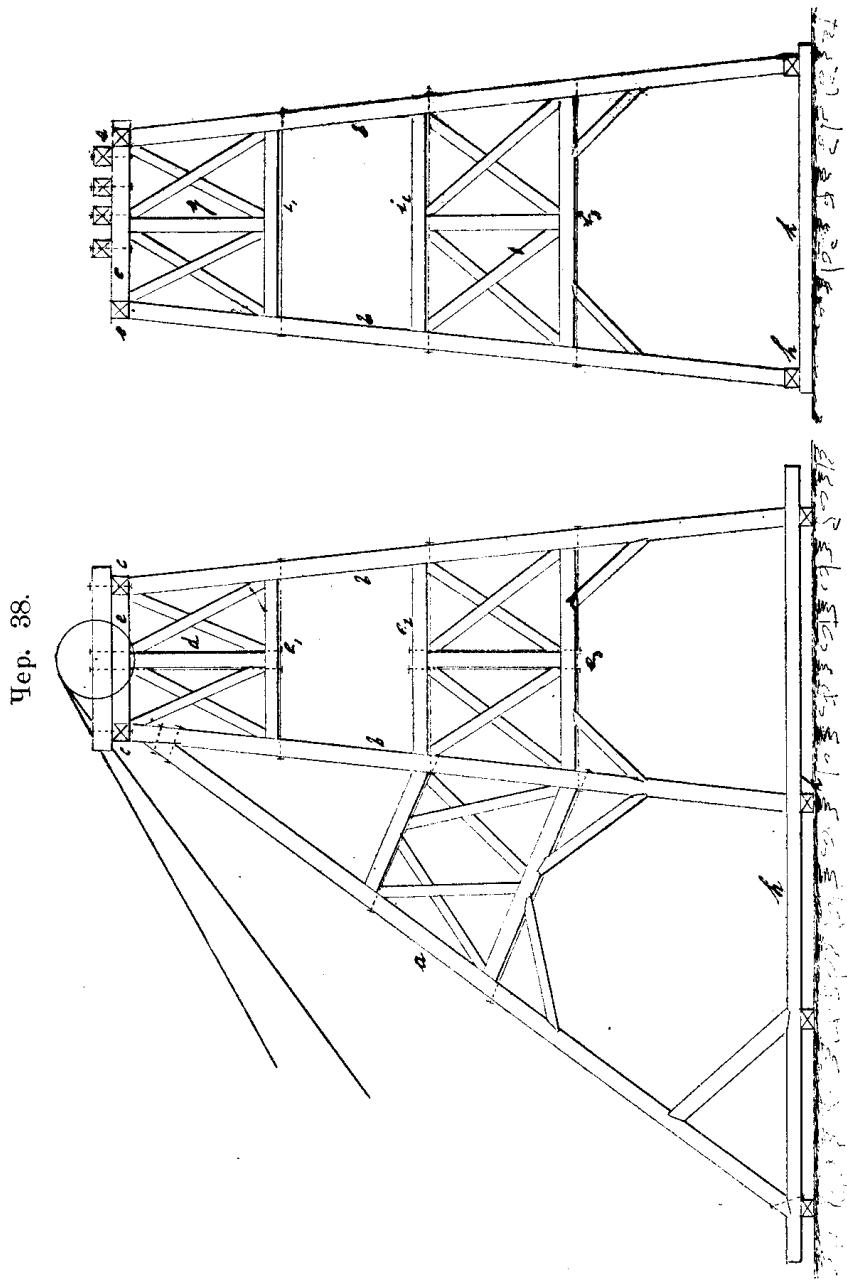
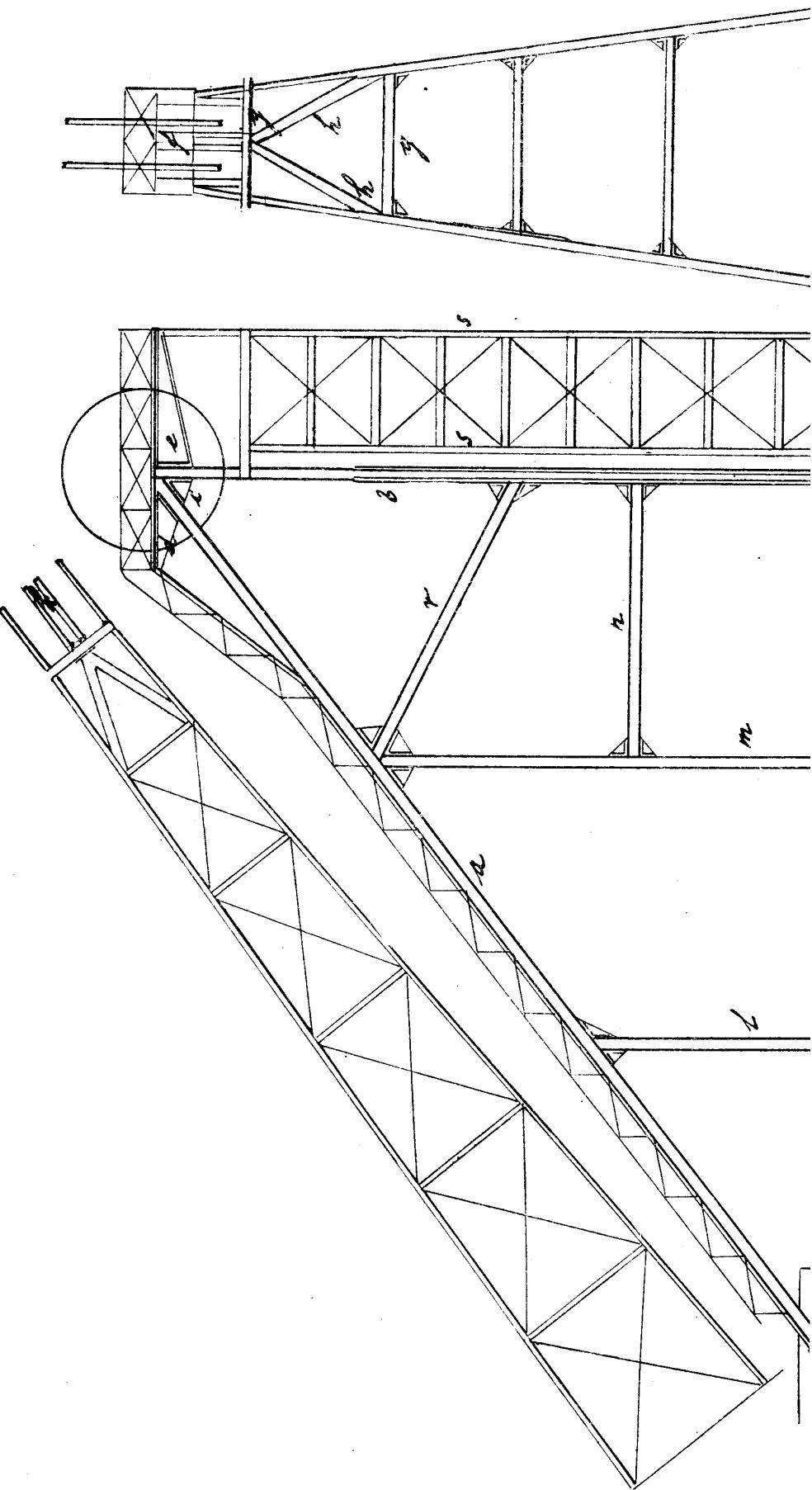
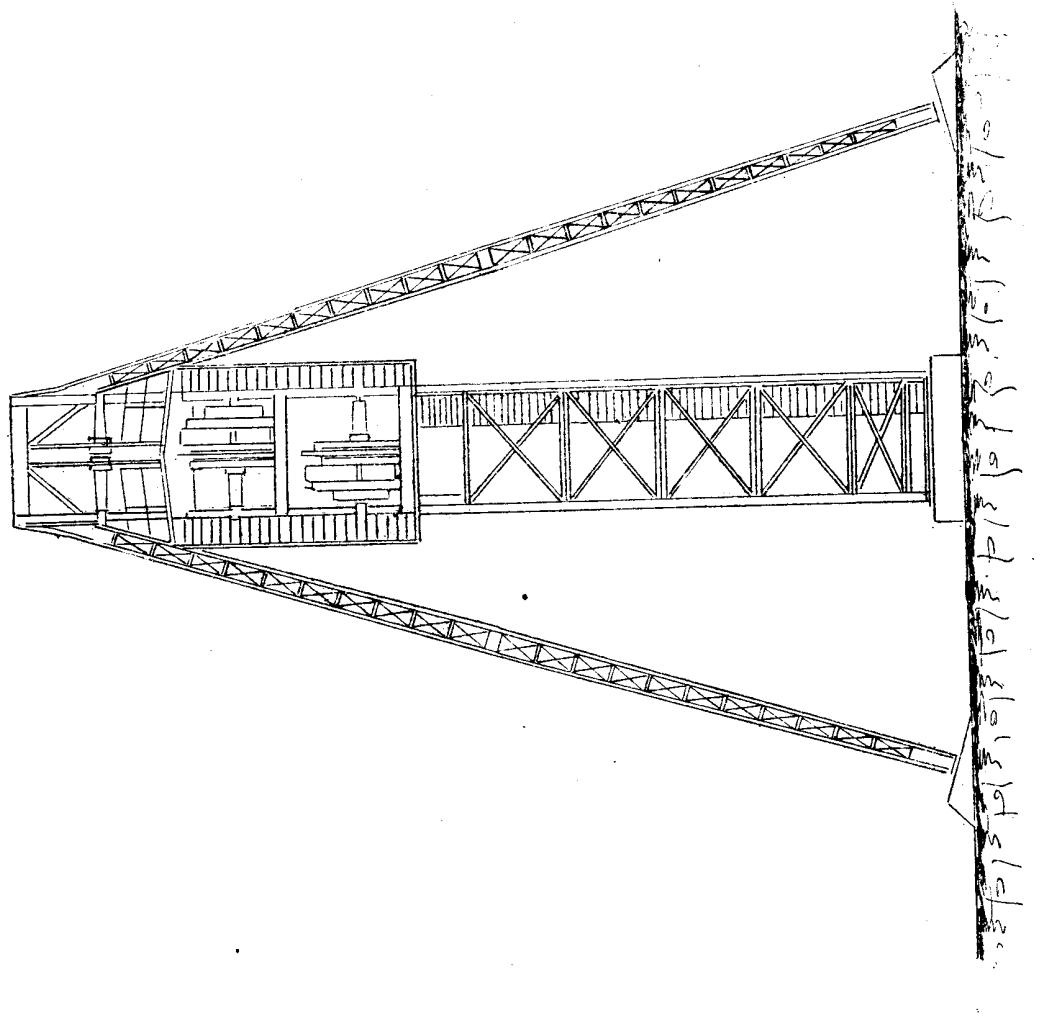
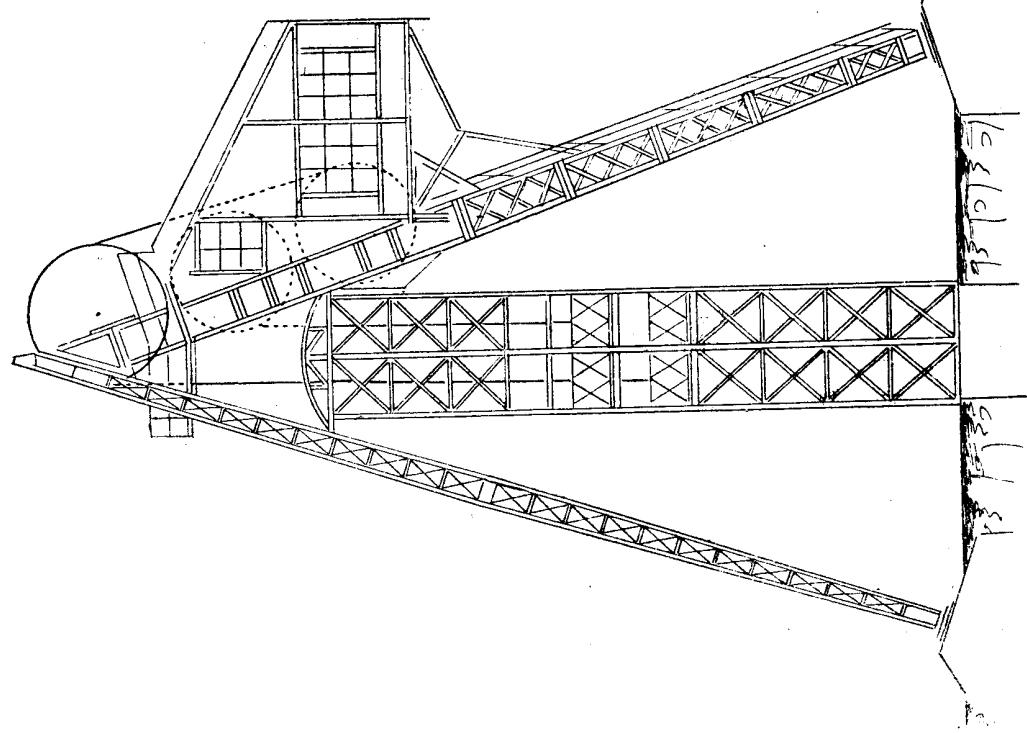


Fig. 31.

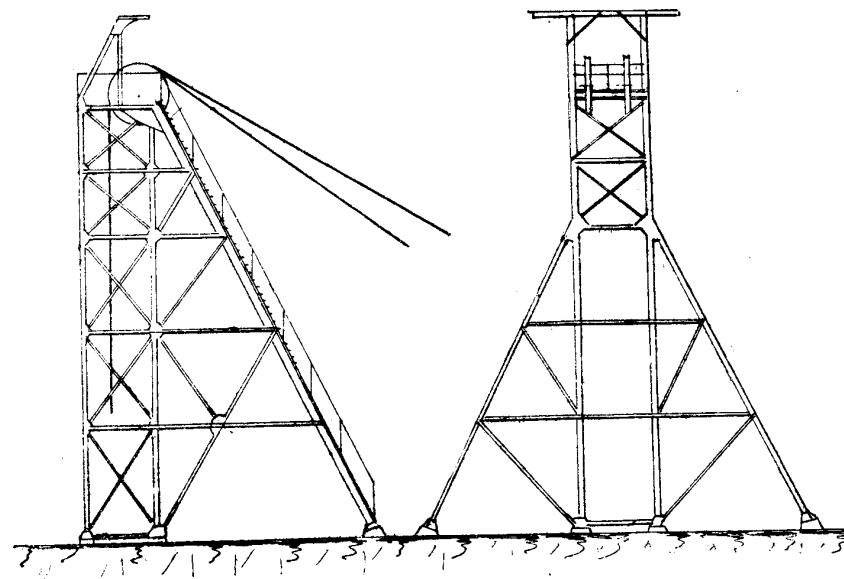




Чер. 44.



Чер. 41.



Чер. 13.

