

Jan Łukaszycki

WYKŁAD

HYDRAULIKI

(część teoretyczna)

Ig. Radziszewskiego, inżyniera

w Szkole Mechaniczno-Technicznej

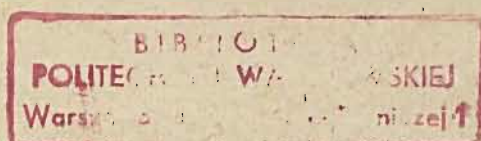
H. WAWELBERGA i S. ROTWANDA.



WARSZAWA.

Drukarnia i Litografia „Saturn” Marszałkowska 91.

1908/9.



B. 5052

264-45-542

W s t ę p.

Ciała, w przyrodzie napotymane, wystawiamy sobie złożonymi z cząsteczek.

Jeśli cząsteczki, wchodzące w skład ciała, są tak ze sobą związane, że zmiana miejsca jednej cząsteczki względem innych w obrębie tegoż ciała jest niemożliwą, wtedy ciało takie nazywamy sztywnym.

Jeśli powyższa zmiana miejsca jest możliwą w nieznacznych tylko granicach i przy nakładzie pewnej pracy zewnętrznej, ciało takie nazwiemy niesztywnym. Ciała sztywne i niesztywne nazywamy ogólniej ciałami stałymi.

Wystawmy sobie ciało, którego cząsteczki są bardzo ruchliwe; ciało, z takich cząsteczek złożone, z łatwością może zmienić kształt zewnętrzny; niech jednak ciało to nie zmienia przytym swej objętości; ciała, złożone z takich cząsteczek, nazywamy cieczami. Zmiany kształtów cieczy z powodu znacznej ruchliwości cząsteczek mogą zachodzić prawie bez zużycia na to energii.

Jeśli mamy ciało, którego cząsteczki są bardzo ruchliwe, a kształt zewnętrzny i objętość zmienia z łatwością, ciało takie nazwiemy gazem. Zmiany objętości gazu, przy pozostałych jednakowych warunkach, jak wiemy, powodują zużycie lub stratę energii.

Ciecze i gazy nazywamy też ogólnie ciałami niestałymi. — Przedmiotem naszych zajęć będzie zaznajomienie się

z cieczą w stanie spoczynku i w stanie ruchu . Naukę, rozpatrującą warunki równowagi i ruchu cieczy nazywamy h y d r a u l i k ą.

B l i ż s z e o k r e ś l e n i a w ł a s n o - ś c i c i e c z y .

Cechą cieczy, jak mówiliśmy, jest to, że cząsteczki jej posiadają znakomitą ruchliwość; następnie mówiliśmy, że ciecz prawie nie zmienia swej objętości, czyli że jest bardzo mało ściśliwą.

Ruchliwość cząsteczek sprawia, że ciecz łatwo swój kształt zewnętrzny zmienić może . Dwie cząsteczki cieczy, obok siebie będące, mogą być przesunięte względem siebie przy zużyciu bardzo małej ilości energii. Nie wszystkie jednak ciecze mają jednakowo ruchliwe cząsteczki; weźmy dla przykładu eter, wodę i smołę. Mniejszą lub większą ruchliwość cząsteczek objaśniamy tarcie międzycząsteczkowym; tarcie to znów wystawiamy sobie jako skutek lepkości cieczy rozmaitej dla różnych płynów.

Im większa lepkość, tym większe jest tarcie między cząsteczkami podczas ruchu i tem mniejsza ruchliwość cieczy. O stopniu lepkości sądzić możemy, badając wahania krążka, zawieszonego na skręconym drucie, i zanurzonego w danej cieczy.

Wahający się krążek tym prędzej się zatrzyma, im lepkość cieczy jest większa.

Przytaczamy poniżej lepkość niektórych cieczy, wyrażoną w odpowiednio obranych jednostkach :

Eter przy	20 C ^o	-	0,0026	jednostek
Woda	" 0 C ^o	-	0,0181	"
"	" 20 C ^o	-	0,0102	"
"	" 50 C ^o	-	0,0057	"
alkohol	" 0 C ^o	-	0,0185	"
"	" 50 C ^o	-	0,0072	"
gliceryna	" 3 C ^o	-	42	"
"	" 26 C ^o	-	5	"
smoła	" 6 C ^o	-	2200 . 10 ⁶	"
"	" 12 C ^o	-	250 . 10 ⁶	"

Badania rachunkowe cieczy rzeczywistej o nieodłącznej od niej lepkości pełne są niepokonanych trudności i z tego powodu, chcąc zadanie ułatwić, wykonywamy badania nasze nad cieczą o nadzwyczaj małej lepkości, dokładniej mówiąc, o cieczy b e z l e p k o ś c i; ciecz taką nazywamy c i e c z ą d o s k o n a ł ą.

Ciecz doskonała zatem zezwala na zmianę swego kształtu zewnętrznego, przyczym wewnątrz jej zachodzi przesuwanie się cząsteczek bez żadnego na ten cel zużycia energii.

Ciecz, wogóle biorąc, jest ściśliwa, jednak bardzo nieznacznie, np. 1000 litrów wody, wzięte przy ciśnieniu

zwykłym i poddane ciśnieniu

5 atmosfer, przyjmą objętość 999,8 litra				
10	"	"	"	999,5 "
20	"	"	"	999,2 "
25	"	"	"	999,0 "
30	"	"	"	998,6 " ;

dostrzegamy więc tylko bardzo nieznaczne zmniejszenie się objętości. 1000 litrów eteru, wzięte przy ciśnieniu zwykłym, przy 25 atmosferach przyjmą objętość 996 lit.

Dla ułatwienia badań, zakładamy w hydraulice, że ciecz doskonała jest zupełni nieściśliwa, co zresztą nie bardzo, jak widzieliśmy, różni się od rzeczywistości.

Temperatura ma też nieznaczny wpływ na ciecz; mianowicie ze zwiększeniem się temperatury lepkość maleje, ściśliwość prawie się nie zmienia; gdy temperatura cieczy zbliża się do temperatury wrzenia, — ściśliwość cieczy zwiększa się, w każdym razie bardzo nieznacznie; objętość się zwiększa, lecz również nie wiele, np. 1000 litrów wody przy 4°C , nagrzane do 25°C przyjmują objętość 1003 litrów; nagrzane do 50°C przyjmują objętość 1012 litrów; zaś przy 100°C przybierają objętość 1043 litrów.

Badaną w hydraulice ciecz doskonałą, wystawiamy sobie jako niowrażliwą na zmiany temperatury.

Ciecz doskonałą zatem wyobrażamy sobie b e z
l e p k o ś c i , n i e ś ć i ś l i w ą i n i e z a -
l e ż n ą o d z m i a n t e m p e r a t u r y .

H y d r o s t a t y k a i h y d r o k i n e t y k a .

Dział hydrauliki , rozpatrujący ciecz w stanie
spoczynku , nazywamy h y d r o s t a t y k ą ; ten
zaś dział, którego przedmiotem jest ciecz w ruchu,
nazywamy h y d r o k i n e t y k ą .

Rezultaty , do jakich dochodzi hydrostatyka, ba-
dając ciecz doskonałą, są , można powiedzieć, zupeł-
nie dokładne dla wszystkich cieczy bez względu na lep-
kość, jaką ta czy inna ciecz posiada, a to z powodu,
że lepkość wpływ swój wywiera tylko podczas ruchu czą-
steczek cieczy.

Twierdzenia hydrostatyki zatem są jednakowo do-
kładne dla mało lepkich cieczy (np. dla wody), jak
i dla bardzo lepkich (dla smoły, gliceryny) .-Inaczej
rzecz się przedstawia z hydrokinetyką. Wyniki , do
jakich dochodzi hydrokinetyka , badając ciecz doskona-
łą, w ruchu będącą, są dość ściśle dla cieczy o małej
lepkości, jak eter , woda i inne; dla cieczy zaś o
znacznej lepkości, jak np. gliceryna, smoła itp., twier-
dzenia i wzory hydrokinetyki w praktyce można stoso-
wać, lecz z wielką oględnością i ze znacznymi nieraz
poprawkami. Przyczyną tej niezgodności teorii z rze-

czywistością jest tarcie , które w cieczach o znacznej lepkości podczas ich ruchu powoduje niekiedy znaczne straty energji , których dla cieczy doskonałej nie przypuszczamy.

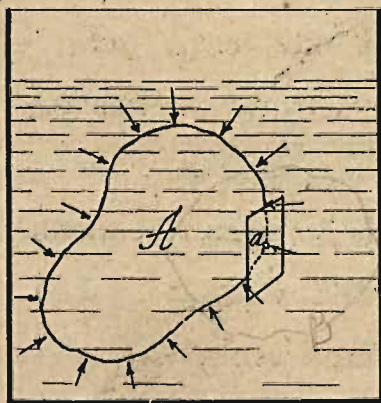
H y d r o s t a t y k a .

R ó w n o w a g a c i e c z y w s p o c z y n k u .

Ciecz w spoczynku będąca , możemy sobie wyobrazić znajdującą się w naczyniu o ściankach sztywnych; siłami zewnętrznymi, utrzymującymi ciecz w równowadze, będzie szereg ciśnień , wywieranych przez ścianki na ciecz.

Można rozpatrywać ciecz w równowadze, jeśli sobie wyobrazimy naczynie napełnione cieczą, a wewnątrz tej cieczy pewną jej część , ograniczoną powierzchnią zamkniętą ; jeśli ciecz w naczyniu jest w równowadze , wtedy wydzielona

jej część A będzie również w równowadze; rozpatrzmy jakie siły działają na wydzieloną część cieczy.



Rys. 1.

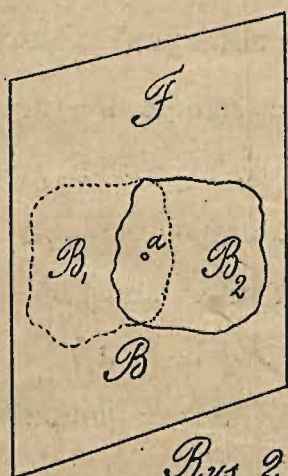
Działanie cieczy, otaczającej część A, możemy zastąpić grupą sił , działających na powierzchnię wydzielonej cieczy, przyczem punkty przyczepienia tych sił

możemy przyjąć w środku każdego elementu tej powierzchni; siły te nazwiemy powierzchniowymi; co do ich kierunku,

to wszystkie siły powinniśmy uważać za *zwrócone do wnętrza wydzielonej części*, ciecz bowiem nie opiera się żadnym siłom ciągnącym i cząsteczki cieczy pod wpływem takich sił zostają odrywane.

Spróbujmy określić bliżej kierunek wspomnianej siły powierzchniowej w jakimkolwiek punkcie a powierzchni, ograniczającej wydzieloną część cieczy A. Około tego punktu oberzmy element powierzchni o tyle mały, aby go można było przyjąć za płaski.

Aby zbadać kierunek siły, działającej na element powierzchni przy a, wyobraźmy sobie dowolną część cieczy B, wewnątrz której znajdzie się punkt a; płaszczyzna F, w której znajduje się element powierzchni przy punkcie a, rozdzieli B na dwie części B_1 i B_2 .



Rys. 2.

Na każdą cząsteczkę wydzielonej części cieczy działają siły zewnętrzne, jak siła ciężkości, siły magnetyczne, mogą cząsteczki cieczy znajdować też się pod wpływem siły dośrodkowej i td. Siły tego rodzaju nazwiemy *objętościowymi*, gdyż działają one na każdą cząsteczkę

cieczy, zawartą w danej objętości; oprócz podanych sił na odciętą część cieczy działają jeszcze siły powierzchniowe, o których poprzednio mówiliśmy.

Oznaczmy przez $[O_1]$ grupę sił objętościowych, działających na cząstki części B_1 i przez $[O_2]$ grupę sił objętościowych, działających na cząstki części B_2 ; grupę sił powierzchniowych, zastępujących działanie odrzuconych cząsteczek cieczy, otaczających wydzieloną część, i działających na B_1 , oznaczmy przez $[P_1]$, zaś na część B_2 przez $[P_2]$. — Prócz tych sił na B_1 działać będą siły powierzchniowe, zastępujące działanie części B_2 i przyłączone do punktów w płaszczyźnie dzielącej B_1 i B_2 , oznaczmy grupę tych sił przez $[+P_0]$; wtedy odwrotnie wpływ części B_1 na B_2 zaznaczy się grupą sił równych, lecz odwrotnie skierowanych w porównaniu z siłami grupy $[+P_0]$; niech to będzie grupa sił $[-P_0]$.

Znajdźmy teraz warunki równowagi sił, które wyobrażamy przyłożynymi do wydzielonej części cieczy. W tym celu stosujemy zasadę prac przygotowanych. —

Jedno z wielu możliwych przesunięć cząsteczek wydzielonej części B będzie takie: niech część B_1 przesunie się na bardzo małą odległość po płaszczyźnie F , zaś B_2 niech pozostanie na miejscu. Przy tym przesunięciu odpowiednie grupy sił wykonałyby stosowne prace. Do B_1 mamy przyłożone siły następujące: grupę sił objętościowych $[O_1]$, grupę sił powierzchniowych $[P_1]$ i $[P_0]$. Podczas podanego powyżej przesunięcia — przyłożone siły wykonają pracę: niech sumę prac sił z grupy $[O_1]$ oznacza symbol $T [O_1]$, sumę prac sił $[P_1]$ i $[P_0]$ odpowiednio oznaczmy

przez $T(P_1)$ i $T(P_0)$, wtedy dla równowagi sił potrzeba i wystarcza, aby

$$T(O_1) + T(P_1) + T(P_0) = 0 \dots (I)$$

Rozpatrzmy teraz B_1 i B_2 razem, wtedy otrzymamy, że siły przyłożone do B (czyli do B_1 i B_2 razem) stanowią będą grupy (O_1) , (O_2) , (P_1) i (P_2) , gdyż siły grup (P_0) i $(-P_0)$ wzajemnie się znoszą. Gdybyśmy przy poprzednim przesunięciu rozpatrywali ciecz B , wtedy warunki równowagi sił przyłożonych do B na zasadzie prac przygotowanych określić będziemy mogli z równania

$$T(O_1) + T(O_2) + T(P_1) + T(P_2) = 0 \dots (II)$$

Ponieważ, dalej przesuwamy tylko część B_1 , nie ruszając B_2 , więc siły, na część B_2 działające, prac żadnych nie wykonają, czyli że

$$T(O_2) = 0, \text{ i } T(P_2) = 0 \dots (III)$$

Zestawiając równania II i III, otrzymamy, że

$$T(O_1) + T(P_1) = 0.$$

Odejmując to ostatnie równanie od równania I, znajdziemy, że

$$T(P_0) = 0.$$

Równanie to wskazuje nam, że siły przyłożone do cząsteczek B_1 w płaszczyźnie rozdziału F , a przedstawiające oddziaływania B_2 na B_1 , są takie, że praca ich jest zawsze równą zeru, bez względu na to, jak wielkie jest pole płaszczyzny F i jaki kształt posiada, gdyż pod tym względem przy poprzednim rozumowaniu żadnych zastrzeżeń nie robiliśmy. Wynik otrzymany jest tylko wtedy możliwy,

kiedy siły grupy $[P_0]$ wszystkie są prostopadłe do przesunięcia, czyli do płaszczyzny F .

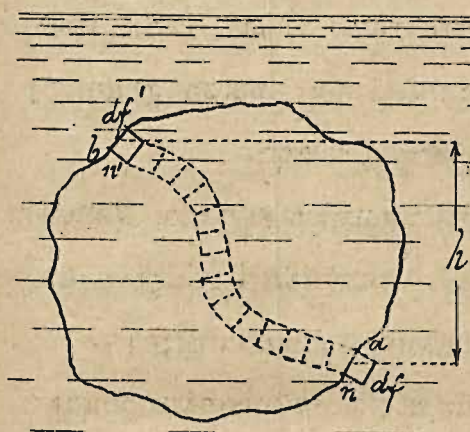
Ponieważ płaszczyzna rozdziału między B_1 i B_2 zawiera w sobie dowolnie obrany element powierzchni (rozpatrywanej na samym początku artykułu) wydzielonej cieczy A , otrzymujemy więc ważne twierdzenie, że siły powierzchniowe, działające na jakikolwiek element powierzchni cieczy, będącej w równowadze, są do tego elementu prostopadłe.

Możnaby dojść do tego samego wyniku drogą innego rozumowania: przypuśćmy, że kierunek siły powierzchniowej nie będzie prostopadły do elementu powierzchni cieczy, lecz pochyły, w takim razie siłę tę można rozłożyć na dwa kierunki: prostopadły do tego elementu i styczny. Siła prostopadła ma dążność do ściskania cieczy i wobec nieściśliwości jej żadnego skutku (ruchu) nie wywoła; siła zaś styczna przeciwnie cząsteczki cieczy mogłaby przesunąć bez zewnętrznej przyczyny. Tego jednak przy badaniu cieczy w równowadze nie dostrzegamy; zatem składowej stycznej siła powierzchniowa nie posiada, więc powinna być do odpowiedniego elementu prostopadła.

Gdy kierunek sił powierzchniowych, działających na wydzieloną część cieczy, w każdym miejscu powierzchni jest nam znany, pozostaje jeszcze określić ich wielkość. Zwykle wielkość siły powierzchniowej odnosimy do jednost-

ki pola ; tak określoną siłę powierzchniową nazywać będziemy ciśnieniem hydrostatycznym.

Aby określić wielkość ciśnienia hydrostatycznego,



Rys. 3.

obierzmy na powierzchni wydzielonej cieczy ciężkiej dwa elementy przy a i b ; pola tych elementów oznaczmy odpowiednio przez df i df' . Na ciecz wydzieloną działają prócz objętościowych sił ciężkości jeszcze siły powierzchniowe, zastępujące wpływ odrzuconej cieczy i

skierowane, jak wiemy, prostopadle do powierzchni w każdym jej punkcie. Oznaczmy przez p_b ciśnienie hydrostatyczne przy punkcie b, wtedy na pole elementu df' działa siła $df' \cdot p_b$; oznaczmy dalej ciśnienie hydrostatyczne przy a przez p_a , wtedy na element df działa siła $p_a \cdot df$.

Wyobraźmy sobie teraz, że cała powierzchnia, wydzielająca część cieczy, zesztyniała, za wyjątkiem elementów przy a i b; równowaga rozpatrywanej części cieczy nie na tym nie ucierpi.

W celu zastosowania zasady prac przygotowanych przypuśćmy takie możliwe przesunięcie: niech element df' zostanie wsunięty do wnętrza cieczy; wielkość przesunięcia tego niech będzie $= n'$; wobec tego, że cała powierzchnia zesztyniała, za wyjątkiem elementu przy a,

więc element df powinien się wysunąć z cieczy przechodząc drogę n . Przebieg tego co zaszło możemy przedstawić sobie w ten sposób: element cieczy przy df' przesunął sąsiedni element cieczy, ten posunął następny i t.d., aż wreszcie element cieczy przy df wysunął się po za granicę powierzchni, otaczającej rozpatrywaną ciecz.

Stosowanie zasady prac przygotowanych wymaga określenia pracy, którą by mogły wykonać wszystkie siły, działające na naszą ciecz podczas obranego przesunięcia.

Siły powierzchniowe wezmą udział w wykonaniu pracy przy przesunięciu przygotowanym tylko te, które działają na pola elementów przy punktach a i b ; praca wykonana przez nie określi się:

$$+ p_b \cdot df' \cdot n - p_a \cdot df \cdot n$$

(znak minus przy drugim wyrazie wskazuje, że praca siły $p_a \cdot df$ jest ujemną, gdyż droga ma kierunek wprost przeciwny kierunkowi siły).

Z sił objętościowych w naszym przypadku działają tylko siły ciężkości. Przy obranym przesunięciu siły te mogły by wykonać pracę, ponieważ element cieczy przy punkcie b przesunie się na pewną odległość bardzo małą; następny element cieczy przesunie się dalej, i wówczas siła ciężkości, działająca na ten element cieczy, wykonać by mogła pewną pracę i t.d.; otrzymamy tą drogą w sumie pewną pracę, wykonaną przez siły ciężkości, przyłożono do różnych elementów cieczy. Łatwo dostrzedz, że tę

samą ilość pracy otrzymamy, jeśli przypuścimy, że element cieczy z pod df' przenieśliśmy wprost pod element df , nie poruszając żadnej cząstki wewnątrz badanej cieczy. Kształt drogi, jaką element cieczy przenosiliśmy, w danym razie, na ilość pracy wykonanej wpływu nie ma, gdyż praca ta, jak wiadomo, zależy od wielkości rzutu drogi na stały kierunek siły ciężkości. Przyjmijmy zatem, że element cieczy o objętości $df'.n'$ przesunął się z b do a . Ciężar tego elementu cieczy będzie $df'.n'.\Delta$, gdzie przez Δ oznaczamy ciężar jednostki objętości cieczy; praca zaś, jaką wykona siła ciężkości przy przeniesieniu tego elementu z jednego miejsca do drugiego, określi się iloczynem z ciężaru tego elementu przez rzut drogi na kierunek siły, w danym razie przez h , to jest iloczynem $df'.n'.\Delta.h$. Ostatecznie suma prac przygotowanych przy obranym przesunięciu jest równa

$$p_b \cdot df'.n' - p_a \cdot df.n + df'.n'.\Delta.h.$$

Ponieważ wydzielona część cieczy jest w równowadze, więc określona suma prac przygotowanych $= 0$, zatem

$$p_b \cdot df'.n' - p_a \cdot df.n + df'.n'.\Delta.h = 0.$$

Ponieważ ciecz rozpatrywana jest nieściśliwą, więc $df'.n' = df.n$, skracając zatem nasze równanie, otrzymamy:

$$p_b - p_a + \Delta h = 0,$$

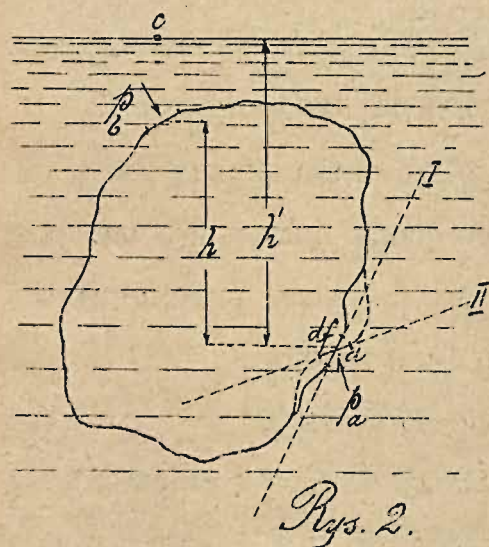
skąd

$$p_a = p_b + \Delta h;$$

mamy więc, że ciśnienie hydrostatyczne w jakimkolwiek punkcie równa

się ciśnieniu w innym punkcie, zwiększonemu o Δh , gdzie Δh można rozpatrywać, jako $\Delta h \cdot 1^2$, czyli jako ciężar słupa cieczy, który ma za podstawę jednostkę pola, a wysokość równą różnicy poziomów obydwu punktów. —

Wyobraźmy sobie, że przy punkcie a obraliśmy pewien element powierzchni df , który możemy uważać, jako znajdujący się na płaszczyźnie I; ciśnienie hydrostatyczne jest w tym miejscu skierowane prostopadle do tego elementu. Obierzmy przy tym samym punkcie a element inny, obrócony względem poprzedniego o pewien kąt; niech płaszczyzna, w której znajduje się ten drugi element, będzie II; ciśnienie hydrostatyczne mu-



si tu być znów prostopadłe do tego elementu. Co się zaś tyczy wartości ciśnień hydrostatycznych na elementy obrane przy a w płaszczyźnie I i II, to ciśnienia te będą zawsze sobie równe, niezależnie od tego, jak jest płaszczyzna elementu skierowana.

Naprowadza nas na ten wniosek bardzo proste rozumowanie. — Dobieramy taką powierzchnię, ograniczającą

wydzieloną część cieczy, żeby na niej znalazł się ten nowy rozpatrywany przez nas element powierzchni. Wówczas na podstawie podobnych do poprzednich rozumowań dojdziemy do tego wyniku, że i teraz

$$p_a = p_b + \Delta h$$

Jest to zresztą oczywiste, gdyż w poprzednim rozumowaniu nie było potrzeby i nie robiliśmy żadnych założeń co do kierunku obieranego przy danym punkcie elementu.

Wartość zatem ciśnienia hydrostatycznego nie zależy od kierunku elementu, na który szukamy ciśnienia, lecz tylko od położenia.

Rozważając równanie $p_a = p_b + \Delta h$, znajdziemy, że w przypadku, kiedy $h = 0$, ciśnienie w punkcie a wyrazi się jako $p_a = p_b$, to jest ciśnienia hydrostatyczne we wszystkich punktach na płaszczyźnie poziomej są jednakowe.

Z powyższego wynika również wniosek, że w cieczy możemy sobie wyobrazić nieskończoną ilość płaszczyzn poziomych, z których każda ma punkty, posiadające jedno i to samo ciśnienie hydrostatyczne, lecz różne dla różnych płaszczyzn.

Z poprzedniego też jest widocznym, że swobodna powierzchnia cieczy, której cząstki są poddane działaniu tylko siły ciężkości, powinna być płaszczyzną poziomą.



Gdybyśmy obrali rozpatrywaną część cieczy w ten sposób, że punkt b znalazłby się na swobodnej powierzchni cieczy np. w punkcie c, gdzie ciśnienie niech będzie p_0 , wtedy, stosując poprzednie wzory, znajdziemy, że

$$p_a = p_0 + \Delta h',$$

gdzie h' - jest pionowa odległość punktu a od punktu c na swobodnej powierzchni cieczy.

Przypuśćmy teraz, że ciśnienie na powierzchni cieczy zaczyna się zmieniać i przybiera odpowiednio wartości p'_0 , p''_0 , p'''_0 , itd., wówczas otrzymamy następujący szereg odpowiednich ciśnień w punkcie a

$$p'_a = p'_0 + \Delta h'$$

$$p''_a = p''_0 + \Delta h'$$

$$p'''_a = p'''_0 + \Delta h'$$

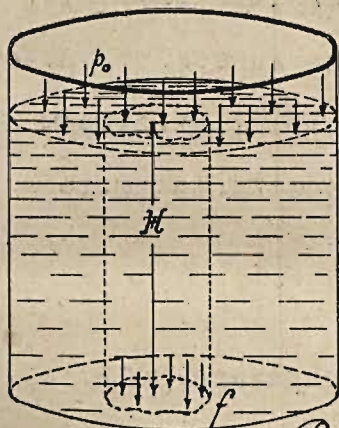
$$\vdots \quad \vdots \quad \vdots \quad \dots \quad \text{itd.};$$

w równaniach tych, jak widzimy, drugi wyraz prawej strony jest ilością stałą. Rozpatrując powyższe zależności ciśnień, zauważymy, że zmieniając ciśnienie na powierzchni cieczy, zmieniamy odpowiednio wszystkie ciśnienia wewnątrz niej.

Jest to znane już skądinąd prawo Pascala, że ciecz przenosi ciśnienia we wszystkich kierunkach bez żadnej straty.

O k r e ś l e n i e w i e l k o ś c i c i ś n i e -
n i a n a p o l e p ł a s z c z y z n y
p o z i o m e j .

Dajmy na to , że mamy naczynie napełnione cieczą; obieramy na dnie poziomym tego naczynia pewne pole f ;



znajdźmy siłę, z jaką ciecz na to pole ciśnie.

Wiemy, że w każdym punkcie dowolnego pola mamy ciśnienie hydrostatyczne odpowiednie do zanurzenia tego punktu pod swobodną powierzchnią cieczy. Na

Rys. 5. naszej płaszczyźnie poziomej f wszystkie punkty mają jednakowe ciśnienia hydrostatyczne; jeśli więc ciśnienie na powierzchnię cieczy oznaczmy przez p_0 , wtedy ciśnienie w dowolnym punkcie powierzchni f będzie

$$p_1 = p_0 + \Delta H ,$$

gdzie H jest zagłębieniem naszego pola pod swobodną powierzchnią cieczy . p_1 jest to ciśnienie na jednostkę pola , na całe więc pole f otrzymamy ciśnienie

$$P = p_1 \cdot f = p_0 \cdot f + \Delta H f , \quad \text{to jest}$$

Całkowite ciśnienie na płaskie poziome pole jest równe ciśnieniu zewnętrznemu na ciśnione pole $(p_0 \cdot f)$ zwiększonemu

o ciężar słupa cieczy $(\Delta H f)$, który ma za podstawę pole ciśnione, a wysokość równą głębokości zanurzenia tego pola pod swobodną powierzchnią cieczy.

Oczywiście, mówiąc to, przypuszczamy, że z drugiej strony na ansze pole mamy ciśnienie równe zeru; przypuszczając zaś, że istnieje tam ciśnienie p' , otrzymamy dla wypadkowego ciśnienia P wartość odpowiednio zmniejszoną, a mianowicie

$$P = (p_0 - p')f + \Delta H f.$$

Przypuszczając, że z drugiej strony naszego pola istnieje ciśnienie p_0 równe ciśnieniu zewnętrznemu (np. mamy do czynienia z ciśnieniem atmosferycznym), otrzymamy całkowite ciśnienie

$$P = \Delta H f$$

to jest, że w tym wypadku całkowite ciśnienie będzie równe ciężarowi wspomnianego wyżej słupa cieczy.

Określiliśmy więc wartość ciśnienia całkowitego na płaszczyznę poziomą, inaczej - wypadkowe ciśnienie na pole poziome. Aby znaleźć punkt, przez który ta wypadkowa powinna przejść, rozumiemy tak: ponieważ kierunki ciśnień elementarnych na pole elementarne są do wspólnej płaszczyzny prostopadłe, więc i wypadkowa powinna być do tej że płaszczyzny prostopadła, a ponieważ, dalej, ciśnienia elementarne są rozłożone na rozpatrywanym polu poziomym równomiernie, więc wypadkowa tych ciśnień

przechodzić powinna przez środek ciężkości tego pola.

Punkt, znajdujący się na danym polu, przez który przechodzi wypadkowa ciśnienia elementarnych nazywamy środkiem ciśnienia.

Dla pola poziomego zatem środek ciśnienia znajdować się będzie w środku ciężkości tego pola.

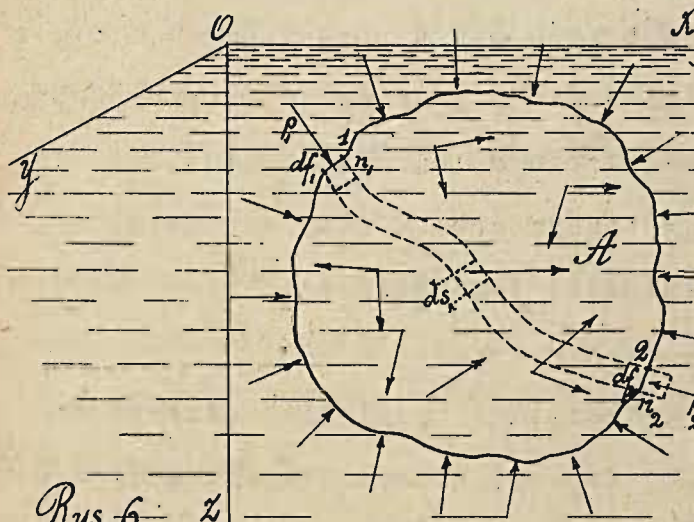
Wszystko, cośmy dotąd mówili o ciśnieniu hydrostatycznym, dotyczy takiej cieczy, której cząsteczki poddane są działaniu tylko siły ciężkości. Rozpatrzmy teraz wypadek ogólniejszy, gdy na cząsteczki cieczy działają jakiekolwiek siły.

Ciśnienie hydrostatyczne oczywiście i w tym wypadku będzie skierowane do wnętrza cieczy i również będzie prostopadłe do powierzchni tego elementu, dla którego wartość ciśnienia hydrostatycznego określić zamierzamy.

Wyobraźmy sobie w tym celu ciecz, znajdującą się w równowadze; wydzielmy z tej cieczy pewną jej część A jakąkolwiek powierzchnią zamkniętą. Odrzućmy ciecz, będącą na zewnątrz wydzielającej powierzchni, i rozpatrzmy warunki równowagi wydzielonej części. — Dla równowagi części A trzeba przyłożyć do jej powierzchni szereg sił prostopadłych do elementów powierzchni i zastępujących działanie odrzuconej cieczy.

Na powierzchni wydzielonej części A obieramy dwa

którekolwiek punkty, nap. punkty 1 i 2; przy punktach tych obieramy bardzo małe elementy płaszczyzn df_1 i df_2 ;



Rys. 6.

χ ciśnienia hydrostatyczne przy tych punktach oznaczmy odpowiednio przez p_1 i p_2 . Niech na oddzielne cząsteczki cieczy A działają siły objętościowe dowolnie skierowane; siły te niech

będą takie, że jednostce masy mogłyby nadać (w razie możliwości poruszania się masy) przyspieszenia k_1, k_2, k_3 i t.d.

Przypuśćmy teraz, że cała powierzchnia, ograniczająca naszą ciecz, zesztyniała za wyjątkiem elementów df_1 i df_2 ; dajmy na to, że element df_1 wciskamy do wnętrza cieczy na bardzo małą głębokość n_1 ; wówczas przesunięcie to udziela się sąsiednim cząsteczkom cieczy, i wreszcie przy punkcie 2 element df_2 wysunie się na zewnątrz ze sztywniałej powierzchni o pewną odległość n_2 . Wobec założonej nieściśliwości cieczy, rzecz prosta, objętość

$$df_1 \cdot n_1 = df_2 \cdot n_2.$$

Przyjmijmy podane przesunięcie za przygotowane i określmy pracę przygotowaną sił, działających na cząsteczki A podczas tego przesunięcia. - Przedewszystkiem co do

sił powierzchniowych: pracę wykonać mogą tylko siły powierzchniowe, przyłożone do elementów przy punktach I i 2; wartości tych prac odpowiednio byłyby : w punkcie I $df_1 \cdot n_1 \cdot p_1$, w punkcie 2 — $df_2 \cdot n_2 \cdot p_2$. — Znajdźmy teraz pracę, jaką mogłyby wykonać siły objętościowe, przyłożone do cząsteczek części A.

Przeniesienie się cząsteczek przy obranym przesunięciu można rozpatrywać tak, jak gdyby ciecz zawarta w elemencie objętości $df \cdot n$, przesunęła się z położenia pierwszego do drugiego. Na cząsteczkę cieczy podczas jej przesunięcia działać powinny pewne siły; wartość każdej siły otrzymamy równą iloczynowi z masy, na którą siła działa, przez przyspieszenie, nadawane przez tę siłę jednostce masy.

Masę przesuwającego się elementu cieczy określimy, oznaczając przez Δ ciężar jednostki objętości i przez g — przyspieszenie siły ciężkości, wzorem $\frac{\Delta df_1 \cdot n_1}{g}$; wtedy wartość siły, nadającej przyspieszenie k_i , równać się będzie

$$\frac{\Delta df_1 \cdot n_1}{g} \cdot k_i.$$

Na drodze, po której wystawiamy sobie, jakoby nasz element cieczy $df \cdot n$, przesuwają się, obierzmy bardzo małą część tej drogi ds ; praca, jaką wykona siła, działająca na element cieczy, podczas drogi ds określi się wzorem

$$\frac{\Delta df_1 \cdot n_1}{g} \cdot k_i \cdot ds \cdot \cos(k_i, ds),$$

gdzie (k_i, ds) oznacza kąt, jaki tworzy kierunek k_i z ds . Gdybyśmy zgodnie z tym wzorem określili pracę, jakie wy-

konają wszystkie siły objętościowe, działające na ten sam przesuwany element ciecży df, n , a następnie prace te zsumowali, otrzymalibyśmy

$$\sum \frac{\Delta \cdot df, n}{g} k_i \cdot ds \cdot \cos(k_i, ds).$$

Ponieważ iloczyn masy przez drogę jest wielkością niezmienną podczas sumowania sił, zatem wyraz ten wziąć należy za nawias, to jest przed znak \sum , w nawiasach zaś zostanie suma wyrazów $k_i \cdot \cos(k_i, ds)$, wziętych dla siły pierwszej, drugiej - i t.d. aż do m -tej; w rezultacie otrzymamy

$$\frac{df, n \cdot \Delta \cdot ds}{g} \sum_{i=1}^{i=m} k_i \cos(k_i, ds).$$

Wzór ten wyraża pracę wszystkich sił objętościowych, działających na przesuwaną cząsteczkę ciecży podczas drogi ds ; by otrzymać pracę na całej drodze, począwszy od punktu 1-go aż do 2-go, należy wyraz powyższy zcałkować w tych właśnie granicach. - Praca całkowita wszystkich sił podczas przygotowanego przesunięcia będzie zatem równa

$$\int_1^2 \frac{df, n \cdot \Delta}{g} ds \sum_{i=1}^{i=m} k_i \cos(k_i, ds).$$

Wyrażenie powyższe przedstawimy w odmiennej postaci, o wiele bowiem jest dogodniej mieć do czynienia z rzutami przesunięć i sił na trzy osi współrzędnych, niż rozpatrywać wartości sił i kierunki ich w każdym punkcie odrębnie.

Z geometrii analitycznej wiadomo, iż

$$k_i \cdot ds \cdot \cos(k_i, ds) = X_i dx + Y_i dy + Z_i dz \dots (1),$$

gdzie X_i, Y_i, Z_i są to rzuty przyspieszenia k_i na trzy osi rzutów, zaś dx, dy, dz - rzuty przesunięcia ds na też osi. Teraz wyrażenie dla całkowitej pracy przesunięcia od punktu 1-go do punktu 2-go

$$\int_1^2 \frac{df_i \cdot m_i \cdot \Delta}{g} \sum_{i=1}^{i=m} k_i \cdot ds \cdot \cos(k_i, ds),$$

w którym ds wnieśliśmy pod znak sumowania, po uwzględnieniu równania [1] przyjmie postać

$$\begin{aligned} & \int_1^2 \frac{df_i \cdot m_i \cdot \Delta}{g} \sum_{i=1}^{i=m} (X_i dx + Y_i dy + Z_i dz) = \\ & = \int_1^2 \frac{df_i \cdot m_i \cdot \Delta}{g} \left\{ dx \sum_{i=1}^{i=m} X_i + dy \sum_{i=1}^{i=m} Y_i + dz \sum_{i=1}^{i=m} Z_i \right\} \end{aligned}$$

Wyrazy $\sum_{i=1}^{i=m} X_i, \sum_{i=1}^{i=m} Y_i, \sum_{i=1}^{i=m} Z_i$, przedstawiające sumę rzutów przyspieszeń składowych na odpowiednią oś rzutów, można zastąpić odpowiednimi rzutami przyspieszenia wypadkowego X, Y, Z , czyli że

$$\sum_{i=1}^{i=m} X_i = X; \quad \sum_{i=1}^{i=m} Y_i = Y; \quad \sum_{i=1}^{i=m} Z_i = Z.$$

Wstawmy we wzór na pracę wyrazy X, Y i Z , a wielkości stałe wynieśmy przed znak całki, wtedy otrzymamy dla pracy przesunięcia wyrażenie

$$\begin{aligned} & \frac{df_i \cdot m_i \cdot \Delta}{g} \left\{ \int_1^2 X dx + \int_1^2 Y dy + \int_1^2 Z dz \right\}, \text{ albo} \\ & \frac{df_i \cdot m_i \cdot \Delta}{g} \int_1^2 (X dx + Y dy + Z dz); \end{aligned}$$

taką jest praca sił objętościowych przy przesunięciu

elementu cieczy $df_1 \cdot n_1$, z punktu 1-go do 2-go. Teraz możemy już napisać równanie równowagi sił na zasadzie prac przygotowanych dla rozpatrywanego przesunięcia

$$p_1 \cdot df_1 \cdot n_1 - p_2 \cdot df_2 \cdot n_2 + \frac{df_1 \cdot n_1 \cdot \Delta}{g} \int_1^2 (X dx + Y dy + Z dz) = 0.$$

Skracamy przez $df_1 \cdot n_1 = df_2 \cdot n_2$ i otrzymujemy ostateczne równanie równowagi cieczy, podległej siłom jakimkolwiek objętościowym:

$$p_1 - p_2 + \frac{\Delta}{g} \int_1^2 (X dx + Y dy + Z dz) = 0, \quad \text{a stąd}$$

$$p_2 = p_1 + \frac{\Delta}{g} \int_1^2 (X dx + Y dy + Z dz).$$

Równanie to pozwoli nam określić ciśnienie hydrostatyczne w punkcie 2-im, o ile wiadome jest nam ciśnienie w punkcie 1-ym oraz wiadomą będzie praca, jaką wykonają siły objętościowe przy przesunięciu cząsteczki cieczy od punktu 1-go do 2-go.

Otrzymany wzór sprawdzić możemy dla rozpatzonego już poprzednio przypadku, gdy ciecz jest tylko ciężką. Wtedy jedyna siła objętościowa - siła ciężkości - daje w kierunku pionowym przyspieszenie $g = Z$; przyspieszenia w dwu kierunkach poziomych X i Y równe są zeru; równanie ostateczne przyjmie wtedy postać

$$p_2 = p_1 + \frac{\Delta}{g} \int_1^2 g dz = p_1 + \frac{\Delta}{g} \int_1^2 dz = p_1 + \Delta h,$$

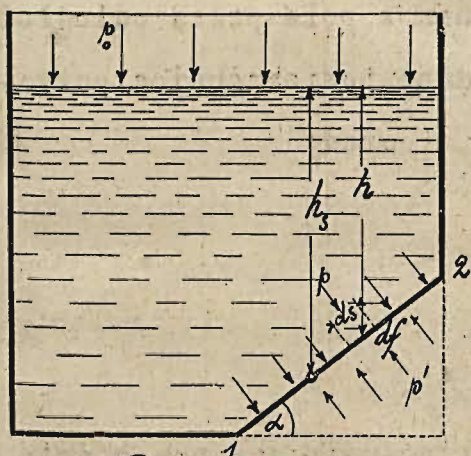
gdzie h jest to odległość pionowa między punktami 1-ym

i 2-im. Wzór, jak widzimy, jest ten sam, co poprzednio otrzymany.

C i ś n i e n i e n a p o l e p ł a s z c z y - z n y p o c h y ł e j .

Wyobraźmy sobie naczynie ze ścianą pochyłą; chodzi o określenie ciśnienia na pole tej ściany; kształt pola jest dla nas obojętny.

Wystawmy sobie, że cała ta płaszczyzna podzielo-



Rys. 7.

na została na poziome paski o szerokości ds ; ciśnienie w każdym punkcie takiego paska możemy uważać za stałe i równe np. p ; ciśnienie pełne na cały pasek będzie $p \cdot df$, gdzie df jest pole paska. By znaleźć ciśnienie

na całą rozpatrywaną płaszczyznę, należałoby określić ciśnienia kolejno dla wszystkich elementarnych pasków, a następnie wszystkie te ciśnienia zsumować, inaczej mówiąc zcałkować wyraz $P = \int p \cdot df$ w granicach zadanego pola.

Wiemy że $p = p_0 + \Delta p$, gdzie p_0 jest to ciśnienie na swobodnej powierzchni cieczy, Δ ciężar jednostki objętości cieczy, h głębokość zanurzenia rozpatrywa-

nego paska elementarnego pod powierzchnią swobodną cieczy.

Podstawiając wartość na p w równanie całkowe, otrzymamy

$$P = \int_1^2 (p_0 + \Delta h) df = \int_1^2 p_0 df + \int_1^2 \Delta h \cdot df = \\ = p_0 \int_1^2 df + \Delta \int_1^2 h \cdot df = p_0 f + \Delta \int_1^2 h \cdot df;$$

iloczyn $h \cdot df$ jest momentem elementu df względem swobodnej powierzchni cieczy; jak wiadomo ze statyki, suma takich momentów da nam moment całego pola rozpatrywanego względem tej samej swobodnej powierzchni cieczy; moment zaś całego pola mierzy się iloczynem z pola przez odległość jego środka ciężkości od swobodnej powierzchni cieczy.

Odległość tę oznaczmy przez h_s , wtedy

$$\int_1^2 h \cdot df = f \cdot h_s,$$

a dalej otrzymamy

$$P = p_0 \cdot f + \Delta f \cdot h_s.$$

Równanie to odczytamy tak: ciśnienie całkowite cieczy, będącej w spoczynku, na płaszczyznę pochyłą równa się ciśnieniu zewnętrznemu na ciśnione pole, powiększonemu o ciężar słupa cieczy, którego podstawą jest ciśnione pole, a wysokością jest odległość środka ciężkości ciśnionego

p o l a o d p o w i e r z c h n i c i e c z y .

Ciśnienie całkowite , które powyżej dla pola f otrzymaliśmy , jest prostopadłe do płaszczyzny pola , gdyż wszystkie składowe tego ciśnienia są prostopadłe do tej właśnie płaszczyzny. - Jeśli ciśnienie na drugą stronę rozpatrywanej płaszczyzny istnieje i oznaczmy je przez p' , wtedy wypadkowe ciśnienie od strony cieczy będzie

$$P' = p_0 f + \Delta f \cdot h_s - p' f = (p_0 - p') f + \Delta f h_s .$$

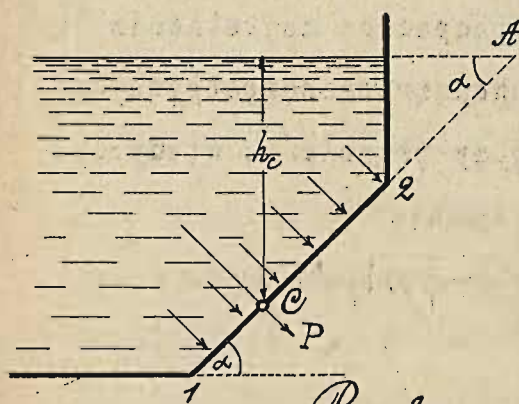
W tym wypadku , gdy $p_0 = p'$,

$$P' = \Delta f \cdot h_s .$$

S r o d e k c i ś n i e n i a .

Punkt na naszym polu f obrany , przez który przechodzi kierunek wypadkowej ciśnień n i e będzie w środku ciężkości pola , gdyż ciśnienia na paski , będące głębiej , będą większe , niż na paski , położone wyżej ; punkt ten zwany s r o d k i e m c i ś n i e n i a r o z w a ż a n e g o p o l a znajdziemy drogą następującą : przedłużamy płaszczyznę 1-2 do przecięcia się z płaszczyzną swobodnej powierzchni cieczy (rys. 8) ; otrzymaną linię przecięcia , przechodzącą przez punkt A , obieramy za oś , względem której określimy momenty elementarnych ciśnień na pola elementarne i moment wypadkowej tych ciśnień. Oznaczmy wypadkową siłę ciśnień na badane pole przez P , odległość jej punktu przyłożenia C od swobodnej powierzchni cieczy przez h_c , wtedy moment wypadkowej ciśnień P względem swo-

bodnej powierzchni będzie równy $P \cdot h_c$, względem zaś osi A, - równy $\frac{P \cdot h_c}{\sin \alpha}$, gdyż $CH = \frac{h_c}{\sin \alpha}$, gdzie α oznacza kąt pochylenia płaszczyzny 1-2 względem poziomu.



Rys. 8.

W podobny sposób rozumując, otrzymamy, iż moment ciśnienia, działającego na dowolny element df danego pola względem osi A będzie równy $p \cdot df \cdot \frac{h}{\sin \alpha}$. Ponieważ suma momentów sił składowych równa się momentowi siły wypadkowej,

wziętej względem tej samej osi, przeto

$$\int_1^2 p \cdot df \cdot \frac{h}{\sin \alpha} = \frac{P \cdot h_c}{\sin \alpha};$$

skracamy przez $\sin \alpha$ i wtedy

$$P \cdot h_c = \int_1^2 p \cdot df \cdot h.$$

Pozostaje określić całkę w granicach pola rozpatrywanego.

Zamiast p podstawiamy jego wartość $p = p_0 + \Delta h$, całkę zaś sumy zamieniamy przez sumę całek

$$\begin{aligned} \int_1^2 p \cdot df \cdot h &= \int_1^2 p_0 \cdot df \cdot h + \int_1^2 \Delta h \cdot h \cdot df = \\ &= p_0 \int_1^2 df \cdot h + \Delta \int_1^2 h^2 df = p_0 \cdot f \cdot h_s + \Delta \int_1^2 h^2 df. \end{aligned}$$

Ostatni wyraz będziemy nazywali momentem bezwładności pola względem swobodnego poziomu cieczy i oznaczmy go

przez J ; wtedy mieć będziemy

$$\int_1^2 p \cdot df \cdot h = p_0 \cdot f \cdot h_s + \Delta J.$$

Zatym równanie (1) napiszemy

$$P \cdot h_c = p_0 \cdot f \cdot h_s + \Delta J,$$

a stąd otrzymamy

$$h_c = \frac{p_0 \cdot f \cdot h_s + \Delta J}{P};$$

ponieważ zaś $P = p_0 f + \Delta h_s \cdot f$, więc ostatecznie

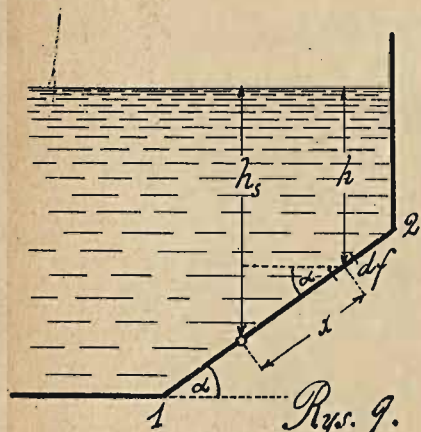
$$h_c = \frac{p_0 \cdot f \cdot h_s + \Delta J}{p_0 f + \Delta h_s f}.$$

W ten sposób położenie środka ciśnienia mamy określone.

Rozważmy teraz , czy miejsce środka ciśnienia będzie się zmieniało, jeśli płaszczyznę 1-2 pochyłać będziemy pod różnymi kątami do poziomu, pozostawiając na miejscu poziomą oś , przesuniętą przez środek ciężkości danego pola. Z wyrażenia na h_c widzimy, że zmiana h_c zależy będzie od zachowania się J przy różnych kątach α .

Odnajdźmy teraz jaka istnieje zależność między momentem bezwładności J płaszczyzny 1-2 względem swobodnej powierzchni cieczy, a kątem α — pochylenia tej płaszczyzny do poziomu.

Obierzmy element df odległy od środka ciężkości płaszczyzny 1-2 o x (rys. 9) ; głębokość zanurzenia tego elementu pod swobodnym poziomem cieczy w naczyniu niech będzie h , wtedy moment bezwładności elementu df względem tego poziomu wyrazi się iloczynem $df \cdot h^2$. Z rysunku otrzy-



mamy , że $h = h_s - x \sin \alpha$,

stąd zaś po podstawieniu

$$df \cdot h^2 = df (h_s - x \sin \alpha)^2.$$

Aby otrzymać moment bezwładności

J całego pola 1-2 względem swobodnego poziomu cieczy, należy wy-

liczyć w ten sposób momenty dla

wszystkich elementów pola i następnie te momenty zsumować, innymi słowy

$$J = \int_1^2 df (h_s - x \sin \alpha)^2 = \int_1^2 h_s^2 df - \int_1^2 2x h_s \sin \alpha df + \int_1^2 x^2 \sin^2 \alpha df.$$

W pierwszej całce h_s jest wielkością stałą , wychodzi więc przed znak całki , a pod całką pozostanie df ; zaś

$$\int_1^2 df = f, \text{ więc } \int_1^2 h_s^2 df = h_s^2 \cdot f.$$

W całce drugiej $\int_1^2 2x h_s \sin \alpha df$ stałą wielkością

jest $2h_s \sin \alpha$, wyrzucając ją przed znak całki, otrzy-

mamy $2h_s \sin \alpha \int_1^2 x df$; $\int_1^2 x df$, jak wiemy ze

statyki przedstawia nam moment statyczny płaszczyzny 1-2 względem jej środka ciężkości, a więc równa się zeru.

Zatem wyraz drugi = 0 .

W trzeciej całce $\int_1^2 \sin^2 \alpha \cdot x^2 df$ wynosimy $\sin^2 \alpha$ przed

znak całki, całka wtedy przedstawia nam moment bezwładności płaszczyzny 1-2 względem osi poziomej , poprowadzonej

przez środek ciężkości. Oznaczmy moment ten przez I ,

wtedy

$$\int \sin^2 \alpha \cdot x^2 \cdot df = \sin^2 \alpha \int x^2 df = \sin^2 \alpha \cdot I.$$

Ostateczny wzór dla J po podstawieniu otrzymanych wartości całek, przyjmie postać

$$J = h_s^2 f + \sin^2 \alpha \cdot I.$$

Widzimy z tego wzoru, że wartość na J zależy od kąta α , a więc i wartość h_c , wyznaczająca nam położenie środka ciśnienia przy zmianie α , również się zmienia.

Jeśli $\alpha = 0$, $\sin \alpha = 0$, i wtedy $J = h_s^2 f$ i

$$h_c = \frac{p_0 \cdot f \cdot h_s + \Delta h_s \cdot f}{p_0 f + \Delta f \cdot h_s} = \frac{h_s (p_0 f + \Delta f \cdot h_s)}{p_0 f + \Delta f \cdot h_s} = h_s,$$

to jest gdy mamy do czynienia z płaszczyzną poziomą, środek ciężkości będzie jednocześnie środkiem ciśnienia.

Jeśli płaszczyzna, na którą ciśnienia szukamy, jest pionową, to jest gdy $\alpha = 90^\circ$, $\sin \alpha = 1$, i wtedy

$$J_{90^\circ} = h_s^2 f + I,$$

a dalej, otrzymamy odpowiednią wartość na h_c .

C i ś n i e n i e n a p o w i e r z c h n i e d o w o l n ą .

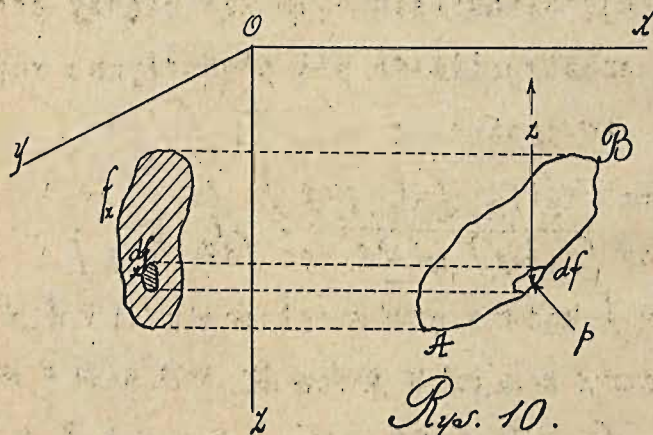
Niech będzie naczynie jakiegokolwiek napełnione cieczą; w naczyniu tym obieramy dowolną powierzchnię. Na rozpatrywaną powierzchnię obieramy element df , ciśnienie hydro-

statyczne w tym punkcie jest, jak wiemy, zależne od ciśnienia zewnętrznego i od głębokości zanurzenia elementu df pod poziomem cieczy w naczyniu: $p = p_0 + \Delta z$.

Ciśnienie na element df równa się

$$p \cdot df = p_0 \cdot df + \Delta z \cdot df.$$

Dla otrzymania ciśnienia na całą rozpatrywaną powierzchnię, trzeba by w powyższy sposób obliczyć



ciśnienia na wszystkie elementy tej powierzchni, a następnie je zsumować; sumowanie to jednak musimy uskutecznić geometrycznie, to jest

z uwzględnieniem nie tylko wielkości składowych ciśnień, ale i ich kierunków. Sumowanie geometryczne oznaczmy symbolicznie, całkowite więc ciśnienie otrzymamy z wzoru

$$P = \int (p_0 \cdot df + z \cdot df).$$

Postępowanie takie jednak byłoby zbyt kłopotliwe, obierzemy więc inną drogę. Odnieśmy powierzchnię zadaną do układu współrzędnych prostokątnych. Układ ten obieramy tak, że płaszczyzna xoy jest pozioma i znajduje się na swobodnej powierzchni cieczy, zaś oś z jest pionowa i skierowana w dół. Do tego układu odnieśmy również i elementarne ciśnienie na pole df . Rzuty siły $p \cdot df$ na osi x, y, z znajdzie-

ny odpowiednio

$$p \cdot df \cos(p, x),$$

$$p \cdot df \cos(p, y),$$

$$p \cdot df \cos(p, z),$$

gdzie (p, x) , (p, y) , (p, z) są to kąty, jakie tworzy kierunek ciśnienia p z osiami x, y, z .

Kąt pomiędzy p i x jest taki sam, jak kąt między płaszczyzną elementu df , prostopadłą do p i płaszczyzną xoy prostopadłą do osi x ; to jest

$$\text{Kąt } (p, x) = \text{kątowi } (df, xoy);$$

stąd wynika, że $df \cdot \cos(p, x) = df \cdot \cos(df, xoy)$, czyli, że $df \cdot \cos(p, x)$ będzie rzutem elementu df na płaszczyznę xoy ; oznaczmy ten rzut przez df_x to jest

$$df \cdot \cos(p, x) = df_x;$$

w podobny sposób otrzymamy

$$df \cdot \cos(p, y) = df_y,$$

$$df \cdot \cos(p, z) = df_z.$$

Jeśli prócz powyższych zależności uwzględnimy, że $p = p_0 + \Delta z$, wtedy znajdziemy, że składowe ciśnienia $p \cdot df$, wzięte w kierunku trzech obranych osi, będą:

$$(p_0 + \Delta z) df_x$$

$$(p_0 + \Delta z) df_y$$

$$(p_0 + \Delta z) df_z.$$

Sumując rzuty na oś x wszystkich sił, działających na elementy rozpatrywanej powierzchni, otrzymamy rzut wypadkowej siły na oś x

$$P_x = \int_A^B (p_0 + \Delta z) df_x =$$

$$= \int_A^B p_0 df_x + \int_A^B \Delta z. df_x = p_0 \int_A^B df_x + \Delta \int_A^B z. df_x.$$

Rozpatrzmy każdą całkę oddzielnie ; df_x przedstawia, jak mówiliśmy, rzut elementu df na płaszczyznę zoy ; jeśli zsumujemy rzuty wszystkich elementów, składających powierzchnię f , otrzymamy rzut powierzchni tej na płaszczyznę zoy ; oznaczmy ten rzut przez f_x i wtedy

$$\int_A^B df_x = f_x.$$

W drugiej całce iloczyn $z. df_x$ pod znakiem całki przedstawia moment rzutu df_x względem swobodnej powierzchni cieczy; suma tych momentów da nam moment statyczny pola rzutu f_x względem tegoż swobodnego poziomu cieczy

$$\int_A^B z. df_x = f_x \cdot z',$$

gdzie z' jest to odległość środka ciężkości pola f_x od swobodnej powierzchni cieczy w naczyniu. — Ostatecznie

$$P_x = p_0 f_x + \Delta f_x \cdot z'.$$

Rzut na oś x ciśnienia całkowitego składa się z dwóch składników : pierwszy ciśnienie zewnętrzne na rzut rozpatrywanej powierzchni na płaszczyznę zoy , drugi - ciężar słupa cieczy, którego podstawą jest rzut ciśnionej powierzchni na płaszczyznę zoy , a wysokością - odległość środka ciężkości rzutu tego od swobodnej powierzchni cieczy.

Zachodzi teraz pytanie, gdzie jest punkt przyłoże-

nia tej siły , a właściwie punkt , przez który przecho-
dzi kierunek siły. Rozumowanie nasze będzie zupełnie
takie samo, jak przy określaniu środka ciśnienia na rzut
 f_x , będący w płaszczyźnie zoy ; głębokość, na jakiej
znajdzie się środek ciśnienia, otrzymany z wzoru

$$h_c = \frac{p_0 f_x \cdot z' + \Delta J}{p_0 f_x + \Delta f_x \cdot z'}$$

Zupełnie w ten sam sposób postępując, co poprzednio,
otrzymamy rzut całkowitego ciśnienia na rozpatrywaną
powierzchnię w kierunku osi y , czyli P_y ; mianowicie

$$P_y = \int_A^B p_0 df_y + \int_A^B \Delta z df_y = p_0 \int_A^B df_y + \Delta \int_A^B z df_y$$

$$P_y = p_0 f_y + \Delta f_y \cdot z''$$

Oznaczenia liter są podobne do poprzednich, mianowicie
 f_y jest to rzut powierzchni rozpatrywanej na płaszczyznę
 zox ; z'' — odległość środka ciężkości rzutu f_y od swo-
bodnej powierzchni cieczy; p_0 — ciśnienie zewnętrzne.

Gdybyśmy mieli do określenia rzutu całkowitego ciś-
nienia na jakąkolwiek oś k , leżącą w płaszczyźnie (xoy)
swobodnego poziomu cieczy, wtedy dla określenia rzutu
tego otrzymalibyśmy wzór

$$P_k = p_0 f_k + \Delta f_k \cdot z'''$$

gdzie f_k oznacza rzut powierzchni f na płaszczyznę prosto-
padłą do kierunku k , zaś z''' oznacza odległość środka
ciężkości tego rzutu f_k od swobodnej powierzchni cieczy.

Przejdźmy do określenia rzutu P_z ciśnienia na rozpatrywaną powierzchnię w kierunku pionowej osi z . Podobnie jak pierwej,

$$P_z = \int_A^B p_0 df_z + \int_A^B \Delta z df_z = p_0 f_z + \Delta \int_A^B z df_z.$$

Gdybyśmy linię, ograniczającą element df , wzięli za kierownicę, wzdłuż tej linii przesuwali linię stale równoległą do osi z , otrzymalibyśmy odpowiednią powierzchnię walcową, sięgającą swobodnej powierzchni cieczy. Znajdziemy wtedy, że iloczyn $df_z \cdot z$ określa nam objętość słupa cieczy, ujętego z boków powyższą powierzchnią walcową, u dołu elementem pola df i u góry rzutem df_z .



Wtedy suma podobnych wyrazów $df_z \cdot z$, czyli $\int_A^B df_z \cdot z$ da nam objętość cieczy, która jest od dołu

Rys. 11. ograniczona rozpatrywaną powierzchnią, z boków powierzchnią walcową, otaczającą powierzchnię zadaną, a z góry płaszczyzną xoy . Oznaczmy objętość tę przez V , wtedy po podstawieniu otrzymamy, że

$$P_z = p_0 f_z + \Delta V.$$

Słowami wypowiemy równanie powyższe tak: rzut pionowy całkowitego ciśnienia na dowolną powierzchnię równa się ciśnieniu zewnętrznemu na rzut tej powierzchni na płaszczyznę poziomą, powiększonemu o ciężar

słupa cieczy, który od dołu ograniczony jest powierzchnią zadana, od góry płaszczyzną swobodną cieczy, a z boków ujęty jest powierzchnią walcową, otaczającą powierzchnię f .

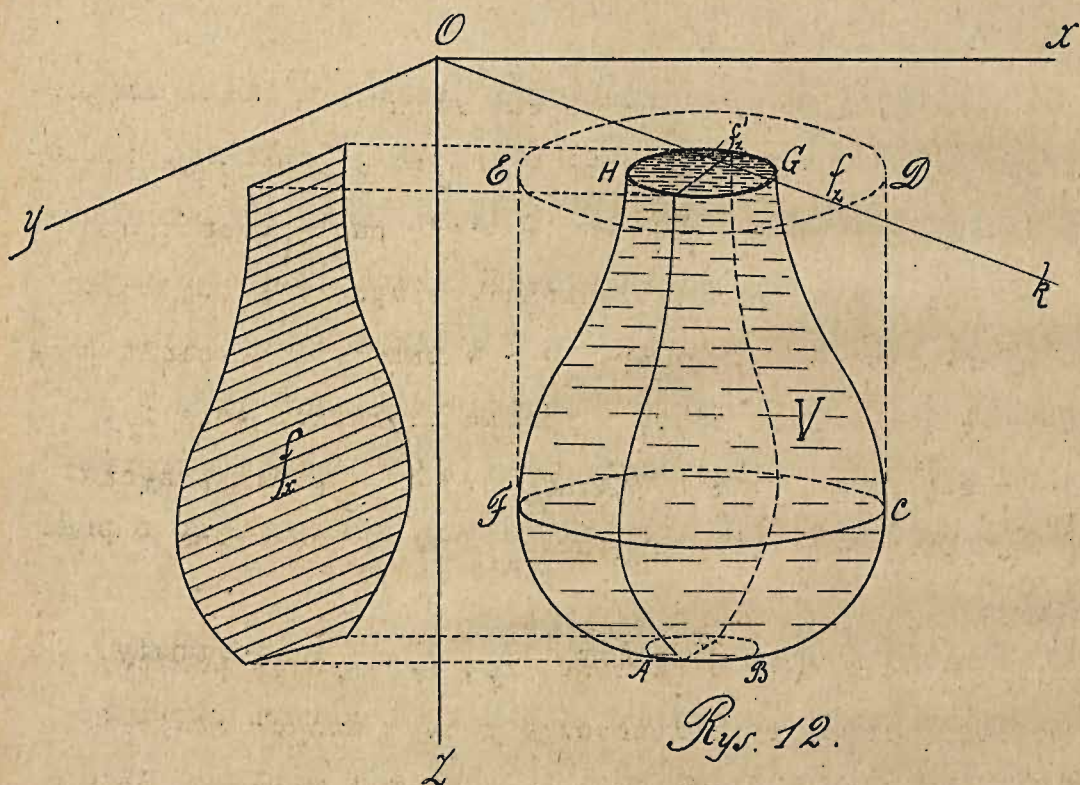
Co się tyczy określenia środka pionowego rzutu ciśnienia, zauważymy, co następuje: gdy $p_0 = 0$, wartość pionowego rzutu ciśnienia $P_z = \Delta V$ i wtedy punkt przyłączenia siły ΔV będzie w środku ciężkości słupa, którego objętość równa się V ; gdyby $V = 0$ w takim razie punkt przyłączenia siły $p_0 \cdot f_z$ byłby w środku ciężkości pola f_z , a zatem gdy mamy siłę równą $p_0 f_z + \Delta V$, punkt przyłączenia wypadkowej tych sił znajdziemy, korzystając z praw statyki.

W rezultacie mamy określone P_x , P_y , P_z oraz punkty, przez które rzuty te przechodzą. Z tych danych określić będziemy mogli wypadkową tych rzutów. Jak wiadomo, otrzymamy w ogólnym przypadku jedną wypadkową siłę i parę sił, której płaszczyzna jest prostopadła do wypadkowej, albo co na jedno wychodzi, dwiema siłami skośnymi.

C i ś n i e n i e c i e c z y n a ś c i a n - K i n a c z y n i a .

Wyobraźmy sobie naczynie dowolnego kształtu napełnione cieczą, będącą w spoczynku. Ciecz ta, jak wiemy, wywiera

ciśnienia na ściankę naczynia w kierunku prostopadłym do powierzchni w danym punkcie. Obierzmy układ współrzędnych, przyjmując swobodny poziom cieczy w naczyniu za płaszczyznę xoy , pionową zaś, skierowaną na dół, za oś z .



Rys. 12.

Znajdźmy, jakie jest ciśnienie cieczy w tym naczyniu na ścianki jego w kierunku osi x . O ile takie ciśnienie istniałoby, moglibyśmy przy odpowiednich warunkach otrzymać ruch naczynia w kierunku x . W tym celu owińmy nasze naczynie powierzchnią walcową, której tworząca jest równoległa do x , a więc prostopadła do zoy i niech tworząca ta będzie stale styczną do powierzchni naczynia.

Powierzchnia walcowa dotknie naszego naczynia po pewnej krzywej, która dzieli powierzchnię naczynia na

dwie części . Rzuty obu tych części na płaszczyznę xy będą równe , a więc i ciśnienie na lewą część ścianki naczynia będzie takie samo jak i na prawą , kierunki jednak tych ciśnień będą wprost przeciwne, przy dodaniu-ciśnienia te się zniosą i wypadkowa w kierunku osi x będzie zerem.

Ten sam wynik otrzymamy i dla ciśnienia w kierunku osi y ; to samo znajdziemy dla jakiegokolwiek kierunku Ox - obranego w płaszczyźnie poziomej. Zatem powiemy, że ciecz nie wywiera na naczynie żadnego ciśnienia w jakimkolwiek kierunku poziomym.

Rozpatrzmy teraz ciśnienie w kierunku pionowym. Powinniśmy tu odróżniać ciśnienie cieczy na całe naczynie od ciśnienia cieczy na samo tylko dno. Z poprzedniego wiemy, iż ciśnienie na dno w kierunku pionowym

$$P_z = p_0 f_x + \Delta V,$$

gdzie f_x - jest pole rzutu dna f na płaszczyznę xoy , a V - objętość znanego nam słupa cieczy. Gdyby dno o polu f było płaskie i poziome, wtedy

$$P_z = p_0 f + \Delta f \cdot h,$$

gdzie h - głębokość zanurzenia dna pod swobodną powierzchnią cieczy w naczyniu. Widzimy stąd , że wogóle ciśnienie na dno naczynia w kierunku pionowym zależy tylko od powierzchni dna i odległości jego od swobodnego poziomu cieczy, a nie zależy wcale od kształtów naczynia.

Jeśli mamy określić ciśnienie całkowite na nasze

naczynie, będziemy musieli postępować w taki sposób.-
Owińmy nasze naczynie powierzchnią walcową, której tworząca będzie równoległa do osi z i stale dotykać będzie ścianek naczynia. Linia, po której powierzchnia walcowa dotknie ścianek naczynia, rozdzieli jego powierzchnię na dwie części; nazwijmy je - górną i dolną.

Rzut części dolnej na płaszczyznę yo oznaczmy przez f_z ; rzut części górnej będzie $f_z - f'_z$, gdzie f'_z w naszym przypadku jest rzutem swobodnej powierzchni cieczy. (Jeśli byśmy mieli naczynie o kształtach więcej złożonych, łatwo jest znaleźć drogę właściwą do określenia ciśnienia P_z). - Z poprzedniego wiemy, że całe ciśnienie P_z zależy od ciśnienia zewnętrznego p_0 i od ciężaru cieczy odpowiedniej objętości. Wpływ ciśnienia zewnętrznego na część dolną ścianki naczynia wyrazi się ciśnieniem $p_0 f_z$, skierowanym ku dołowi, na część górną ścianki naczynia - ciśnieniem $p_0 (f_z - f'_z)$, skierowanym ku górze. Wypadkowa tych ciśnień będzie

$$f_z p_0 - (f_z - f'_z) p_0 = f'_z p_0.$$

Znajdźmy teraz drugą część ciśnienia P_z , zależną od ciężaru cieczy. Na dolną część naczynia otrzymamy ciśnienie (w kierunku pionowym) równe ciężarowi cieczy ABCDEF; kierunek tego ciśnienia jest zwrócony na dół; na górną część naczynia mamy ciśnienie równe ciężarowi cieczy objętości pierścienia EFHGCD, ciśnienie to skierowane jest pionowo ku górze; w rezultacie całe ciśnienie P_z określimy,

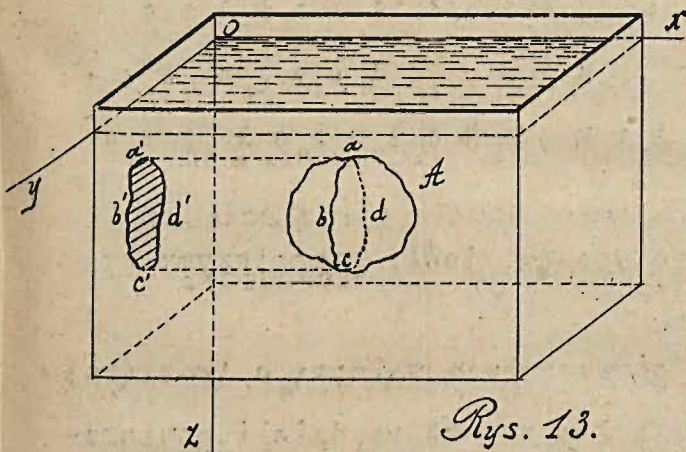
dodając algebraicznie ciężary powyższych dwu objętości, przyczym pierwszą objętość uważać należy za dodatnią, drugą za ujemną; otrzymamy wtedy, ponieważ suma algebraiczna podanych ^(objętości) równa jest objętości V cieczy zawartej w naczyniu, że

$$P_z = \int_z p_0 + \Delta V.$$

Zatym ciśnienie P_z zależne jest oprócz p_0 i od objętości V , czyli od kształtów naczynia.

Z a s a d a A r c h i m e d e s a .

Niech będzie zanurzone w cieczy ciało A o jakiegokolwiek powierzchni zewnętrznej.



Rys. 13.

Znajdźmy jakie ciśnienie wywiera ciecz na to ciało w kierunku osi x, y, z , przedewszystkiem w kierunku osi x . W tym celu owińmy nasze ciało powierzchnią walcową, której tworząca jest równoległa do x , a więc prostopadła do płaszczyzny $yo z$. Powierzchnia walcowa dotknie naszego ciała po krzywej $abcd$. Krzywa ta dzieli powierzchnię ciała A na dwie części: nazwijmy je prawą i lewą; każda z tych powierzchni ma jednakowy rzut $a'b'c'd'$ na płaszczyznę zoy .

Dla jakiegokolwiek elementu df obranego na powierzchni

prawej, znajdujemy na powierzchni lewej odpowiedni element, którego rzut równa się rzutowi pierwszego; głębokość, na jakiej znajdują się same elementy i rzuty ich- z jest jedna i ta sama, ciśnienia zatem hydrostatyczne $[p_0 + \Delta x]$ są jednakowe; co się jednak tyczy kierunku, to łatwo zauważyć, że ciśnienie na rzut lewego elementu jest w kierunku osi x , prawego zaś w odwrotnym kierunku. Dodane razem, te dwa ciśnienia znoszą się. Sumując parami podobnymi ciśnienia na rzuty elementów prawych i lewych, znajdziemy, że wszystkie elementarne ciśnienia się znoszą i że wypadkowa w kierunku osi x wzięta równa się zeru. Toż samo otrzymamy względem osi y . Stąd wniosek: ciało zanurzone w cieczy nie podlega żadnemu parciu w jakimkolwiek kierunku poziomym.

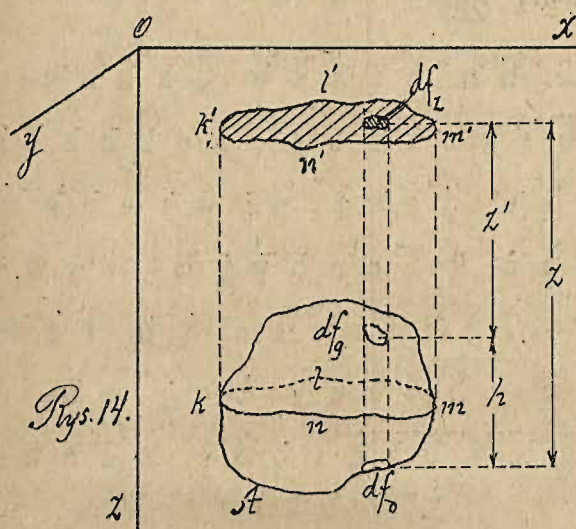
Inaczej przedstawia się sprawa, jeśli rozpatrzymy wypadkową w kierunku pionowym.

Owińmy nasze ciało A powierzchnią walcową o tworzącej pionowej; otrzymamy linię $k l m n$, która dzieli powierzchnię ciała A na dwie części - dolną i górną; każda z nich ma rzut $k' l' m' n'$ na płaszczyznę yox .

Dla jakiegokolwiek elementu df_z obranego na dolnej części powierzchni, znajdziemy na górnej części powierzchni element odpowiedni df_y , będący na tym samym pionie i mający taki sam rzut df_z na płaszczyznę xoy .

Znajdźmy wypadkową ciśnień na te dwa elementy,

rzuconych na oś z . Rzut ciśnienia na element df_z , jak



wiemy, równa się

$$(p_0 df_z + df_z \cdot z \cdot \Delta)$$

i jest skierowany ku górze.

Rzut ciśnienia na element

df_g równa się

$$(p_0 df_z + df_z \cdot z' \cdot \Delta),$$

i skierowany jest ku dołowi.

W powyższych równaniach z i z' są to głębokości zanurze-

nia elementów df_z i df_g pod swobodną powierzchnią cieczy.

W rezultacie oba te ciśnienia dają

$$dP_z = p_0 df_z + df_z \cdot z' \cdot \Delta - p_0 df_z - df_z \cdot z \cdot \Delta = -\Delta (z - z') df_z = -\Delta df_z \cdot h,$$

gdzie h jest różnica poziomów elementu df_z i df_g .

Aby otrzymać wypadkowe ciśnienie w kierunku osi z na całe ciało pogrążone w cieczy, należy zsumować wszystkie ciśnienia elementarne parami, podobnymi do poprzednich, innymi słowy należy przeciąkować równanie

$$dP_z = -\Delta df_z \cdot h; \text{ otrzymamy } P_z = -\Delta \int df_z \cdot h$$

Całkowanie należy rozciągnąć do całej powierzchni. Ilo-
czyn $df_z \cdot h$ jest to objętość elementarnego walca, wzię-
tego wewnątrz ciała A , odpowiadającego elementowi df_z
lub df_g ; czyli że $df_z \cdot h = dV$, jeśli przez V ozna-
czymy objętość ciała A . Sumując wszystkie takie ele-
mentarne walce, otrzymamy objętość całego ciała, zatem

$$P_z = -\Delta \int dV = -\Delta V.$$

Rezultat ten przeczytamy tak: na ciało, zanurzone w cieczy ciężkiej, pozostające w spoczynku jest wywierane parcie w kierunku pionowym w górę (wskazuje na to znak $-$); parcie to równa się ciężarowi cieczy tej samej objętości, co objętość zanurzonego ciała. -

Punktem przyłożenia parcia jest środek masy zanurzonego ciała, wypełnionego jednorodną masą.

Że tak jest, można przekonać się takim rozumowaniem. Działanie cieczy w kierunku pionowym na dwa pola elementarne, obrane na wspólnej linii pionowej otrzymaliśmy równe ciężarowi cieczy w objętości walca elementarnego, którego podstawy są właśnie te pola, czyli możemy przyjąć, że jest to siła co do wartości równa ciężarowi cieczy tej właśnie objętości, — tylko skierowana przez środek ciężkości walca elementarnego ku górze. Przy dodawaniu ciśnień na pozostałe pola elementarne postępujemy tak, jak gdybyśmy dodawali ciężary tych elementarnych walców, napełnionych cieczą; otrzymamy w rezultacie siłę, co do wartości równą ciężarowi cieczy w objętości zanurzonego ciała, co do kierunku — zwróconą z dołu ku górze; wypad-

kowa zaś ciężarów wszystkich elementarnych walców, a więc i parcie cieczy na ciało zanurzone powinno być skierowane wzdłuż linii, poprowadzonej pionowo przez środek masy ciała.

Ponieważ równowaga ciała nie zmieni się, jeśli ciało w cieczy dowolnie obrócimy, więc parcie całkowite wciąż skierowane będzie wzdłuż linii pionowej, poprowadzonej przez środek masy; na podstawie tego możemy środek jednorodnej masy, w objętości zanurzonego ciała, uważać za punkt przyłożenia parcia. Jeśli ciało nie jest zanurzone w wodzie całkowicie, lecz tylko częściowo, wtedy twierdzenie powyższe stosuje się do części zanurzonej w cieczy i w takim razie powiemy:

Parcie cieczy na ciało zanurzone tylko częścią w cieczy co do kierunku jest pionowe, skierowane ku górze, - co do wartości jest równe ciężarowi cieczy w objętości zanurzonej części ciała; punktem przyczepienia tego parcia jest środek jednorodnej masy w objętości zanurzonej części ciała.

Twierdzenia, dotyczące parcia cieczy na ciało w niej zanurzone, znane jest pod nazwą zasady Archimedeasa.

Równowaga ciała zanurzonego w cieczy.

Wyobraźmy sobie jednorodne ciało , zanurzone w cieczy . Niech ciężar ciała będzie Q ; objętość niech będzie V . Zgodnie z poprzednim, ciało jest wypierane ku górze siłą ΔV , gdzie Δ jest ciężar właściwy cieczy. Ciężar ciała Q możemy uważać jako siłę Q , przyłożoną do środk ciężkości ciała — do punktu S , i skierowaną pionowo nadół . Parcie cieczy, równe ΔV i skierowane pionowo ku górze , możemy wystawić sobie jako przyłożone do tego samego punktu S , gdyż środek ciężkości jednorodnego ciała jest środkiem masy jednorodnej .

Jeśli powyższe ciało jest takie, że $Q = \Delta V$, wtedy nie tylko w każdym miejscu , ale i w każdym położeniu w cieczy ciało jest w równowadze. Ciężar właściwy ciała jest wtedy ten sam, co cieczy.

Niech w innym przypadku będzie $Q > \Delta V$; wtedy parcie z dołu nie wystarcza do utrzymania ciała w cieczy na miejscu; aby ciało nie opadło w cieczy, należy je podtrzymać z siłą $= (Q - \Delta V)$, skierowaną z dołu ku górze; z taką siłą byłaby naprzykład naciągnięta nić, podtrzymująca rozpatrywane ciało w cieczy — Jeślibyśmy pozwolili ciału spadać w cieczy, siłą przyspieszającą w pierwszym momencie byłaby siła $= Q - \Delta V$. (Podczas spadania ciała w cieczy ruch zależny będzie od tarcia ciała o ciecz).

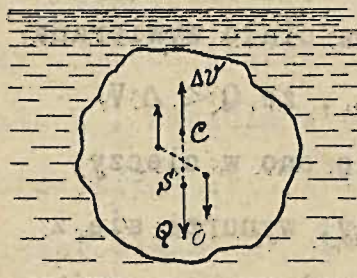
Jan Rozalski 1930/31

Jeśli rozpatrywane ciało jest takie, że $Q < \Delta V$, wtedy ciecz wypiera ciało z siłą ΔV ku górze. Chcąc ciało w cieczy utrzymać, należy je przyciskać lub przywiązać; siła dodatkowo w tym razie na ciało wywierana jest $(\Delta V - Q)$. Jeśli przy warunku, że $Q < \Delta V$ ciało jest swobodne, wtedy podnosi się ono w cieczy, przecina swobodną powierzchnię cieczy, wynurza się z niej; w miarę wynurzania się ciała z cieczy - parcie maleje; ruch ciała ku górze zachodzi dotąd, dopóki ciężar ciała nie zrówna się z ciężarem cieczy tej objętości, co zanurzona część ciała. Wtedy nastąpi równowaga.

Dotychczas mówiliśmy o ciele jednorodnym. - Niech zanurzone ciało n i e będzie jednorodnym; wtedy środek ciężkości ciała S nie będzie już środkiem masy ciała C. Ciężar ciała Q wystawmy sobie, jako siłę, przyłożoną do S i skierowaną pionowo na dół; parcie cieczy przyłożone jest do C i skierowane do góry. Niech $Q = \Delta V$; jeśli S jest niżej od C , równowaga ciała będzie wtedy, kiedy linia SC jest pionową; albowiem jeśli linię SC odchylimy od pionu, wytworzy się para sił, dążąca do ustawienia S i C na wspólnej linii pionowej. Ciało zatem samo dążyć będzie do utrzymania położenia pierwotnego.

Jeśli $Q > \Delta V$ przy pozostałych warunkach poprzed-

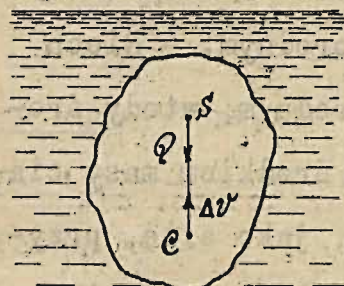
nich , ciało w cieczy spadać będzie, obracając się dotąd , dopóki S nie stanie pod C , poczym nastąpi ruch przyspieszony na dół.-



Rys. 15.

Na podstawie powyższego łatwo przewidzieć, co zajdzie, jeśli w powyższym przypadku założymy, że $Q < \Delta V$.

Niech ciało niejednorodne o ciężarze Q i objętości V ma środek ciężkości S i środek masy C . Zanurzymy to ciało w ten sposób, że C jest pod S . Równowaga ciała w tym wypadku jest możliwa tylko, kiedy SC jest linią pionową. Przy najmniejszym jednak odchyleniu linii SC od pionu powstaje para, która powoduje utratę równowagi ciała; ciało obraca się , dążąc do stanu poprzednio opisanego.



Rys. 16.

Na podstawie powyższego zrozumiałym będzie odróżnianie trzech stanów równowagi ciała zanurzonego w cieczy:

- 1) kiedy punkty S i C się schodzą, - taki stan równowagi nazywamy obojętnym;
- 2) kiedy S jest poniżej C , - jest to stan równowagi stałej;
- 3) kiedy S jest powyżej C , - wtedy mamy stan równowagi niestabilnej.

Zatrzymajmy się chwilę nad rozpatrzeniem r ó w-
n o w a g i c i a ł p ł y w a j ą c y c h.

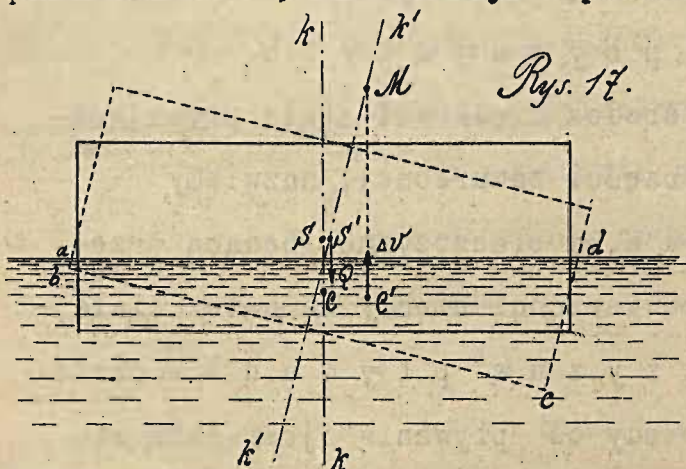
Prostą, łączącą środek ciężkości ciała pływające-
go ze środkiem masy części zanurzonej, nazwiemy
o s i ą p ł y w a n i a, a płaszczyznę, będącą prze-
dłużeniem swobodnej powierzchni cieczy wewnątrz ciała, -
nazwiemy p ł a s z c z y z n ą p ł y w a n i a ciała.
Jeżeli ciało pływa, wtedy oś pływania jest pionowa.

Niech środek ciężkości S ciała pływającego znajduje
się poniżej środka C masy jego zanurzonej części.
Wtedy, łatwo zrozumieć, że równowaga będzie stała.

Wymieniony powyżej warunek istnienia równowagi
stałej nie jest jedynym. - Wyobraźmy sobie, że mamy
naprzykład kadłub okrętu, pływającego w wodzie; dla
ułatwienia zadania przypuścmy, że ciało to ma kształt
prostopadłościanu. Objętość wody, wyparta przez za-
nurzoną część kadłuba, niech będzie V ; ciężar właści-
wy wody oznaczmy przez Δ , wtedy parcie wody na pły-
wające ciało jest równe $\Delta.V$; punktem przyłożenia
parcia jest środek masy zanurzonej części ciała.
Środek ciężkości, do którego możemy uważać przyłożo-
ny ciężar kadłuba, równy Q , oznaczmy przez S . Niech
 S znajduje się powyżej C ; pomimo jednak tego zało-
żenia równowaga kadłuba może być stała.

Przypuścmy, że pionową oś pływania kk odchyli-
liśmy na niewielki kąt; niech oś ciała wtedy zajmie

położenie $k'k'$; kadłub zajmie położenie, zaznaczone na



rysunku liniami przerywanymi. Aby ciało mogło pływać i w tym nowym położeniu, objętość zanurzonej części ciała powinna

na być taka sama V , jak poprzednio. Po przesunięciu ciała do nowego położenia punkt S' przyłożenia siły Q pozostanie na osi ciała $k'k'$.

Punkt C' przyłożenia siły ΔV wobec tego, że ciało ma kształt prostopadłościanu, będzie zarazem środkiem ciężkości figury $a b c d$. Siły Q i ΔV są pionowe.

Widocznem jest teraz, że siły Q i równa jej ΔV tworzą parę sił, dążącą do przywrócenia ciała do pierwotnego położenia równowagi.

Przedłużmy kierunek siły ΔV do przecięcia się z pochyloną osią $k'k'$, w punkcie M ; punkt ten nazywamy *m e t a c e n t r u m*. Łatwo z rysunku dostrzedz, że o ile punkt M znajdować się będzie powyżej środka ciężkości ciała S , wtedy siły Q i ΔV wytworzą parę, która dążyć będzie do przywrócenia ciała do pierwotnego położenia równowagi; będzie to stan równowagi stałej; jeżeli M znajduje się poniżej S - wtedy równowaga jest nie-

stała; jeśli M i S schodzą się, wtedy równowaga jest obojętna. Wyznaczenie punktu M ma duże znaczenie w okrętownictwie.

Powierzchnie stałego ciśnienia.

Wiemy że, ogólnie mówiąc, różne punkty cieczy mają różne ciśnienia hydrostatyczne. Z całej masy punktów cieczy, znajdującej się w spoczynku bezwzględny albo względny, możemy znaleźć szereg punktów takich, w których ciśnienie hydrostatyczne jest jednakowe. Szereg takich punktów tworzy powierzchnię, którą nazywamy powierzchnią stałego ciśnienia, albo inaczej powierzchnią poziomą. Punkty, znajdujące się na P.S.C. mają jedno i to samo ciśnienie, oczywiście tylko pod względem wartości, gdyż kierunek ciśnienia powinien być w każdym miejscu powierzchni prostopadły do jej elementu.

Jeśli mamy ciecz, poddaną działaniu tylko sił ciężkości, wtedy powierzchnie stałego ciśnienia będą płaszczyznami poziomymi.

Innym razem kształt powierzchni stałego ciśnienia określi się układem sił, do cząsteczek cieczy przyłożonych.

Z powyższego wnioskujemy o następujących własnościach powierzchni stałych ciśnień:

1) każdemu punktowi obranemu w cieczy odpowiada stosowna powierzchnia stałego ciśnienia, przesunięta przez ten punkt.

2) Dwie jakiegokolwiek powierzchnie stałego ciśnienia, odpowiadające dwóm różnym ciśnieniom hydrostatycznym, nie mogą się wzajemnie przecinać, ani się dotykać choćby w jednym punkcie, gdyż w takim wypadku w jakimkolwiek punkcie, znajdującym się na linii przecięcia, albo w miejscu dotknięcia się tych powierzchni, otrzymalibyśmy dwa różne ciśnienia hydrostatyczne, co jest niemożliwym.

3) Wypadkowa wszystkich sił zewnętrznych, działających na ciecz w każdym punkcie, jest prostopadła do odpowiedniej powierzchni stałego ciśnienia.

W rzeczy samej: w najogólniejszym wypadku zależność między wartościami ciśnienia w dwóch punktach 1 i 2 cieczy wyraża się równaniem:

$$p_2 = p_1 + \frac{\rho}{g} \int_1^2 (X dx + Y dy + Z dz),$$

gdzie X, Y, Z są to rzuty pewnego wypadkowego przyspieszenia, które może otrzymać cząsteczka cieczy, gdy na nią działają siły objętościowe. Gdy obydwie rozpatrywane punkty znajdować się będą na wspólnej powierzchni stałego ciśnienia, t.j. gdy $p_1 = p_2$, wtedy po odpowiednim uproszczeniu równanie przyjmie postać:

$$\int_1^2 (X dx + Y dy + Z dz) = 0.$$

Taka jest zależność pomiędzy rzutami przyspieszenia wypadkowego X, Y, Z a różniczkami współrzędnych punktów, znajdujących się na powierzchni stałego ciśnienia. Ponieważ równanie to jest słuszne dla jakichkolwiek punktów na tej powierzchni, zatem powinno ono zachodzić dla dwóch punktów, obranych bardzo blisko jeden od drugiego, na powierzchni stałego ciśnienia, dla których w równaniu powyższym nie potrzebne już będzie całkowanie.

Widzimy stąd, że dla takich dwóch punktów, oddalonych o odległość bardzo małą ds (rzuty jej niech będą dx, dy, dz), powinno być słuszne równanie różniczkowe.

$$Xdx + Ydy + Zdz = 0$$

Ostatnie równanie nazwiemy równaniem różniczkowym powierzchni stałego ciśnienia.

Z równania tego otrzymamy wspomnianą trzecią własność powierzchni stałego ciśnienia. Niech będą X, Y, Z rzutami przyspieszenia wypadkowego R ; dx, dy, dz zaś rzutami jakiegokolwiek elementu liniowego ds na powierzchni stałego ciśnienia obranego. — Oznaczmy dalej $(R, x), (R, y), (R, z)$ wartości kątów, jakie tworzy kierunek przyspieszenia R odpowiednio z osiami x, y, z ; niech dalej $(ds, x), (ds, y), (ds, z)$ oznaczają wartości kątów, jakie tworzy kierunek elementu ds z tymi osiami x, y, z , wtedy możemy napisać, że

$$Xdx = R \cos(R, x) \cdot ds \cdot \cos(ds, x),$$

$$Ydy = R \cdot \cos(R, y) \cdot ds \cdot \cos(ds, y)$$

$$Zdx = R \cdot \cos(R, z) \cdot ds \cdot \cos(ds, z).$$

Równanie różniczkowe powierzchni stałego ciśnienia napiszemy zatem :

$$R \cdot \cos(R, x) ds \cdot \cos(ds, x) + R \cdot \cos(R, y) ds + \\ + R \cdot \cos(R, z) ds \cdot \cos(ds, z) = 0.$$

Lewa strona równania przedstawia w rozwinięciu, jak wiadomo z geometrii analitycznej, wyrażenie

$$R \cdot ds \cdot \cos(R, ds),$$

gdzie (R, ds) jest wartość kąta, zawartego pomiędzy kierunkami R i ds . W rezultacie więc możemy napisać nasze równanie różniczkowe w postaci:

$$R \cdot ds \cdot \cos(R, ds) = 0$$

Ponieważ R i ds są różne od zera, zatem $\cos(R, ds) = 0$, czyli, że kąt $(R, ds) = 90^\circ$.

Pamiętając, że kierunek przyspieszenia wypadkowego jest jednocześnie kierunkiem siły wypadkowej wszystkich sił zewnętrznych, działających na ciecz, otrzymamy twierdzenie, że siła wypadkowa jest prostopadła do jakiegokolwiek elementu liniowego obranego przy danym punkcie na powierzchni stałego ciśnienia, albo inaczej: siła wypadkowa jest

w każdym miejscu prostopadła do elementu powierzchni stałego ciśnienia.

Poznajmy na kilku przykładach kształty powierzchni stałego ciśnienia.

Przykład 1) :

Niech na cząstki cieczy działa tylko siła ciężkości;
z poprzedniego już wiemy, że wszystkie punkty w jednej
i tej samej płaszczyźnie poziomej mają jednakowe ciś-
nienie; stąd wniosek: w danym przypadku powierzchnie
stałego ciśnienia są to płaszczyzny poziome. To samo
 rozwiązanie da nam równanie różniczkowe:

$$X dx + Y dy + Z dz = 0.$$

Obierając osi współrzędnych jak zwykle, otrzymamy ;

$X=0, Y=0, Z=g$, wtedy równanie zmieni się na
 $g dz = 0$, a po zcałkowaniu, otrzymamy

$$g \cdot z = C$$

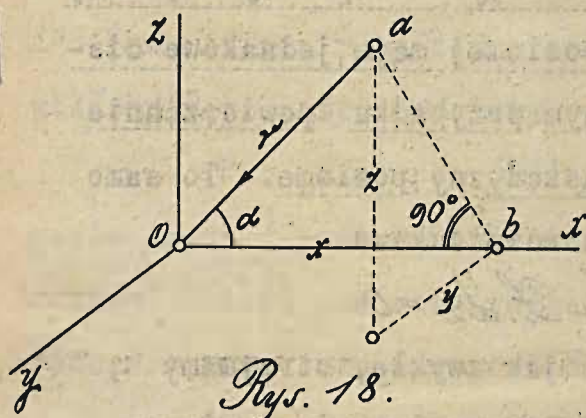
gdzie C jest wielkość niezależna. Ostatnie równanie w układzie współrzędnych x, y, z , daje nam płaszczyzny równoległe do płaszczyzny x o y , a więc płaszczyzny poziome.

Przykład 2) :

Niech na cząsteczki cieczy działają siły skierowa-
ne ku wspólnemu środkowi ; wartość przyspieszenia niech
będzie funkcją odległości cząsteczki od owego środka,

na przykład niech $R = \frac{1}{f(r)}$. Znaleść powierzchnię stałego ciśnienia.

Niech O będzie owym środkiem, ku któremu są skierowane siły, działające na wszystkie cząsteczki cieczy; punkt O przyjmujemy jako początek układu prostokątnego x, y, z . Jeśli punkt a odległy od punktu O o odległość r ma się znajdować na powierzchni stałego ciśnienia, współrzędne tego punktu powinny czynić zadość równaniu



Rys. 18.

$$Xdx + Ydy + Zdz = 0,$$

gdzie X, Y, Z są to rzuty przyspieszenia R , — R, dx, dy, dz , są to różniczki współrzędnych punktu a . $X = R \cdot \cos \alpha$;

Z trójkąta Oab , gdzie

$$\angle b = 90^\circ, \text{ mamy } \cos \alpha = \frac{x}{r}, \text{ stąd } X = \frac{R \cdot x}{r} = \frac{x}{r f(r)};$$

$$\text{w sposób podobny znajdziemy } Y = + \frac{y}{r f(r)}, \quad Z = + \frac{z}{r f(r)}.$$

Podstawiamy teraz otrzymane wartości na X, Y i Z w równanie powierzchni stałego ciśnienia

$$\frac{x dx}{r f(r)} + \frac{y dy}{r f(r)} + \frac{z dz}{r f(r)} = 0$$

$$\text{skąd } x \cdot dx + y \cdot dy + z \cdot dz = 0.$$

Całkując to ostatnie równanie, otrzymamy

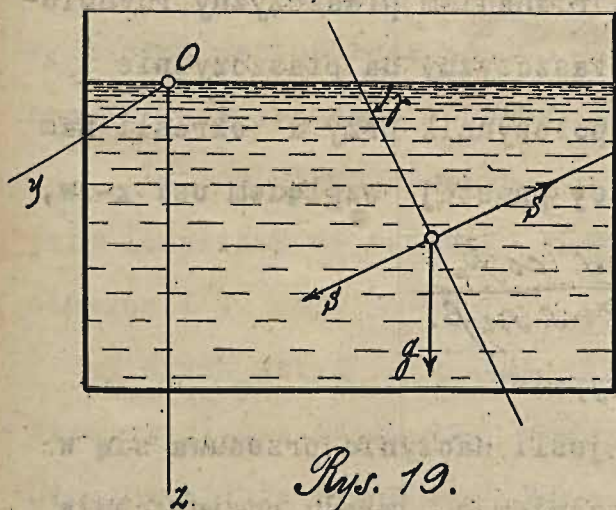
$$\frac{x^2}{2} + \frac{y^2}{2} + \frac{z^2}{2} = C \quad \text{i ostatecznie } x^2 + y^2 + z^2 = C'.$$

Równanie to, jak wiemy, jest równaniem powierzchni kulistej, zatem powierzchniami stałego ciśnienia w rozpatrywanych warunkach będą powierzchnie kuliste, opisane ze środka O , ku któremu są skierowane siły, działające na cząsteczki cieczy.

Przykład 3/:

Mamy naczynie napełnione cieczą, na którą działają siły ciężkości; prócz tego niech naczynie całe przesuwają się ruchem prostoliniowym ze stałym przyspieszeniem s .

Przyjmujemy układ współrzędnych prostokątnych taki: płaszczyznę xoy obieramy poziomą, oś z pionowo na dół; przypuśćmy, że naczynie przesuwają się wzdłuż linii, znajdującej się w płaszczyźnie xoz , przyczym kierunek ruchu niech tworzy z osią



Rys. 19.

x -ów kąt β .

Ciecz w naczyniu znajduje się w równowadze względnej. Stan ten równowagi możemy uważać jako bezwzględny, jeśli, zgodnie z odpowiednim twierdzeniem mechaniki,

przyłożymy do cząsteczek cieczy oprócz sił zewnętrznych

jeszcze siły równe , ale odwrotnie skierowane, niż tak zwane siły unoszenia; przyspieszenie, jakie siły te nadac by mogły cząsteczkom cieczy, jest równe s i tworzy kąt $(180^\circ + \beta)$ z osią x .

Równanie powierzchni stałego ciśnienia jest

$$Xdx + Ydy + Zdz = 0,$$

gdzie $X = -s \cdot \cos \beta$, $Y = 0$, $Z = g + s \cdot \sin \beta$.

Podstawiając wartości te w równanie poprzednie, otrzymamy $-s \cdot \cos \beta \cdot dx + (g + s \cdot \sin \beta) dz = 0$. Po zcałkowaniu znajdziemy $-s \cdot \cos \beta \cdot x + (g + s \cdot \sin \beta) z = C$, stąd

$$z = \frac{C}{g + s \cdot \sin \beta} + \frac{s \cdot \cos \beta \cdot x}{g + s \cdot \sin \beta}.$$

Oznaczmy $\frac{C}{g + s \cdot \sin \beta}$ przez C' , wtedy

$$z = \frac{s \cdot \cos \beta}{g + s \cdot \sin \beta} \cdot x + C'.$$

Równanie to , jak wiadomo z geometryi analitycznej, odniesione do układu x, y, z , jest równaniem płaszczyzny równoległej do osi y ; ślad tej płaszczyzny na płaszczyźnie xoz jest linia prosta; współczynnik przy x określi nam kąt γ pochylenia tej prostej względem osi x -ów, czyli że

$$\tan \gamma = \frac{s \cdot \cos \beta}{g + s \cdot \sin \beta}.$$

Rozpatrzmy szczególne wypadki.

Jeśli $\beta = 0$, to jest jeśli naczynie przesuwa się w kierunku osi x z przyspieszeniem s , wtedy powierzchnia stałego ciśnienia będzie również płaszczyzną równoległą

do osi y , do osi x pochyleną pod kątem γ , przyczym
 $\tan \gamma = \frac{z}{y}$. Im przyspieszenie s będzie znacznie-
 sze w porównaniu z przyspieszeniem ziemskim g , tym γ
 będzie większym.

Gdy $\gamma = 90^\circ$, to jest gdy ruch naczynia jest przy-
 śpieszony w kierunku pionowym ku górze, wtedy $\cos \beta = 0$,
 $\tan \gamma = 0$, i kąt $\gamma = 0$, a więc powierzchnia stałego ci-
 śnienia jest płaszczyzną pionową.

Przykład 4) :

Niech naczynie, w którym znajduje się ciężka ciecz,
 jest obracane około osi pionowej ze stałą prędkością
 kątową ω . Znaleźć kształt powierzchni stałego ciśnienia
 w tym przypadku.

Sposób rozwiązania zadania mógłby być podobny
 do sposobu w poprzednich przykładach, to jest należałoby,
 przyjąwszy równanie powierzchni stałego ciśnienia

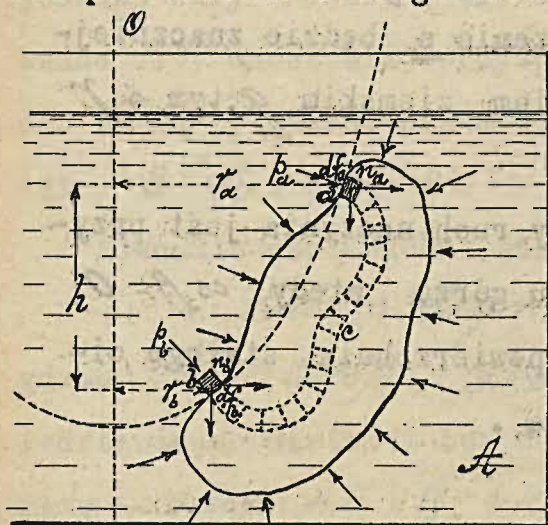
$$Xdx + Ydy + Zdz = 0,$$

wyznaczyć wartości na X, Y, Z dla danego przypadku, pod-
 stawić je w równanie i wtedy równanie zcałkować.

Zamiast tego sposobu rozwiążemy zadanie tą drogą,
 jaką doszliśmy do ogólnego równania powierzchni stałego
 ciśnienia.

Niech zatem A będzie naczyniem, obracającym się
 razem z cieczą około osi OO z prędkością kątową ω .
 Ciecz znajduje się w spoczynku względnym. Obierzmy w cieczy
 punkty a i b , znajdujące się, dajmy na to, na przecię

ciu powierzchni stałego ciśnienia z płaszczyzną rysunku.



Rys. 20.

długość do df_a , p_b — do df_b .

Wydzielimy z cieczy część jej powierzchnią zamkniętą taką, aby elementy df_a i df_b na niej się znajdowały.

Rozpatrując równowagę cieczy, zawartej wewnątrz tej powierzchni, przypuścimy, że cała ta powierzchnia zesztyniała za wyjątkiem elementów df_a i df_b . Przyjmijmy, że element df_a przesuwamy prostopadłe do df_a (równoległe do p_a) na odległość n_a do wnętrza wydzielonej cieczy; ponieważ powierzchnia, ograniczająca ciecz, zesztyniała za wyjątkiem elementów df_a i df_b , to, wobec nieściśliwości cieczy po przesunięciu elementu df_a , element df_b wysunie się na zewnątrz na odległość n_b .

Ciśnienie p_a na element df_a podczas przyjętego przesunięcia wykonałoby pracę $p_a \cdot df_a \cdot n_a$, ciśnienie zaś p_b na element df_b wykonałoby pracę $-p_b \cdot df_b \cdot n_b$.

Podczas przypuszczalnego przesunięcia się df_a i df_b

Niech w tych punktach

ciśnienia są p_a i p_b

(na podstawie tylko co wypowiedzianego założenia

$p_a = p_b$) i df_a i df_b

odpowiednie elementy po-

wierzchni stałego ciś-

nienia przy tych punk-

tach; p_a jest prostopa-

ciecz o objętości $df_a \cdot n_a$ jak gdyby przeszła do $df_b \cdot n_b$ i podczas tego przesunięcia mogła być wykonana praca przez siły, przyłożone do cząsteczek, zawartych w objętości $df_a \cdot n_a$ lub też $df_b \cdot n_b$ (gdyż $df_a \cdot n_a = df_b \cdot n_b$).

Jeśli w naszym przypadku chcemy rozpatrywać ciecz w spoczynku bezwzględnym, powinniśmy przyjąć, że na cząsteczki cieczy działa obok siły ciężkości - jeszcze siła co do wartości równa, zaś co do kierunku przeciwna sile unoszenia (tym razem siła unoszenia jest siłą dośrodkową). Zatem powinniśmy rozpatrzyć pracę, którą wykonałyby siła ciężkości i siła odśrodkowa. Przy przejściu cieczy o objętości $df_a \cdot n_a$ z punktu a do punktu b, siła ciężkości wykonałaby pracę równą iloczynowi siły przez rzut drogi na kierunek siły. Wartość siły jest równa $\Delta df_a \cdot n_a$, jeśli Δ oznacza ciężar jednostki objętości cieczy; rzut jakiegokolwiek drogi acb elementu $df_a \cdot n_a$ od punktu a do b na kierunek siły $= h$, to znaczy, równy jest pionowej odległości punktów a i b. Więc praca siły ciężkości $= \Delta df_a \cdot n_a \cdot h$.

Teraz co do siły odśrodkowej. - Wartość jej w punkcie

a jest

$$\frac{\Delta df_a \cdot n_a}{g} \omega^2 r_a;$$

w punkcie b wartość jej wynosi

$$\frac{\Delta df_b \cdot n_b}{g} \omega^2 r_b,$$

jeśli przez r_a i r_b nazwiemy odległości punktów a i b od osi obrotu O O.

Ponieważ, jak widać, wartość siły odśrodkowej jest liniową funkcją odpowiedniego promienia, możemy powiedzieć,

że podczas przesunięcia elementu $df_a \cdot n_a$ z punktu a do b zmienna siła odśrodkowa wykonałaby taką samą pracę, co pewna średnia siła, równa co do wartości średniej arytmetycznej powyższych krańcowych wartości, to jest siła ta jest równa

$$\frac{\Delta \cdot df_a \cdot n_a}{g} \left(\frac{r_a + r_b}{2} \right).$$

Kierunek siły odśrodkowej zawsze jest prostopadły do osi obrotu i zwrócony od osi. - Rzut drogi acb na kierunek siły $= r_a - r_b$. Praca siły odśrodkowej równać się będzie

$$- df_a \cdot n_a \cdot \frac{\Delta}{g} \omega^2 \cdot \frac{r_a^2 - r_b^2}{2};$$

piszemy znak $(-)$, gdyż kierunek siły jest odwrotny niż kierunek rzutu wykonywanej drogi. -

Penieważ wydzielona część cieczy jest w równowadze, więc suma prac przygotowanych wszystkich sił powinna być zerem, zatem :

$$df_a \cdot n_a \cdot p_a - df_b \cdot n_b \cdot p_b + df_a \cdot n_a \cdot \Delta h - df_a \cdot n_a \cdot \frac{\Delta}{g} \omega^2 \cdot \frac{r_a^2 - r_b^2}{2} = 0.$$

Penieważ $df_a \cdot n_a = df_b \cdot n_b$ i $p_a = p_b$, więc po odpowiednim skróceniu, otrzymamy

$$h = \frac{\omega^2}{2g} (r_a^2 - r_b^2).$$

Jeśli punkt b przyjmiemy na osi obrotu, wtedy $r_b = 0$ i zależność między h i r_a znajdziemy

$$h = \frac{\omega^2}{2g} r_a^2, \quad \text{albo} \quad r_a^2 = \frac{2g}{\omega^2} h.$$

Z tego równania czytamy, że spółrzędne h i r_a punktu a,

Łukaszewski
1930/31

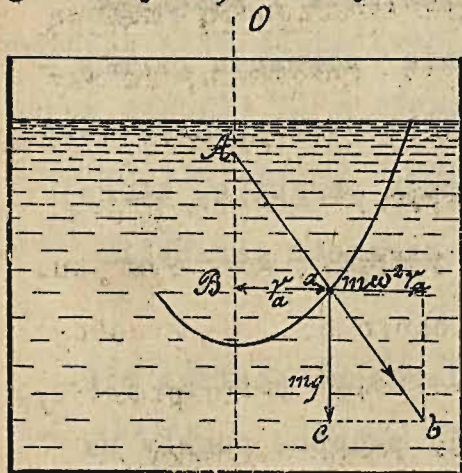
należącego do powierzchni stałego ciśnienia i będącego na płaszczyźnie rysunku, zadość czynią równaniu paraboli; stąd mamy wniosek, że powierzchnia stałego ciśnienia w przecięciu z płaszczyzną rysunku daje parabolę, której osią jest oś $O O$ obrotu naczynia; parametr paraboli jest równy $\frac{2g}{\omega^2}$.

Jeśli byśmy, zamiast punktów powierzchni stałego ciśnienia na płaszczyźnie rysunku, obrali podobne punkty na innej płaszczyźnie P , przesuniętej przez oś $O O$, otrzymalibyśmy i wtedy, że punkty te, jeśli mają należeć do powierzchni stałego ciśnienia, powinny znajdować się na takiej samej paraboli.

Stąd wnioskujemy, że, jeśli ciecz razem z naczyniem obraca się około osi pionowej ze stałą prędkością kątową, powierzchnie stałego ciśnienia są powierzchniami parabeleidów obrotowych, których osią jest oś obrotu naczynia.

Do tegoż rezultatu dojść można jeszcze inną drogą. Mianowicie, chcąc rozpatrywać spoczynek bezwzględny cząsteczki o masie m , powinniśmy przyjąć, że na cząsteczkę tę, będącą na przykład przy punkcie a (rys. 21) nasze-

go naczynia, działają dwie siły: siła ciężkości mg i



siła odśrodkowa $m\omega^2 r_a$; składając te dwie siły, otrzymamy wartość i kierunek wypadkowej.

Powierzchnia stałego ciśnienia w każdym punkcie powinna być prostopadłą do kierunku wypadkowej siły w tym punkcie; jeśli więc powierzchnia

stałego ciśnienia w przecięciu z płaszczyzną rysunku da jakąś krzywą, to prosta Aa będzie dla tej krzywej w punkcie a normalną.

Z podobieństwa trójkątów ABa i cab otrzymamy

$$\frac{AB}{Ba} = \frac{ac}{cb} = \frac{mg}{m\omega^2 r_a};$$

ponieważ $Ba = r_a$, więc $AB = \frac{g}{\omega^2}$. Odcinek Ba jest podnormalną naszej krzywej, a ponieważ wartość podnormalnej jest stałą, więc krzywa ta przedstawia sobą parabolę. Ponieważ podnormalna paraboli równa się połowie parametru, więc cały parametr $= 2Ba = \frac{2g}{\omega^2}$ i równanie paraboli, którą otrzymujemy w przecięciu powierzchni stałego ciśnienia z płaszczyzną rysunku, będzie

$$r_a^2 = \frac{2g}{\omega^2} \cdot h,$$

czyli to samo równanie, co i poprzednio.

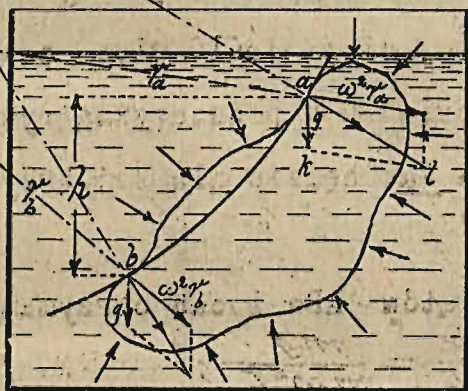
Przykład 5):

Mamy napełnione ciężką cieczą naczynie, które jest

obracane około osi poziomej ze stałą prędkością kątową
 ω . Niech będzie ciecz we względym spoczynku; należy
 określić kształt powierzchni stałego ciśnienia.

Obierzmy punkty a i b wewnątrz cieczy na przecię-
 ciu powierzchni stałego ciśnienia z płaszczyzną rysunku.

Ciecz z naczyniem obraca się około osi O, prosto-
 padłej do płaszczy-
 zny rysunku.



Niech p_a i p_b będą
 ciśnieniami; r_a i
 r_b odległościami
a i b od osi obrotu;
 df_a i df_b bardzo ma-
 łe elementy powierz-
 chni stałego ciśnienia,
 wzięte przy punk-
 tach a i b.

Rys. 22.

Wydzielmy pewną część cieczy tak, jak to robiliśmy w
 przykładzie 4-ym. - Wystawmy sobie, że df_a wsunie się
 na odległość n_a w kierunku ciśnienia p_a . Wtedy przy
 założeniach, jak w przykładzie 4-ym, w punkcie b wysu-
 nie się element df_b na odległość n_b wbrew wywieranemu
 ciśnieniu p_b .

Podczas takiego wyobraźalnego przesunięcia, byłyby
 wykonane następujące prace przygotowane: ciśnienie
 $p_a \cdot df_a$ w punkcie a wykonałoby pracę $+ p_a \cdot df_a \cdot n_a$,

ciśnienie $p_b \cdot df_b$ w punkcie b — pracę — $p_b \cdot df_b \cdot n_b$; podczas tego przesunięcia siła ciężkości wykonałaby pracę równą $df_a \cdot n_a \cdot \Delta h$, gdzie h jest to różnica poziomów w punktach a i b.

Wartość siły odśrodkowej przy a jest

$df_a \cdot n_a \cdot \frac{\Delta}{g} \cdot \omega^2 r_a$; zaś przy b, — $df_b \cdot n_b \cdot \frac{\Delta}{g} \omega^2 r_b$, przyczym należy zauważyć, że wobec nieściśliwości cieczy $df_a \cdot n_a = df_b \cdot n_b$

Zamiast działania siły odśrodkowej zmiennej możemy przyjąć siłę stałą o wartości średniej i równej

$df_a \cdot n_a \cdot \frac{\Delta}{g} \omega^2 \frac{r_a + r_b}{2}$; rzut drogi na kierunek siły odśrodkowej $= r_a - r_b$, i wtedy otrzymalibyśmy pracę równą — $df_a \cdot n_a \cdot \frac{\Delta}{g} \cdot \omega^2 \cdot \frac{r_a^2 - r_b^2}{2}$.

W sumie wszystkie te prace przygotowane powinny być zerem, ponieważ siły, przyłożone do cieczy, są w równowadze. Zatem

$$p_a \cdot df_a \cdot n_a - p_b \cdot df_b \cdot n_b + f_a \cdot n_a \cdot \Delta h - df_a \cdot n_a \frac{\Delta}{2g} \omega^2 (r_a^2 - r_b^2) = 0,$$

stąd, ponieważ $p_a = p_b$ i $df_a \cdot n_a = df_b \cdot n_b$, otrzymamy

$$h = \frac{\omega^2}{2g} (r_a^2 - r_b^2).$$

To równanie pozwoli nam określić szereg punktów podobnych do a i b, będących na powierzchni stałego ciśnienia, jeśli którykolwiek punkt w cieczy obierzemy, jako początkowy. Możemy też dowieść, że punkty powierzchni stałego ciśnienia znajdują się na obwodzie koła, opisanego z punktu C, wziętego na linii pionowej, poprowadzonej przez O, przyczym $CO = \frac{g}{\omega^2}$.

Obierzmy punkt a ; na cząsteczkę cieczy o masie m przy tym punkcie działa siła ciężkości $= mg$ i siła odśrodkowa $= m\omega^2 r_a$; wypadkowa tych dwóch sił powinna być normalną do powierzchni stałego ciśnienia w miejscu a ; normalna ta przecina linię pionową OC w punkcie C . Z podobieństwa trójkątów OCa i alk znajdziemy, że $\frac{OC}{ak} = \frac{Oa}{kl}$, albo $\frac{OC}{mg} = \frac{r_a}{m\omega^2 r_a}$, a stąd $OC = \frac{g}{\omega^2}$; widzimy zatem, że miejsce , w którym normalna spotka linię pionową OC nie zależy od położenia punktu a ; powiemy więc, że wszystkie normalne względem danej powierzchni stałego ciśnienia spotykają się w jednym punkcie. Powierzchnia ta jest zatem powierzchnią walca kołowego, którego oś jest pozioma przez punkt C przesunięta.

Jednocześnie rozpatrując trójkąt COa , napiszemy, że promień odnalezionego walca Ca da się wyznaczyć z równania : $Ca^2 = Co^2 + r_a^2 + 2 \cdot Co \cdot r_a \cdot \cos \alpha$;

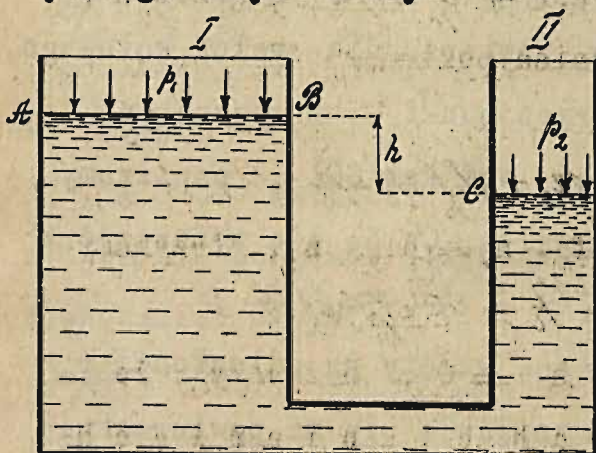
dalej zauważymy, że punkt a , wzięty na odległości r_a od osi obrótu naczynia , - znajduje się na powierzchni stałego ciśnienia, dla której promień jest Ca ; wtedy $\angle COa = 180 - \alpha$. Za chwilę , kiedy naczynie się obróci o bardzo mały kąt , dla tego samego punktu kąt COa będzie już inny, niż poprzednio, zatem i promień walca , jak to widać z poprzedniego równania, zmieni się, czyli , że punkt a wtedy będzie na innej powierzchni stałego ciśnienia.

Zatem co chwila jedna i ta sama cząsteczką cieczy

będzie się znajdowała na coraz innej powierzchni stałego ciśnienia, która w każdym momencie będzie powierzchnią walca. Z tego wynika, że wewnątrz naczynia w cieczy otrzymamy pewien ruch względny, co poprzednio otrzymany rezultat cokolwiek zmienia.

N i e k t ó r e z a s t o s o w a n i a .

Niech będą dwa naczynia połączone. Należmy do jednego z tych naczyń ciecz jednorodną. Zachodzi pytanie, jak się ułożą poziomy cieczy w obydwu naczyniach, jeśli na ciecz działa tylko siła ciężkości.



Rys. 23.

Niech w naczyniu pierwszym poziom będzie AB, a w naczyniu drugim poziom CD. Różnica poziomów niech będzie h . Załóżmy, że na powierzchnię swobodną naczynia I-go działa ciśnienie $p_1 \frac{kg}{mm^2}$; na swobodną powierzchnię naczynia II-go — ciśnienie $p_2 \frac{kg}{mm^2}$.

Pod wpływem sił, przyłożonych do cząsteczek cieczy w naczyniu I-ym i II-im, ciecz ta jest w równowadze.

Obierzmy na AB bardzo mały element powierzchni o

połu df_1 , na CD element o połu df_2 . Wyobraźmy sobie że powierzchnie cieczy w obu naczyniach zesztynniały za wyjątkiem elementów df_1 i df_2 . Przesuńmy df_1 wewnątrz cieczy na niewielką odległość n_1 , wtedy element df_2 wysunie się z cieczy na odległość n_2 taką, że

$$df_1 \cdot n_1 = df_2 \cdot n_2$$

Suma prac wykonanych przez poszczególne siły przy takim wyobraźalnym przesunięciu musi równać się zeru.

Ciśnienie p_1 na df_1 wykona pracę $+ p_1 \cdot df_1 \cdot n_1$; ciśnienie p_2 na df_2 wykona pracę $- p_2 \cdot df_2 \cdot n_2$; siła ciężkości równa $df_1 \cdot n_1 \cdot \Delta$ wykona pracę $+ df_1 \cdot n_1 \cdot \Delta h$, gdzie h jest, jak mówiliśmy, różnica poziomów AB i CD.

Suma tych prac

$$p_1 \cdot df_1 \cdot n_1 - p_2 \cdot df_2 \cdot n_2 + df_1 \cdot n_1 \cdot \Delta h = 0,$$

stad, skracając przez $df_1 \cdot n_1 = df_2 \cdot n_2$, otrzymamy

$$p_1 - p_2 + \Delta h = 0, \text{ albo } h = \frac{p_2 - p_1}{\Delta}$$

Jeżeli $p_1 = p_2$, wtedy $h = 0$, to znaczy, że przy jednakowych ciśnieniach na swobodne powierzchnie cieczy w naczyniach połączonych — poziom cieczy w obu naczyniach jest jeden i ten sam.

Wyobraźmy sobie, że ciśnienie p_1 jest zerem, wtedy $h = \frac{p_2}{\Delta}$. Weźmy przykład taki:

Niech dość szeroka rurka A będzie zwrócona zamkniętym końcem ku górze, dolnym otwartym zatopiona w na-

czyniu B z wodą. W górnej części tej rurki niech będzie próżnia, czyli że ciśnienie $= 0$. Na poziom cieczy w naczyniu B niech działa, powiedzmy, ciśnienie

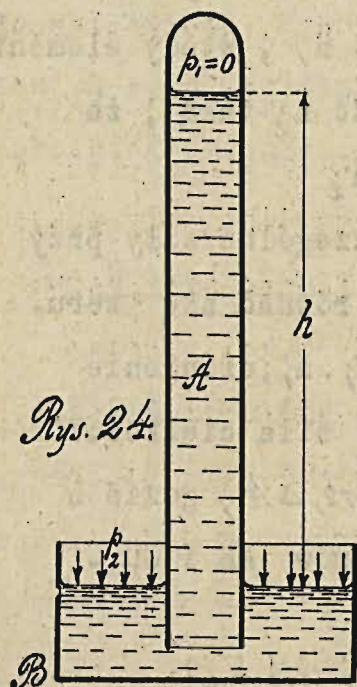
atmosfery $(p_2 = 1 \frac{\text{kg}}{\text{cm}^2} = 10000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^2})$.

Wtedy otrzymamy, że wysokość h , na jakiej stanie poziom wody w A, ponad poziomem w B, określi się zgodnie z poprzednim, ponieważ

$$\Delta \text{ dla wody} = 1000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3};$$

$$h = \frac{p}{\Delta} = \frac{10000}{1000} = 10 \text{ m.}$$

Wynik nie zależy, jak widzimy, od wielkości przekrojów A i B.



Na zasadzie tego możemy powiedzieć, że ciśnienie 1-ej atmosfery równoważy się słupem wody o wysokości 10 metrów bez względu na przekrój tego słupa wody.

Wystawmy sobie, że w poprzednim przykładzie naczynia A i B napełnione są rtęcią (Δ dla rtęci $= 13596 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$), a ciśnienie na poziom cieczy w B niech będzie jak poprzednio $p_2 = 1 \text{ atm.} = 10000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^2}$, wtedy

$$h = \frac{10000}{13596} = 0,7355 \text{ m} = 735,5 \text{ mm.}$$

Zatym powiedzieć możemy, że ciśnienie jednej atmosfery równoważy się

słupem rtęci o wysokości 0,7355 m.,
a i b o 735,5 mm.

W rzeczywistości ciśnienie atmosferyczne nie jest jednakowe i stale równe $10000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^2}$ (albo $1 \frac{\text{kg}}{\text{cm}^2}$), lecz ustawicznie się zmienia; zmieniać się więc będzie wysokość h , której dosięga wierzchołek słupa rtęci w rurce odpowiedniej. - Przyrząd, wskazujący w każdej chwili wysokość słupa rtęci, a więc mierzący ciśnienia atmosferyczne, nosi nazwę b a r o m e t r u.

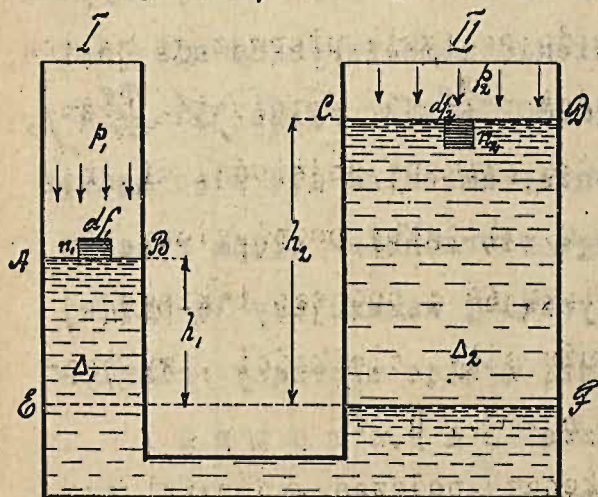
Moglibyśmy zbudować również barometr wodny, lecz będzie to przyrząd z wielu względów niedogodny, pomiędzy innymi, ze względu na znaczną wysokość rurki barometrycznej.

Ciśnienie atmosferyczne wystawiamy sobie, jako wynik ciężaru słupa powietrza, znajdującego się nad miejscem, gdzie mierzymy ciśnienie. W miarę, jak będziemy się wznosili, czy to balonem, czy też wchodząc na wysoką górę, ponad nami będzie coraz mniejszy cislący słup powietrza. Barometr też powinien nam wykazywać coraz mniejszą wysokość słupa rtęciowego.

Zależność między wysokością słupa tego i wysokością miejsca ponad określonym poziomem (najczęściej poziomem morza), daje się ująć we wzór, przy pomocy którego możemy korzystać z barometru, jako p r z y r z ą d u n i w e l a c y j n e g o. —

Napełnijmy dwa połączone naczynia dwiema cieczami:

niejednorodnymi ; jedna z nich niech będzie o ciężarze właściwym Δ_1 , druga o ciężarze — Δ_2 ; ciśnienia



Rys. 25.

na powierzchnie cieczy

niech będą p_1 i p_2 ;

wysokości poziomów AB

i CD , liczone od płaszczyzny podziału EF,

niech będą h_1 i h_2

Obieramy na powierzchniach AB i CD elementy

df_1 i df_2 . Przyjmując

założenia podobne do tych , jakie robiliśmy w poprzednim przykładzie , wystawmy sobie , że element df_2 zostanie wsunięty do wnętrza cieczy na n_2 ; element df_1 wyjdzie wtedy z cieczy na odległość n_1 ; wobec nieściśliwości obu cieczy , ma miejsce równanie

$$df_2 \cdot n_2 = df_1 \cdot n_1$$

Przy takim przesunięciu wyobrażalnym praca ciśnienia

$p_2 \cdot df_2$ będzie $+ p_2 \cdot df_2 \cdot n_2$; praca ciśnienia $p_1 \cdot df_1$

będzie $- p_1 \cdot df_1 \cdot n_1$; praca siły ciężkości zostanie

wykonana , jakby podczas przesunięcia elementu objętości

$df_2 \cdot n_2$ z poziomu CD do AB . —

Przesunięcie to możemy sobie wystawić dokonanym

w ten sposób : element objętości $df_2 \cdot n_2$ o ciężarze

$df_2 \cdot n_2 \cdot \Delta_2$ opuszcza się z CD do poziomu EF ; praca wy-

konana równa się $df_2 \cdot n_2 \cdot \Delta_2 \cdot h_2$. Ten sam element

objętości $df_2 \cdot n_2$, ale już wypełniony inną cieczą, więc o ciężarze $df_2 \cdot n_2 \cdot \Delta$, jakby przeniesiony zostaje z poziomu EF w naczyniu drugim do naczynia pierwszego na ten sam poziom EF. Siła ciężkości przy tym przesunięciu żadnej pracy nie wykona; w końcu element objętości $df_2 \cdot n_2$ lub $df_1 \cdot n_1$ o ciężarze $df_1 \cdot n_1 \cdot \Delta$, jakby podniesiony zostaje z poziomu EF do poziomu AB; podczas takiego przeniesienia wbrew działaniu siły ciężkości, wykonaną będzie praca $= - df_1 \cdot n_1 \cdot \Delta \cdot h_1$.

Wszystkie te prace, wykonane podczas wyobraźnianego przesunięcia, powinny dać w sumie zero, więc

$$p_2 df_2 n_2 - p_1 df_1 n_1 + df_2 n_2 \Delta_2 h_2 - df_1 n_1 \Delta_1 h_1 = 0;$$

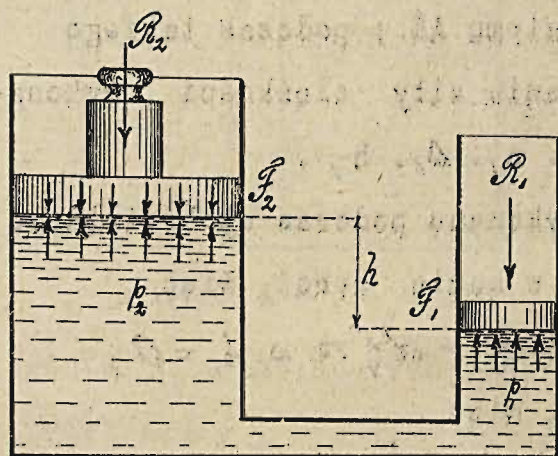
ponieważ $df_1 \cdot n_1 = df_2 \cdot n_2$, więc

$$p_2 - p_1 + \Delta_2 h_2 - \Delta_1 h_1 = 0.$$

Gdyby $p_1 = p_2$, wtedy $\Delta_2 h_2 = \Delta_1 h_1$, czyli $\frac{h_1}{h_2} = \frac{\Delta_2}{\Delta_1}$, to znaczy, że wysokości, do jakich h dochodzą poziomy cieczy niejednorodnych w naczyniach połączonych, liczone od płaszczyzny dzielącej obie ciecze, są odwrotnie proporcjonalne do ciężarów właściwych (gęstości) tych cieczy, w założeniu, że ciśnienie na swobodną powierzchnię w obydwu naczyniach jest jednakowe.

Zasada ta jest stosowaną do określenia gęstości jednej cieczy względem drugiej, nie mieszającej się z pierwszą.

Niech naczynia połączone będą zamknięte dwoma dobrze dopasowanymi tłokami; przypuśćmy, że tłoki mogą poruszać się bez tarcia. Pola tłoków niech będą F_1 i F_2 ; napełnijmy naczynia cieczą pod same tłoki.



Niech na tłoki działają z zewnątrz siły R_1 i R_2 ; na każdy tłok od strony cieczy działa ciśnienie hydrostatyczne p_1 i p_2 . Jeżeli tłoki są w równowadze, to powinno być

Rys. 26.

$$R_1 = p_1 \cdot F_1 \text{ i } R_2 = p_2 \cdot F_2.$$

Ponieważ ciecz, zamknięta w naczyniu, jest też w równowadze, więc i siły, przyłożone do cieczy, są w równowadze. Zastosujmy zasadę prac przygotowanych. W tym celu wyobraźmy sobie najprostsze, jakie może zajść, przesunięcie: niech tłok F_1 wciśnie się do wnętrza naczynia na odległość n_1 , wtedy tłok F_2 musi wyjść z naczynia na taką odległość n_2 , aby

$$F_1 \cdot n_1 = F_2 \cdot n_2.$$

Pracę sił, wykonanych przy takim przesunięciu znajdziemy:

ciśnienie $p_1 \cdot F_1$ wykona pracę $p_1 \cdot F_1 \cdot n_1$;

" $p_2 \cdot F_2$ " " — $p_2 \cdot F_2 \cdot n_2$;

siła ciężkości " " — $F_2 \cdot n_2 \cdot \Delta h$,

gdzie h jest różnicą poziomów powierzchni cieczy , dotykającej tłoków. Ponieważ siły $p_1 \cdot F_1$, $p_2 \cdot F_2$ i $F_2 \cdot n_2 \cdot \Delta$ są w równowadze, więc napiszemy:

$$p_1 F_1 n_1 - p_2 F_2 n_2 - F_2 n_2 \Delta h = 0.$$

Jeżeli przyjmiemy pod uwagę , że $p_1 \cdot F_1 = R_1$ i $p_2 \cdot F_2 = R_2$ i że następnie $n_1 \cdot F_1 = n_2 \cdot F_2$, czyli $n_1 = n_2 \frac{F_2}{F_1}$, otrzymujemy :

$$R_1 n_1 \cdot \frac{F_2}{F_1} - R_2 n_2 - F_2 n_2 \Delta h = 0,$$

$$\text{stad } R_1 \frac{F_2}{F_1} - R_2 F_1 - F_2 \cdot F_1 \cdot \Delta h = 0.$$

Stosując to równanie do przypadku , kiedy wartość h jest bardzo mała w porównaniu z wartościami sił R_1 i R_2 , jak to ma miejsce w zwykłej prasie hydraulicznej , możemy wyraz z Δh opuścić , a wtedy otrzymamy

$$R_1 \frac{F_2}{F_1} = R_2 F_1, \text{ albo } \frac{R_1}{R_2} = \frac{F_1^2}{F_2^2},$$

to znaczy , że ciśnienia całkowite , wywierane przez ciecz na tłoki o różnych polach , są proporcjonalne do wartości pól tych tłoków.

Stąd wynika , że małym ciśnieniem , wywieranym na tłok mniejszy , można wywrzeć bardzo znaczne ciśnienie przy pomocy dużego tłoka , obierając odpowiednie wartości pól F_1 i F_2 .

Na tej zasadzie są budowane prasy hydrauliczne .

Niektóre zastosowania wiadomości z hydrostatyki do gazów.

Wzory na określenie ciśnienia hydrostatycznego oraz twierdzenia, dotyczące tego ciśnienia, otrzymane dla cieczy, dają się w zupełności zastosować do określania ciśnienia gazu, będącego w spoczynku, jeżeli tylko nie zachodzi zmiana temperatury i ciśnienia, mianowicie możemy twierdzić, że ciśnienie w gazie jest prostopadłe do elementu powierzchni, na który owo ciśnienie rozpatrujemy.

Następnie:

ciśnienie gazu na element powierzchni, obrany przy danym punkcie jest jedno i to samo co do wartości - bez względu na kierunek tego elementu.

Gazy, jak wiemy, w porównaniu z cieczami mają ciężar właściwy bardzo mały. Stąd możemy otrzymać pewne praktyczne ułatwienie przy określaniu ciśnienia gazu.

Rozpatrując gaz, uwieczony w przestrzeni zamkniętej, obierzmy jakikolwiek element powierzchni w najwyższym punkcie tej przestrzeni; niech ciśnienie w tym miejscu będzie p_1 ; obierzmy inny element płaszczyzny przy

Jednym z najniższych punktów przestrzeni, napełnionej gazem, niech ciśnienie w tym miejscu będzie p_1 ; jeżeli odległość pionowa pomiędzy punktami tymi wynosi h metrów, wtedy, zgodnie z twierdzeniami o ciśnieniu hydrostatycznym, napiszemy

$$p_2 = p_1 + \Delta h,$$

gdzie Δ oznacza ciężar 1 metra³ rozpatrywanego gazu.

Weźmy dla przykładu powietrze; przy jednej atmosferze ciśnienia i 0°C $\Delta = 1,3 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$; przyjmując $h = 20$ met., otrzymamy $p_2 = p_1 + 1,3 \cdot 20 = p_1 + 26$.

Jeżeli p_1 jest jedna atmosfera, to jest $10000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^2}$, to $p_2 = 10026 \frac{\text{kg}}{\text{m}^2}$, czyli bardzo mało się różni od p_1 ; widzimy, że, praktycznie biorąc, $p_2 = p_1$.

Możemy więc w podobnych przypadkach powiedzieć, że wartość ciśnienia gazu w różnych miejscach przestrzeni jest (z pewnym przybliżeniem) stała.

Weźmy drugi przykład.

Niech będzie para wodna, zamknięta w kotle przy ciśnieniu 10 atmosfer; wtedy ciężar 1 m.³ pary $\Delta = 5 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$.

Znajdźmy, jaka będzie różnica w ciśnieniu pary, wziętej w górnych częściach kotła i tuż nad samą wodą, w założeniu, że odległość pionowa tych dwóch punktów wynosi, na przykład, dwa metry; otrzymamy

$$p_2 = p_1 + \Delta h;$$

$$p_2 - p_1 = 5 \cdot 2 = 10 \frac{\text{kg}}{\text{m}^2},$$

co stanowi bardzo nieznaczną część całego ciśnienia, wynoszącego 10 atmosfer, czyli $100000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^2}$.

. Możemy zatem bez obawy popełnienia znaczniejszej omyłki twierdzić, że wartość ciśnienia w gazach we wszystkich miejscach jest jednakowa.

Zasada Archimedesesa, otrzymana dla cieczy, w zupełności znajduje zastosowanie i dla gazów. Należy tylko mieć na uwadze, że Δ dla wody jest $1000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$, zaś dla powietrza przy zwykłym ciśnieniu $\Delta = 1,3 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$.

O ile byśmy mieli do czynienia z powietrzem przy mniejszym ciśnieniu (na przykład w górnych warstwach atmosfery), Δ należy odpowiednio zmniejszyć.



Jan Rozalski
19³/₅ 01 rok

HYDROKINETYKA.

Dotychczas mówiliśmy o cieczy , będącej w spoczynku; obecnie rozpatrzmy zachowanie się cieczy, znajdującej się w ruchu . Przedewszystkiem przypomnijmy sobie niektóre wiadomości o e n e r g i i .

Pojęcie o energii należy do rzędu pojęć elementarnych; określić dokładnie to pojęcie jest tak trudno, jak powiedzieć , co to jest materya; pojmujemy tylko, że w tym lub innym zjawisku mamy do czynienia z objawami energii. Naprzykład kamień , podniesiony na pewną wysokość i za trzymany w tym miejscu; sprężyna, odkształcona do pewnej granicy; pocisk wraz z nabojem, umieszczony w lufie armatniej; woda , wstrzymana w korycie rzeki; gaz ściśniony i zamknięty w naczyniu; jakiegokolwiek ciało, nagrzane powyżej temperatury otoczenia, i t.d. - wszystko to są ciała, w których jest jakby zawarta uśpiona energia , która może przybrać inną postać , o ile odpowiednie zajdą warunki.

Naprzykład, wspomniany kamień, kiedy go puścimy , zacznie spadać; po pewnym czasie wreszcie upadnie na ziemię, wywołując stuk, wstrząśnienie ziemi, podniesienie temperatury kamienia i ziemi. W każdym z tych zjawisk upatrujemy energję , lecz pod coraz to inną postacią. Toż samo przedstawić sobie możemy i z innymi przykładami, powyżej przytoczonymi .

Ciała , poprzednio wymienione mają , jakby w sobie zawartą energję , która tylko dzięki wyłącznym warunkom , w jakich te ciała się znajdują , nie wychodzi na jaw. Energję pod tą postacią nazywamy e n e r g j ą p o ł o ż e n i a , inaczej e n e r g j ą p o t e n c y a l n ą .

Świadomość o istnieniu energii mamy jeszcze z innych objawów : na przykład kamień , spadający z wysokości , może podnosić pewien ciężar , albo też może , kiedy wpadnie na przedmiot stały , rozbić go lub nagrzać go; woda , płynąca z pewną prędkością , wprowadza w ruch koła młyńskie; pocisk lecący wywraca napotkane przeszkody; gaz , wydostający się z pod ciśnienia , popycha tłok maszyny gazowej lub parowej i t.p., są to takie ciała, którym przypisujemy energję , ponieważ są w ruchu. — Ten rodzaj energii nazwiemy e n e r g j ą r u c h u , inaczej e n e r g j ą k i n e t y c z n ą .

W przyrodzie napotykamy inne jeszcze postaci energii , na przykład w zjawiskach słuchowych, cieplnych, elektrycznych, magnetycznych, chemicznych i t.d. Należy dodać , że te wszystkie zjawiska, zdaje się , niczym innym nie są , jak tylko objawami energii potencjalnej lub energii kinetycznej, albo , jak niektórzy chcą, tylko energii kinetycznej, odpowiednio pojmowanej.

Ostatnio podane postaci energii (dźwięk, ciepło, elektryczność i t.p.) nie znajdują zastosowania w naszym przedmiocie . Będziemy mieli do czynienia głównie z energją pod postacią energii potencjalnej i kinetycznej.

Z a s a d a z a c h o w a n i a e n e r g j i.

Doświadczenie nas uczy, że energja z jednej postaci może w jakąkolwiek inną się przemieniać.

Wystawmy sobie jakikolwiek układ ciał, wyodrębniony od innych ciał; znajdziemy w jakikolwiek sposób sumę całej energji, jaką w danej chwili ten układ posiada. Niech teraz zajdą takie warunki, że w tym układzie rozpocznie się przemiana energji z jednych postaci w inne i po pewnym czasie spróbujmy znów obliczyć sumę wszystkiej energji, w danym układzie zawartej, — wtedy zawsze znajdziemy, że suma energji, otrzymana później, równać się powinna sumie pierwotnie znalezionej, czyli że układ nasz zachowuje całą swą energję.*)

Taka jest treść twierdzenia, które nazywamy z a s a d ą z a c h o w a n i a e n e r g j i. Sprawdzoną w całej rozciągłości ta zasada nie jest, jednak nie znamy dotychczas żadnego zjawiska, któreby jej bezwzględnie przeczyło. Zachodzi tu to samo, co mamy z zasadą niezniszczalności

*) Mechanika teoretyczna stawia dodatkowy warunek: jeśli powyższe zachowanie energji w układzie ma zachodzić, trzeba, aby siły działające między oddzielnymi ciałami i częściami ich, należącymi do jednego i tego samego, przez nas rozważanego, układu, były funkcjami tylko odległości. Przyjmąc możemy, że niemal wszystkie siły, w przyrodzie spotykane, żądanemu warunkowi odpowiadają.

energji: energja , również jak i materya , jest niezniszczalną.

Aby dokładnie zrozumieć , jak należy pojmować powyższą zasadę zachowania energji, rozpatrzmy taki przykład. Wyobraźmy sobie układ, złożony z ziemi, człowieka i kamienia. Przypuśćmy, że na ten układ ciała sąsiednie żadnego wpływu nie wywierają. Niech człowiek podniesie kamień na pewną wysokość; energja kamienia zmieniła się, zmiana ta zaszła kosztem zmniejszenia się energji człowieka: człowiek stracił pewną ilość energji cieplnej. Gdybyśmy dokładnie obliczyli zmianę energji potencjalnej kamienia i stratę energji cieplnej człowieka i wyrazili obie te wielkości w jednakowych jednostkach, znaleźlibyśmy, że zmiana energji potencjalnej, która w tym razie jest przyrostem, równa się stracie ; czyli, że energja całego układu pozostała bez zmiany.

Skorzystajmy z tego przykładu i rozpatrzmy jeszcze następującą zależność:

Człowiek, o którym była mowa, podnosząc kamień, pokonywał pewien opór, którego źródło tkwi w przyciąganiu kamienia przez ziemię . Jeśli kamień został podniesiony na wysokość h , a ciężar kamienia jest P , wtedy mówimy, że człowiek wykonał pracę równą $P \cdot h$. Widzimy zatem, że podczas przemiany energji (energji cieplnej człowieka na potencjalną kamienia) w naszym układzie została wykonana praca $= P \cdot h$. Ponieważ praca i energja są wielkościami jednorodnymi, więc możemy przyrost energji kamienia

mierzyć ilością pracy, wykonanej przez odpowiednie siły, działające wewnątrz układu podczas tej przemiany energii. Taką samą też co do wartości energję, zatem równą $P \cdot h$, powinien stracić człowiek ze swej energii cieplnej.

Weźmy inny przykład.— Niech to będzie układ z poprzedniego przykładu; przypuśćmy, że kamień o ciężarze P jest podniesiony na wysokość h ; przez to kamień zyskał przyrost energii potencjalnej $= P \cdot h$. Wyobraźmy sobie teraz, że człowiek puszcza kamień; kamień pod działaniem przyciągania ziemi, dąży ku niej, czyli, jak mówimy, spada na nią. Dajmy na to, że rozpatrujemy kamień w tej chwili, kiedy, spadając, przebiegł drogę h_1 ; w tym momencie niech prędkość kamienia będzie v_1 . Dzięki temu, że kamień jest w ruchu, posiada on energję kinetyczną; wartość tej energii, jak wiemy, równa jest połowie iloczynu z masy kamienia przez kwadrat prędkości w rozpatrywanym momencie, czyli $= \frac{1}{2} \frac{P}{g} v_1^2$, gdzie g jest przyspieszeniem siły ciężkości. Ponieważ kamień znajduje się nad ziemią jeszcze na wysokości $(h - h_1)$, więc posiada jeszcze energję potencjalną $= P \cdot (h - h_1)$. Ogólna suma energii w rozpatrywanym momencie $= \frac{1}{2} \frac{P}{g} v_1^2 + P(h - h_1)$, a na mocy zasady zachowania energii suma ta powinna się równać początkowej energii potencjalnej $P \cdot h$; czyli $\frac{1}{2} \frac{P}{g} v_1^2 + P(h - h_1) = P \cdot h$, a stąd $\frac{1}{2} \frac{P}{g} v_1^2 = P h_1$, albo $v_1 = \sqrt{2gh_1}$.

Niech kamień spada dalej; zauważmy chwilę przed dotknięciem ziemi, kiedy zatem nabytego przyrostu energii poten-

cjalnej kamień posiadać już nie będzie; niech w tym momencie prędkość kamienia wynosi v . Energja kinetyczna $= \frac{1}{2} \frac{P}{g} v^2$; ponieważ innego rodzaju energji w naszym układzie nie ma, więc ta ostatnia energja powinna się równać pierwotnej $P \cdot h$, czyli $\frac{1}{2} \frac{P}{g} v^2 = P \cdot h$, a stąd $v = \sqrt{2gh}$. Otrzymujemy znane skądinąd wzory.

Kiedy następnie kamień spadnie na ziemię, prędkość jego zniknie. Energja kinetyczna, którą przed chwilą kamień posiadał, przemieni się w energję o innych postaciach: kamień i głównie ziemia zostaną odkształcone, zauważymy drgnięcie ziemi i da się słyszeć stuk, wreszcie kamień i ziemia cokolwiek się nagrzeją.

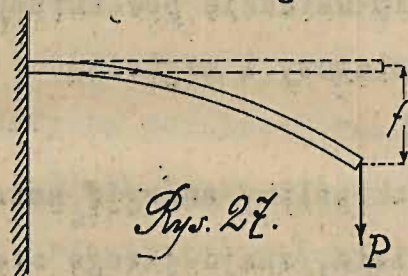
Gdyby człowiek, należący do rozpatrywanego układu, uchwycił kamień, kiedy ten znajduje się w którymkolwiek miejscu jego drogi, kamień zwolniłby swój bieg; prędkość i, oczywiście, energja kinetyczna kamienia zmniejszyłaby się, natomiast w układzie naszym energja kamienia przeniosłaby się do człowieka, odsuwając jego rękę, nagrzewając ją, nawet kalecząc, i t.d. - suma jednak energji, jaką układ posiadałby w tej chwili, pozostanie taka sama, jaka była początkowo.

Wartość zmiany energji potencjalnej danego ciała, jak to poprzednio zaznaczyliśmy, najdogodniej da się określić ilością pracy, którą pewne siły wewnątrz układu wykonają, aby ciało ze stanu poprzedniego sprowadzić do stanu, kiedy ono posiada odmienną energję potencjalną. -

Naprzykład kamień o ciężarze P kg. do podniesienia na wysokość h m. wymagać będzie wykonania wbrew przyciąganiu ziemi pracy równej $P \cdot h$ kg. m. . Tę właśnie wartość pracy przyjmujemy , jako wartość przyrostu energii podniesionego kamienia i zatrzymanego w danym miejscu.

Jeżeli sprężynę odkształcimy w ten sposób, że obciążać ją poczniemy stopniowo i zwolna wzrastającym ciężarem, aż wreszcie ugięcie sprężyny będzie f m. przy obciążeniu

końcowym P kg. , wtedy praca zużyta na odkształcenie sprężyny równać się będzie $\frac{1}{2} P \cdot f$ kg.m.; taką też energję potencjalną przypisujemy odkształconej sprężynie.-



Zmianę energii potencjalnej ściśnionego gazu określimy, wiedząc , ile pracy potrzeba zużyć , aby gaz ze stanu danego odpowiednio ścisnąć .-Energję potencjalną pocisku określić możemy najdogodniej, mierząc odpowiednimi przyrządami skutek , jaki pocisk wywiera na napotkaną przeszkodę .

Jeszcze parę wyjaśnień , dotyczących energii potencjalnej. - W naszym układzie, gdzie człowiek podnosi kamień o ciężarze P na wysokość h , kamień nabył energję potencjalną $= P \cdot h$. - Gdyby to podnoszenie było rozpoczęte z niższego miejsca , wtedy kamień , podniesiony do tego samego, co poprzednio , miejsca, na wysokość $h' > h$, miał by energję potencjalną $= P \cdot h'$ większą niż poprzednio.

Widzimy zatem, że dla dokładnej oceny wartości przyrostu energii potencjalnej powinniśmy znać pierwotny, początkowy stan układu. — Ponieważ jednak we wszystkich zagadnieniach na ruch badać będziemy zwykle tylko r ó ż n i c ę energii potencjalnej ciała w odpowiednich stanach, przeto obojętnym jest, który stan przyjmiemy za początkowy, byleby tylko w jednym zadaniu uważać stale jeden i ten sam stan za taki. Zatem w poprzednim układzie powinniśmy którykolwiek poziom obrać jako podstawowy i względem niego oceniać energję potencjalną.

Na zakończenie tego rozdziału określimy energję potencjalną cząsteczki jakiegokolwiek ciała, znajdującego się pod danym ciśnieniem $= p, \frac{kg}{m^2}$. — W tym celu wyobraźmy sobie układ, złożony z cząsteczki o ciężarze q kg., umieszczonej ^wprzestrzeni, gdzie niema ciśnienia; przyjmijmy, że cząsteczka w tym miejscu nie posiada energii. Następnie do układu niech należy człowiek i przestrzeń zamknięta, gdzie panuje ciśnienie $p, \frac{kg}{m^2}$; niech na taki układ żadne siły z zewnątrz nie działają. Znajdźmy, jaką pracę wykona człowiek, który przeniesie cząstkę q do zamkniętej przestrzeni o ciśnieniu p , jeśli wewnątrz danego układu działają tylko ciśnienia p . Wartość tej pracy będzie zarazem wartością energii, jaką rozpatrywana cząsteczka posiada. Założmy dalej, że cząsteczka ma kształt bardzo małego walca o podstawie f m.² i wysokości n metrów; w takim razie ciężar tej cząsteczki możemy

określić : $q = f \cdot n \cdot \Delta$, gdzie Δ jest to odpowiedni ciężar właściwy ciała. Niech człowiek, należący do układu, przesunie w przestrzeni o ciśnieniu 0 tak cząstkę, aby podstawa jej f dotknęła powierzchni, zamykającej przestrzeń z ciśnieniem p . Przy tym przesunięciu cząsteczki, żadnych przeszkód człowiek nie napotka; żadnej więc pracy nie wykona. Mamy zatem cząstkę w tym położeniu, kiedy podstawa walca stanowi część powierzchni, oddzielającej przestrzeń z ciśnieniem p , od przestrzeni, gdzie ciśnienie $= 0$. Wtedy na podstawę walca mamy ciśnienie $f \cdot p$, kg. .

Niech teraz człowiek wsunie naszą cząsteczkę zupełnie do przestrzeni z ciśnieniem p , czyli wypadnie walec nasz przesunąć na długość n metrów. Przy tym przesunięciu człowiek wykona pracę $f \cdot p \cdot n$ kg. m., pokonywując ciśnienie $f \cdot p$; a więc i energja cząsteczki, którą ta nabyła $= f \cdot p \cdot n$. Ponieważ $f \cdot n$ jest objętość cząsteczki, więc wynik można w ten sposób słowami wyrazić : energja potencjalna cząstki, uwarunkowana zmianą ciśnienia na tę cząstkę, mierzy się iloczynem z ciśnienia przez objętość cząstki. Zamiast poprzedniej wartości energii, określonej wyrazem $f \cdot p \cdot n$, możemy stosować inny wyraz : ponieważ $f \cdot \gamma \cdot \Delta = q$, więc $f \cdot \gamma = \frac{q}{\Delta}$ i wtedy wartość energii cząstki $= \frac{p}{\Delta} \cdot q$.

Zasada zachowania energii za-
stosowana do cieczy ciężkiej,
będącej w ruchu trwałym.

Twierdzenie Bernoulliego.

Niech przez naczynie przepływa ciecz o ciężarze właściwym Δ . Podczas ruchu każda cząsteczka cieczy posiadać będzie odpowiednią prędkość; cząsteczki sąsiednie wywierać będą na daną cząsteczkę pewne ciśnienie, które nazwiemy hydrodynamicznym.—

Założmy, że ciecz jest doskonała, to znaczy nieściśliwa i bez lepkości, a wobec tego tarcia wewnętrznego i tarcia o ścianki naczynia nie potrzebujemy uwzględniać. Dalej, przyjmijmy, że ruch cieczy ma następującą własność: jeśli wewnątrz naczynia obierzemy pewien punkt i będziemy badali cząsteczki, które przez ten punkt jedna za drugą przepływać będą, wtedy znajdziemy, że kierunek i wartość prędkości a również i ciśnienie hydrodynamiczne dla wszystkich cząstek z biegiem czasu pozostają bez zmiany; ruch taki nazywać będziemy ruchem trwałym.

Przyjmijmy następnie, że wszystkie cząsteczki, znajdujące się w danym przekroju, prostopadłym do kierunku ruchu, mają jedną i tę samą prędkość: w przekroju 1-ym o polu f_1 niech będzie prędkość cząsteczek v_1 , w przekroju 2-im o polu f_2 —prędkość v_2 i t.d. Jeśli ruch cieczy odbywa się równoległymi prawie strugami i jeśli założymy,

że w naczyniu miejsc wolnych od cieczy niema, możemy napisać, że $\int_1 v_1 = \int_2 v_2 = \int_3 v_3 = \dots$

Rozważajmy naczynie nasze, napełnione przepływającą cieczą wraz z ziemią, jako jeden układ. Niech na ten układ żadne siły zewnętrzne nie działają, - wtedy dla układu takiego zachodzi zasada zachowania energii. Aby zastosowanie tej zasady było prostsze, przyjmijmy, że ciecz płynie strugami o bardzo małym przekroju; nic w ruchu cieczy nie zmieni się, jeśli sobie wyobrazimy, że każda struga ujęta jest w odpowiednią rurkę o sztywnych, jednak bardzo cienkich ściankach. Niech jedną z nich będzie rurka, której oś jest a, a_2, a_3, \dots

Jeśli zasada zachowania energii zachodzi dla całego naszego układu, to może być ona zastosowana i do tych części naszego układu, które uda się wyodrębnić od oddziaływania na nią reszty układu-; zatem zasadę zachowania energii możemy zastosować do którejkolwiek strugi ujętej w rurkę sztywną, na przykład do strugi z osi a, a_2, a_3, \dots

Niech w strudze a, a_2, a_3, \dots znajduje się, pomiędzy innymi, cząstka o ciężarze q kg., która kolejno przechodzi miejsca a, a_2, a_3, \dots . Ponieważ ruch cieczy w rurce, zarówno jak w naczyniu jest trwałym, więc to, co możemy powiedzieć o jednej cząstce ze względu na zasadę zachowania energii, to samo dotyczyń będzie i pozostałych cząstek, składających ciecz rozpatrywaną i odwrotnie.

Zatem, jeśli wystawimy sobie cząstkę cieczy o cięża-

rze q kg. w miejscu a , i znajdziemy wartość energii , jaką cząstka q w tym miejscu posiada; jeśli następnie określimy wartość energii tej samej cząsteczki w miejscu a_2 ,

dalej toż samo w miejscu a_3 , przyjmujemy wtedy, że wartości energii tej cząsteczki w różnych miejscach pozostaną jednakowe. Odnajdźmy

zatem całkowitą energję

cząsteczki q w miejscu

a , które niech znaj-

duje się na wyso-

kości h , nad

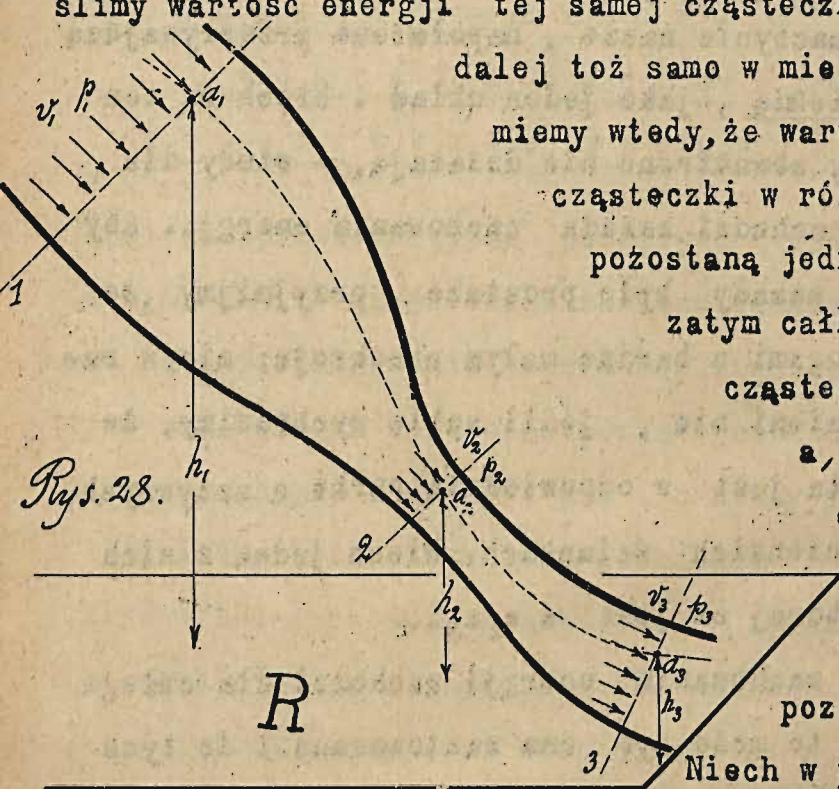
obrą płaszczyzną

poziomą R .

Niech w przyjętym układzie

(naczynie, ciecz i ziemia) działają następujące siły wewnętrzne: przyciąganie cząsteczek cieczy przez ziemię i odwrotnie (tak zwane siły ciężkości) , oraz ciśnienie hydrodynamiczne wewnątrz naczynia. Zatem , ponieważ rozpatrywana ciecz jest ciężka , cząstka o ciężarze q kg.

posiada, zgodnie z podanymi powyżej uwagami , energję potencjalną względem płaszczyzny R równą $q \cdot h$, . Niech na cząstkę q w miejscu a , zostaje wywierane ciśnienie hydrodynamiczne p , ; wobec tego cząstka ta , również na podstawie poprzednio wyłożonej, posiadać powinna energję potencjalną równą $\frac{q}{\Delta} p$, określoną względem przestrzeni, gdzie ciśnienie jest zero . Dalej cząstka ta przez miejsce a , pły-



nie z prędkością v_1 , posiada zatem energję kinetyczną równą $\frac{1}{2} \frac{q}{g} \cdot v_1^2$, gdzie q jest to przyspieszenie siły ciężkości.

Całkowita energja cząsteczki w miejscu a_1 , równa się sumie znalezionych energii, a więc równa się

$$qh_1 + \frac{q}{\Delta} p_1 + \frac{1}{2} \frac{q}{g} v_1^2.$$

Jeśli cząsteczka badana przejdzie do miejsca a_2 , które niech znajduje się na wysokości h_2 ponad R , zauważymy, że w tym miejscu cząsteczka jest pod ciśnieniem p_2 i porusza się z prędkością v_2 .

Całkowita energja cząsteczki w tym miejscu, określona w sposób taki sam, jak wyżej, wyniesie

$$qh_2 + \frac{q}{\Delta} p_2 + \frac{1}{2} \frac{q}{g} v_2^2.$$

W miejscu a_3 cząsteczka mieć będzie energję

$$qh_3 + \frac{q}{\Delta} p_3 + \frac{1}{2} \frac{q}{g} v_3^2 \text{ i t. d.}$$

Na zasadzie zachowania energii napiszemy, że energja całkowita cząsteczki w miejscach a_1, a_2, a_3 pozostała bez zmiany, czyli

$$\begin{aligned} qh_1 + \frac{1}{2} \frac{q}{g} v_1^2 + \frac{q}{\Delta} p_1 &= qh_2 + \frac{1}{2} \frac{q}{g} v_2^2 + \frac{q}{\Delta} p_2 = \\ &= qh_3 + \frac{1}{2} \frac{q}{g} v_3^2 + \frac{q}{\Delta} p_3 \quad \text{i t. d.} \end{aligned}$$

albo po skróceniu przez q znajdziemy, że

$$h_1 + \frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\Delta} = h_2 + \frac{v_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\Delta} = h_3 + \frac{v_3^2}{2g} + \frac{p_3}{\Delta} = \text{const.}$$

Dowodzenie powyższe i rezultat tego dowodzenia będą słuszne dla dowolnej cząsteczki cieczy podczas ruchu, pod warunkiem jednak, że ruch ten jest trwały.

Równanie powyższe łatwo ujmemy w słowa, wprowadzając niektóre określenia, mianowicie h , będziemy nazywali wyso-

kością położenia cząsteczki nad obraną zasadniczą płaszczyzną poziomą; $\frac{v^2}{2g}$ jest to wysokość, z której ciało powinno spaść, aby uzyskać prędkość końcową v , dlatego będziemy nazywali $\frac{v^2}{2g}$ wysokością odpowiednią prędkości v .

Wielkość $\frac{p}{\Delta}$, jak wiemy z hydrostatyki, oznacza wysokość słupa cieczy, której ciężar właściwy jest Δ ; podstawą zaś tego słupa jest jednostka powierzchni, a ciężar równa się p ; wobec tego $\frac{p}{\Delta}$ nazwiemy wysokością odpowiednią ciśnieniu p , krócej, - wysokością ciśnienia p .

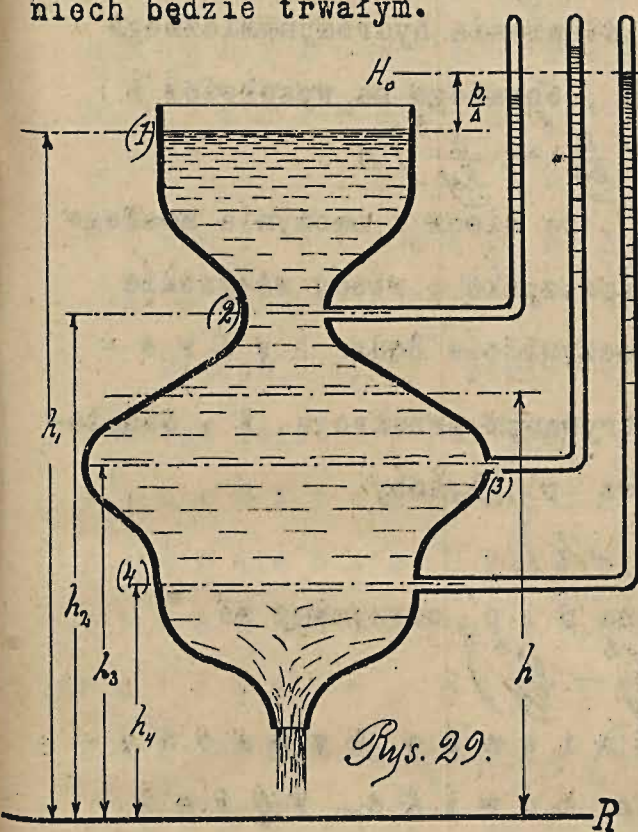
Przyjmując takie określenia, wypowiemy twierdzenie, które nosi nazwę twierdzenia D. Bernoulliego: Suma trzech wysokości, mianowicie: wysokości położenia nad pewnym poziomem, wysokości odpowiedniej prędkości i wysokości ciśnienia - dla jednej i tej samej cząsteczki, określonych dla różnych miejsc jej drogi podczas ruchu trwałego - jest wielkością stałą.

C i ś n i e n i e h y d r o s t a t y c z n e a h y d r o d y n a m i c z n e .

Rozpatrzmy zależność, jaka istnieje między ciśnieniem hydrostatycznym a hydrodynamicznym w danym punkcie.

Wyobraźmy sobie naczynie, przez które płynie ciecz

doskonała o ciężarze właściwym Δ , przyczym ruch cieczy niech będzie trwałym.



Rys. 29.

W danym przykładzie możemy sobie otrzymanie ruchu trwałego wyobrazić w ten sposób, że do naczynia naszego cieczy dolewamy stale tyleż, ile wypływa jej przez dolny otwór naczynia. Niech pole swobodnego poziomu cieczy będzie f_1 , ciśnienie zewnętrzne p_1 , prędkość przepływu cieczy w tym miejscu v_1 ; pole przekroju (2)

niech będzie f_2 , ciśnienie hydrodynamiczne w tym przekroju p_2 , prędkość przepływu cieczy v_2 i t.d.

Ponieważ ruch cieczy jest trwałym, więc ilość cieczy, która przepływa w jednostkę czasu przez każdy przekrój jest dla wszystkich przekrojów jednakowa t.j.

$$v_1 f_1 = v_2 f_2 = v_3 f_3 = v_4 f_4 = \dots = v f.$$

Stosujemy do naszego przypadku twierdzenie D. Bernoulli'ego, obierając cząstkę z początku w przekroju I, który jest na wysokości h , ponad zasadniczą płaszczyznę poziomą R , a następnie w jakimkolwiek przekroju na wysokości h ponad R . Równanie napisane na zasadzie powyższego twierdzenia, ma postać:

$$h_1 + \frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\Delta} = h + \frac{v^2}{2g} + \frac{p}{\Delta}$$

Stąd znajdziemy wartość ciśnienia hydrodynamicznego p dla dowolnego przekroju f , obranego na wysokości h :

$$p = p_1 + \Delta(h_1 - h) + \left(\frac{v_1^2}{2g} - \frac{v^2}{2g}\right)\Delta$$

Wystawmy sobie na chwilę, że ciecz z naczynia naszego nie wypływa, lecz że jest w spoczynku; wtedy wszystkie ciśnienia wewnątrz cieczy oczywiście będą hydrostatyczne; w rozpatrywanym przekroju f , ciśnienie to, które oznaczymy przez p' , byłoby

$$p' = p_1 + \Delta(h_1 - h)$$

Porównywując wartości na p i p' , otrzymamy że

$$p = p' + \Delta\left(\frac{v_1^2}{2g} - \frac{v^2}{2g}\right)$$

Widzimy stąd, że ciśnienie hydrodynamiczne, wogóle mówiąc, różni się od ciśnienia hydrostatycznego, określonego dla tego samego miejsca.

Różnica ta zależy od stosunku, w jakim się znajdują prędkości przepływu cieczy w różnych przekrojach naczynia; prędkości zaś, jak wynika z równania $f_1 v_1 = f v$, zależne są od przekrojów.

1) Jeśli $f_1 = f$, wtedy $v_1 = v$, wyraz $\frac{v_1^2}{2g} - \frac{v^2}{2g} = 0$ i $p = p'$. - Widzimy stąd, że ciśnienie hydrodynamiczne równa się ciśnieniu hydrostatycznemu w takich przekrojach, w których prędkość

Janusz R. 21
1951

przepływu równa się prędkości na poziomie swobodnym, a więc w przekrojach, których pole równa się polu swobodnego poziomu cieczy w naczyniu (na przykład w przekroju 4).

2) Jeśli $f > f'$, wtedy $v < v'$ i $\Delta\left(\frac{v'^2}{2g} - \frac{v^2}{2g}\right) < 0$, wskutek tego $p < p'$, to jest ciśnienie hydrodynamiczne będzie mniejsze niż ciśnienie hydrostatyczne w tych przekrojach, których pole jest mniejsze, niż pole swobodnego poziomu cieczy (na przykład w przekroju 2).

a) Gdyby $\Delta\left(\frac{v'^2}{2g} - \frac{v^2}{2g}\right) = -p'$, mielibyśmy, że $p = 0$, to jest każda cząsteczka cieczy przepływałaby przez ten przekrój tak, jak gdyby sąsiednich cząsteczek wcale nie było; żadnej przeszkody do oddzielania się cząsteczek jednych od drugich nie ma; cząsteczki więc mogłyby przy sprzyjających warunkach dążyć do rozprysnięcia się.

b) Gdyby $\Delta\left(\frac{v'^2}{2g} - \frac{v^2}{2g}\right)$, co do znaku będąc ujemne, miało wartość bezwzględną większą niż p' , wtedy $p < 0$, to jest p byłoby ujemne. Nie znaczy to jednak, że ciśnienie p przeszło w przyciąganie, lecz tylko że cząsteczki cieczy z większą swobodą, niż poprzednio, mogłyby dążyć do rozejścia się. Najmniejsza wartość p może

być tylko $= 0$, nigdy < 0 .

3) Jeśli $f_1 < f$, wtedy $v_1 > v$, $\Delta \left(\frac{v_1^2}{2g} - \frac{v^2}{2g} \right) > 0$ i $p > p'$, czyli ciśnienie hydrodynamiczne będzie większe niż hydrostatyczne w takich przekrojach, których pole jest większe, niż pole swobodnego poziomu cieczy (naprz. w przekroju 3).

Różnicę między ciśnieniem hydrodynamicznym a hydrostatycznym w powyższym naczyniu możemy sobie uprzytomnić, dodając do tego naczynia na różnych poziomach rurki zagięte. Jeden koniec każdej rurki — otwarty — niech będzie wprowadzony w ściankę naczynia na poziomie tego przekroju, w którym badać chcemy ciśnienie; drugi koniec rurki, zamknięty, — niech wystaje dostatecznie ponad swobodny poziom cieczy. Przypuśćmy, że w rurkach przy zamkniętym końcu nie ma żadnego ciśnienia.

Jeśli ciecz w naczyniu będzie w spoczynku, wtedy w rurkach ciecz stanie na jednym poziomie H_1/H_0 , który znajdzie się o $\frac{h}{\Delta}$ wyżej, niż swobodny poziom cieczy w naczyniu. Wysokość słupa cieczy w rurce, liczona od dolnego końca rurki do poziomu H_1/H_0 , będzie miarą ciśnienia hydrostatycznego w tym miejscu, co łatwe jest do zrozumienia.

Jeśli ciecz zacznie z naczynia wypływać i ruch ten się utrwali, wtedy ciśnienia w odpowiednich przekrojach

zmienia się ; zobaczymy wtedy, że poziomy cieczy w rurkach zmienia się i różnić się będą od poprzedniego poziomu. Zauważona obecnie wysokość słupa cieczy w każdej rurce nad jej dolnym końcem będzie mierzona ciśnienia hydrodynamicznego.

Jeśli pole przekroju naczynia w miejscu 2 jest mniejsze niż pole w miejscu 1, wtedy, zgodnie z poprzednim, ciecz w rurce 2 będzie niższej od poziomu H_0 .

Jeśli pole przekroju naczynia w miejscu 3 jest większe, niż w miejscu 1, wtedy ciecz w rurce 3 będzie wyższej H_0 . Wreszcie, jeśli pole przekroju naczynia w miejscu 4 jest takie samo, jak w miejscu 1, ciecz w rurce 4 pozostanie na tej samej wysokości co: i podczas spoczynku.

Rurki , o których mowa, nazywamy r u r k a m i p i e z o m e t r y c z n y m i. Rurki piezometryczne mogą być również z górnymi końcami otwartymi.—Jeśli przyjmiemy, że na powierzchnię cieczy w otwartych rurkach działa ciśnienie zewnętrzne takie samo, jak na poziomie 1, łatwo jest oznaczyć i w tym przypadku wysokości, do jakich podniesie się ciecz w rurkach podczas spoczynku i podczas ruchu trwałego cieczy.

Możnaby jeszcze w inny, bardziej może widoczny, sposób wykazać różnicę między ciśnieniem hydrostatycznym i hydrodynamicznym. Wyobraźmy sobie, że mamy balonik

gumowy bardzo elastyczny. Do balonika uwiążmy ciężarek i zanurzymy w cieczy: Jeśli ciecz jest w spoczynku, wtedy w miarę zagłębiania balonika objętość jego zmniejszać się będzie. Niech teraz ciecz zacznie przez naczynie płynąć; дочекаjmy się aż ruch stanie się trwałym; zanurzymy wtedy balonik w ciecz: zobaczymy, że w przekroju 2 objętość balonika powiększy się w porównaniu z tym, co było podczas spoczynku, dla tego, że $p_2 < p'_2$; w przekroju 3 objętość balonika się zmniejszy, gdyż $p_3 > p'_3$; w przekroju 4 objętość pozostanie taką, jak była podczas spoczynku cieczy, ponieważ $p_4 = p'_4$.

Pojmując różnicę między ciśnieniem hydrostatycznym a hydrodynamicznym, zrozumiemy następujący fakt: niech będzie wartka rzeka, wypływająca z dużego jeziora; niech z jeziora płynie łódź na rzekę. W jeziorze prędkość wody jest bardzo mała, prawie równa zeru, a więc ciśnienie, jakie wywiera woda w jeziorze na łódź, może być uważane jako ciśnienie hydrostatyczne. W rzece woda posiada pewną prędkość, ponieważ przekrój poprzeczny rzeki jest mniejszy niż jeziora; wobec tego ciśnienie, wywierane na łódź przez wodę w rzece jest mniejsze, niż było w jeziorze; dlatego też łódź w rzece więcej się zagłębi, niż w jeziorze. Weźmy inny przypadek: niech na rzece znajduje się most, którego filary zmniejszają w danym miejscu pole przekroju rzeki; wskutek tego zwiększa się prędkość przepływu, a co za tym idzie, zmniejsza się

ciśnienie hydrodynamiczne, wypierające łódź z wody; łódź zanurzy się głębiej, płynąc między filarami, niż kiedy była na rzece. Przeładowana łódź może w takim miejscu zatonać. —

Stosunek ciśnienia hydrodynamicznego do zewnętrznego.

Rozpatrzmy pewną cząsteczkę cieczy doskonałej na poziomie swobodnym, znajdującym się na wysokości h , ponad poziomem zasadniczym; prędkość cząsteczki niech w tym miejscu będzie v_1 , i ciśnienie p_1 . Zwróćmy następnie uwagę na cząsteczkę tę, kiedy ona dopłynie do przekroju, znajdującego się na wysokości h ponad poziomem zasadniczym; niech prędkość cząsteczki w tym miejscu jest v a ciśnienie p ; niech ruch cieczy w naczyniu będzie trwały; możemy zatem w danym przypadku zastosować twierdzenie D. Bernoulliego

$$h_1 + \frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\Delta} = h + \frac{v^2}{2g} + \frac{p}{\Delta}$$

Z równania tego znajdziemy

$$p = p_1 + \Delta(h_1 - h) + \frac{\Delta}{2g}(v_1^2 - v^2),$$

$$\text{stad } p = p_1 + \Delta \left\{ h_1 + \frac{v_1^2}{2g} - \left(h + \frac{v^2}{2g} \right) \right\}.$$

Część równania, zawartą w nawiasach $\left\{ \right\}$, oznaczmy przez A , wtedy równanie ostatnie przyjmie postać

$$p = p_1 + \Delta A$$

Wyobraźmy sobie teraz, że w ścianie naczynia w pewnym miejscu zrobiliśmy bardzo mały otwór; na cząsteczki

cieczy, przepływające tuż koło otworka, z jednej strony działa ciśnienie hydrodynamiczne z wnętrza naczynia, wytłaczające cząsteczkę na zewnątrz, z drugiej strony sprzeciwia się temu ciśnienie zewnętrzne, działające przez pole otworka; ciśnienie to stara się cząsteczkę dalej, wgłąb cieczy w naczyniu wcisnąć. Załóżmy, że ciśnienie zewnętrzne we wszystkich punktach zewnętrznej powierzchni naczynia jest jednakowe i równe p_0 ; ciśnienie hydrodynamiczne w danym miejscu wewnątrz cieczy jest p . Jeśli $p_0 < p$, wtedy cząsteczki cieczy wychodzić będą na zewnątrz; gdy $p_0 = p$, ciecz będzie płynęła koło otworka tak, jak gdyby go wcale nie było; wreszcie, gdy $p_0 > p$, wtedy ciśnienie zewnętrzne przeważa i cząsteczki, przepływające obok otworka, będą odsuwane od niego do wnętrza naczynia; niedość tego, przez ten otwór mogłyby do naczynia wpadać cząsteczki cieczy z zewnątrz, gdybyśmy je do otworu doprowadzali.

Trzy te przypadki warunkują się tym, jaka jest wartość A . Zbadajmy bliżej te przypadki

1) $p_0 < p$, czyli cząsteczka cieczy, znajdująca się w tej chwili przed otworkiem, zostanie wyrzucona na zewnątrz, za nią druga, trzecia i t.d., wtedy gdy $A > 0$ (wynika to z równania $p = p_0 + \Delta A$).
 Ponieważ $A = \left(h_1 + \frac{v_1^2}{2g}\right) - \left(h + \frac{v^2}{2g}\right)$, więc A będzie dodatnie wtedy, gdy $h_1 + \frac{v_1^2}{2g} > h + \frac{v^2}{2g}$, albo $h_1 - h > \frac{v^2}{2g} - \frac{v_1^2}{2g}$; biorąc z drugiej strony nierówności $\frac{v_1^2}{2g}$ za nawias, otrzymamy $h_1 - h > \frac{v^2}{2g} \left\{ \left(\frac{v}{v_1}\right)^2 - 1 \right\}$.

Ponieważ przy ruchu cieczy doskonałej istnieje związek $v_f f_1 = v f$, więc $\frac{v}{v_f} = \frac{f_1}{f}$; podstawmy w otrzymaną poprzednio nierówność na miejsce stosunku $\frac{v}{v_f}$ równy mu $\frac{f_1}{f}$, otrzymamy

$$h_1 - h > \left[\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 \right] \frac{v_f^2}{2g} \dots \dots (a).$$

Ponieważ dla naszego naczynia $h_1 > h$, więc strona lewa nierówności zawsze jest dodatnią. Wielkość dodatnia zawsze jest większa od ujemnej, a więc nierówność (a) zachodzić będzie z a w s z e, gdy $\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 \leq 0$. Gdyby $\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 > 0$, wtedy istnienie nierówności (a) zależałoby od wartości liczbowych v_f , f_1 i f z jednej strony i h_1 i h z drugiej strony.

Widzimy zatem, że $A > 0$ z a w s z e, gdy $\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 \leq 0$, stąd $\frac{f_1}{f} \leq 1$ i $f_1 \leq f$. Znaczy to, że jeśli dla danego przekroju $f \geq f_1$, ciecz w k a ż d y m r a z i e będzie wyrzucaną w tym przekroju przez otworek z naczynia.

Jeśli $f < f_1$, m o ż e zająć to zjawisko lecz muszą być odpowiednio dobrane wartości h_1 , h , v_f , f_1 , f . Dla każdego danego przypadku mamy wartości liczbowe tych elementów dane, możemy więc zgóry powiedzieć, czy ciecz przez otworek będzie się wylewała, albo, w innym przypadku znając wartości h_1 , h , f_1 i f , możemy powiedzieć, jaka powinna być prędkość v_f , aby wylewanie się cieczy przez otworek zająć mogło.

II) Jeżeli $A = 0$, wtedy $p = p_0$, to jest ciśnienie

hydrodynamiczne równe jest ciśnieniu zewnętrznemu; cząsteczka, która jest przed otworkiem, płynąć będzie dalej tak, jak gdyby otworka nie było. — $A = 0$ wtedy, gdy $h_1 + \frac{v^2}{2g} = h + \frac{v^2}{2g}$, albo $h_1 - h = \frac{v^2}{2g} - \frac{v_1^2}{2g}$, podstawiając, jak poprzednio, $v = \frac{v_1 f_1}{f}$, otrzymamy

$$h_1 - h = \frac{v_1^2}{2g} \left[\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 \right].$$

Ponieważ $h_1 - h$ jest dodatnie, więc i druga strona równania powinna być dodatnią, stąd $\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 > 0$, lub $\frac{f_1}{f} > 1$ i $f_1 > f$. Widzimy stąd, że A może się równać zero wtedy tylko, gdy $f_1 > f$, czy jednak w tym razie $A = 0$, musimy sprawdzić, podstawiając w równanie $h_1 - h = \frac{v_1^2}{2g} \left[\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 \right]$ odpowiednie wartości liczbowe.

Gdy $f_1 < f$, wtedy powiedzieć możemy zgóry, że A nie może być zerem, a więc i p nie może się równać p_1 .

III) Jeśli $A < 0$, wtedy $p < p_1$, czyli że cząsteczka, znajdującą się wprost otworka, byłaby przez ciśnienie zewnętrzne wciśnięta głębiej w masę cieczy.

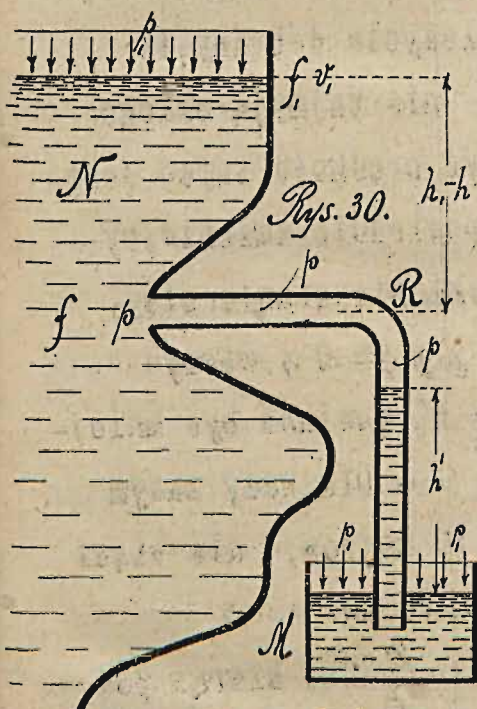
Gdybyśmy do otworka podsuwali cząsteczki cieczy, wtedy te byłyby wciskane do wnętrza naczynia. — Aby $p < p_1$ i $A < 0$, musi mieć miejsce nierówność $h_1 + \frac{v^2}{2g} < h + \frac{v^2}{2g}$, stąd $h_1 - h < \frac{v_1^2}{2g} \left[\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 \right]$.

Znów $h_1 - h$ jest wielkością dodatnią, a więc powinno być $\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 > 0$, stąd $\frac{f_1}{f} > 1$, albo $f_1 > f$; gdy nierówność ta zachodzi, wtedy A może być mniejsze od

zera , ale trzeba to jeszcze sprawdzić, podstawiając w nierówność odpowiednie wartości liczbowe.

W każdym jednak razie możemy powiedzieć , że gdy $f, \leq f$, wtedy $A < 0$ być n i e m o ż e . Rozpatrzmy bliżej warunki , przy których cząsteczki cieczy mogą być porywane z zewnątrz i unoszone płynącą przez naczynie cieczą.

Przypuśćmy , że otwór jest zrobiony na wysokości tego przekroju , dla którego $A < 0$; niech będzie do



otworka wprawiona rurka R , zagięta nadół i zanurzona otwartym koncem w naczyniu M z cieczą taką samą, jaka przepływa przez naczynie N . - Ponieważ $A < 0$, więc $p < p_1$, ciecz zatem w rurce R podniesie się na wysokość $h' = \frac{p_1 - p}{\Delta}$. Wiemy przytym dobrze, że wysokość h' pozostanie jedna i ta sama na jakiejkolwiek wysokości umieścimy naczynie M

pod otworkiem, byleby tylko koniec rurki był w naczyniu tym zanurzony. Podnieśmy naczynie M tak, aby poziom cieczy w nim był h'' niżej od otworka, przyczym $h'' < h'$; wtedy cząsteczki cieczy z naczynia M po rurce będą wpadały do naczynia N . Zajdzie zjawisko wsysania cieczy z naczynia M przez ciecz płynącą w naczyniu N , przyczym

cząsteczki cieczy będą podnoszone na wysokość h'' , która powinna być $< \frac{\rho - \rho'}{\Delta}$. Z tego wzoru otrzymujemy, że wysokość h'' przy zadanym ciśnieniu zewnętrznym p , wzrastać będzie w miarę zmniejszania się p . Z drugiej strony wiemy, że to ciśnienie hydrodynamiczne (p) nie może być ujemnym; przeciwnie powinno zawsze mieć wartość dodatnią, a w ostatecznym razie może być $p = 0$.

Gdyby ze wzoru $\rho = \rho' + \Delta h$ w przypadku, kiedy $\Delta < 0$, ciśnienie p wypadło ujemne, znaczyłoby to, że przekrój naczynia w tym miejscu nie jest należycie dobrany, to jest że cząsteczki przy przepływie nie zajmują całego przekroju w omawianym miejscu, gdyż prędkość tutaj jest za duża. Wtedy należy przekrój odpowiednio zmienić, by otrzymać prędkość mniejszą, aż dopóki nie stanie się $p = 0$. Maximum h'' otrzymamy, gdy $p = 0$; wtedy $h' = \frac{\rho - \rho'}{\Delta} = \frac{\rho}{\Delta}$; h'' zaś, które od h' powinno być mniejsze, będzie również mniejsze od $\frac{\rho}{\Delta}$. -- Dla wody zatem przy ciśnieniu atmosferycznym, $h'' < 10$ metrów; dla rtęci przy ciśnieniu atmosferycznym, $h'' < 73$ cm.

Z nierówności $h'' < h'$, lub $h'' < \frac{\rho - \rho'}{\Delta}$, biorąc pod uwagę poprzednio otrzymane równanie, znajdziemy, że

$$h'' < \left(h + \frac{v^2}{2g} \right) - \left(h_1 + \frac{v_1^2}{2g} \right), \text{ albo } h'' < \frac{v_1^2}{2g} \left[\left(\frac{f_1}{f} \right)^2 - 1 \right] - (h_1 - h).$$

Stąd określimy wartość h'' w każdym poszczególnym przypadku.