Документ подписан простой электронной подписью

Информация о владельце:

ФИО: Соловьев Андрей Борисович

Должность: Директор

Дата подписания: 24.10.2023 12:22:38 Уникальный программный ключ:

c83cc511feb01f5417b9362d2700339df14aa123



МИНИСТЕРСТВО НАУКИ И ВЫСШЕГО ОБРАЗОВАНИЯ РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ

ПОЛИТЕХНИЧЕСКИЙ ИНСТИТУТ (ФИЛИАЛ)
ФЕДЕРАЛЬНОГО ГОСУДАРСТВЕННОГО БЮДЖЕТНОГО
ОБРАЗОВАТЕЛЬНОГО УЧРЕЖДЕНИЯ ВЫСШЕГО ОБРАЗОВАНИЯ
«ДОНСКОЙ ГОСУДАРСТВЕННЫЙ ТЕХНИЧЕСКИЙ УНИВЕРСИТЕТ»
В Г. ТАГАНРОГЕ РОСТОВСКОЙ ОБЛАСТИ
ПИ (филиал) ДГТУ в г. Таганроге

ЦМК «Технология машиностроения и сварочного производства»

Методические указания

По освоению дисциплины ОП.13 «Гидравлические пневматические системы» Образовательной программы По специальности среднего профессионального образования 22.02.06 Сварочное производство

Составители: Агеев С.О.

Методические указания по освоению дисциплины «Гидравлические пневматические системы». ПИ (филиал) ДГТУ в г.Таганроге, 2023 г.

В методических указаниях изложен порядок освоения дисциплины, рабочее задание и контрольные вопросы для самопроверки.

Предназначено для обучающихся по направлению подготовки:

22.02.06 Сварочное производство

Ответственный за выпуск:

Председатель ЦМК: Новоселова Т.В.

Гидростатика

Силы, действующие на частицы жидкости, подразделяют на поверхностные и массовые.

К поверхностным силам, например, относятся силы давления, направленные нормально к площадке, на которую они действуют, и силы внутреннего трения, являющиеся касательными.

К массовым силам относятся силы тяжести и силы инерции. Массовые силы характеризуются ускорениями, которые они сообщают единице массы.

Сила, действующая на единицу площадки по нормали к поверхности, которая ограничивает бесконечно малый объем внутри покоящейся жидкости, называется гидростатическим давлением.

Гидростатическое давление в любой точке жидкости складывается из давления на её свободную поверхность и давления, создаваемого столбом жидкости, высота которого равна расстоянию от этой точки до свободной поверхности:

$$P = P_0 + \rho g h \tag{1}$$

где Р — гидростатическое давление, Па;

 P_0 — давление на свободную поверхность жидкости, Па;

ho — плотность жидкости, кг/м³;

g — ускорение свободного падения, м/с²;

h — высота столба жидкости над данной точкой, м.

Выражение (1) называется основным уравнением гидростатики. Из этого уравнения следует, что внешнее давление в свободную поверхность жидкости передается в любую точку жидкости равномерно (закон Паскаля).

Гидростатическое давление называется полным или абсолютным P_{abc} , а величина ρgh — относительным (или, если на свободную поверхность жидкости действует атмосферное давление, — избыточным)

давлением. Таким образом, если давление на свободную поверхность жидкости равно атмосферному, то

$$P_{abc} = P_{\mathfrak{I}mm} + P_{u\mathfrak{I}\delta} \tag{2}$$

Когда абсолютное давление меньше атмосферного, измерительный прибор показывает разрежение (вакуум)

$$P_{abc} = P_{amm} - P_{u36} \tag{3}$$

Отрицательные избыточное давление называется вакуумметрическим давлением.

При расчётах на прочность различных гидромеханических сооружений возникает необходимость определения давления жидкости на стенку и дно этих сооружений.

Избыточное давление жидкости на единицу площади плоской стенки равно

$$P_{u3\delta} = \rho g h \tag{4}$$

Полная сила. действующая на плоскую стенку, равна произведению величины смоченной площади пенки F_{cм} на гидростатическое давление в ее центре тяжести:

$$P = (P_0 + \rho gh) F_{CM} \tag{5}$$

В открытом сосуде $P_0 = 0$ при полная сила давления

$$P = \rho g h F_{CM} \tag{6}$$

где h — глубина погружения центра тяжести площади, м;

F_{см} — смоченная площадь стенки, м²;

Точка приложения силы Р называется центром давления. Центр давления обычно лежит ниже центра тяжести стенки. Для прямоугольной стенки, например, центр тяжести находится на расстоянии половины высоты от основания, а центр давления — на расстоянии одной трети высоты.

Частным случаем криволинейной стенки являются пенки цилиндрических резервуаров, котлов. груб и др.

Полная сила давления, действующая на цилиндрическую поверхность,

$$P = \sqrt{P_x^2 + P_y^2} \tag{7}$$

где P_x — горизонтальная составляющая, равная силе давления жидкости на вертикальную проекцию цилиндрической поверхности.

$$P_{x} = \rho gh F_{eep} \tag{8}$$

где P_y — вертикальная составляющая силы давления P, равная силе тяжести действующей в объеме тела давления V:

$$P_{\mathcal{Y}} = \rho g V \tag{9}$$

Объемом тела V называется объем жидкости, ограниченный сверху свободной поверхностью жидкости, снизу — рассматриваемой криволинейной поверхностью, а с боков — вертикальной поверхностью, проведенной через периметр, ограничивающий стенку.

Направление полной силы давления P определяется углом, образуемым вектором P с горизонтальной плоскостью.

$$\tan \beta = \frac{P_{y}}{P_{y}} \tag{10}$$

Для цилиндрического резервуара с вертикальной осью вертикальная составляющая равна P_y нулю, поэтому, полная сила давления на боковую поверхность равна P_x

$$P = P_{x} \tag{11}$$

На любое тело, нагруженное в жидкость, действует выталкивающая сила, равная силе тяжести жидкости, вытесненной этим телом (закон Архимеда):

$$P = \rho g V \tag{12}$$

где Р — выталкивающая сила, Н;

 ρ — плотность жидкости, кг/м³;

g — ускорение свободного падения, м/с²;

V — объём погруженной части тела, м³;

Произведение ρV называется водоизмещением.

В зависимости от соотношения между силой тяжести тела и силой тяжести, вытесненной им жидкости возможны 3 состояния тела:

1. Сила тяжести тела больше силы тяжести вытесненной жидкости

$$G \ge \rho gV$$

Такое тело будет тонуть.

2. Сила тяжести равна силе тяжести вытесненной жидкости

$$G = \rho g V$$

В этом случае тело будет плавать.

3. Сила тяжести тела больше силы тяжести вытесненной жидкости

$$G \leq \rho gV$$

При таком соотношении тело будет всплывать.

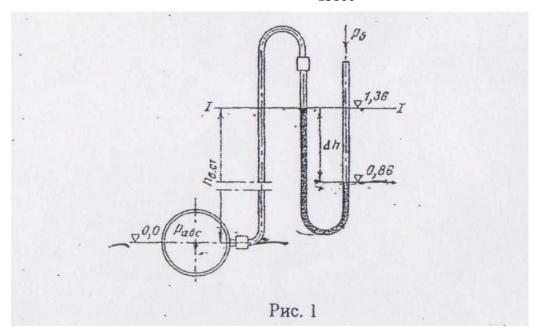
1. Определить абсолютное давление воды в трубопроводе, если U — образный ртутный манометр, подключенный по схеме рис 1. показал перепад $\Delta h = 500$ мм рт. ст. Барометрическое давление 760 мм рт. ст.

Решение. Составим уравнение сил, действующих на сечения I—I:

$$P_{abc} - P_{b.cm} = P_b - P_{pm.cm}$$

Откуда Pабc=Pб - Pрт.cm+Pв.cm

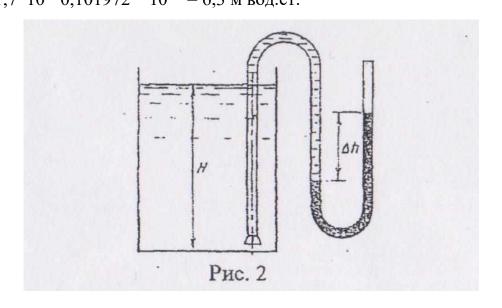
$$P_{6.cm} = h_{6.cm} \frac{\rho_{\rm B}}{\rho_{
m pT}}$$
 $P_{
m a6c} = 760 - 500 + 1,36* \ 10^3 \frac{1000}{13600} = 360 {
m mm} \ {
m pT.} \ {
m ct.}$



2. Определить разность давлений в подающей и обратной трубах системы водяного отопления, если разность уровней ртути в U — образный манометре $\Delta h = 500$ мм. Трубы расположены в одной горизонтальной плоскости. Ответ дать в Па, мм рт. ст. и в м вод. ст.

Решение. Разность давлений в подающем и обратном трубопроводах можно определить из уравнения

$$P_{no\partial}+\rho_{e}gh=P_{o\delta p}+\rho_{pm}gh$$
 $\Delta P=P_{no\partial}-P_{o\delta p}=(\rho_{pm}-\rho_{e})gh=(13,6-1)10^{3}*9,81*0,5=61,7*10^{3}$ Па $\Delta P=61,7*10^{3}*7,5*10^{-3}=462$ мм рт.ст. $\Delta P=61,7*10^{3}*0,101972*10^{-3}=6,3$ м вод.ст.



3. Определить уровень мазута в баке (рис. 2), если при замере S — образной трубкой разность уровней ртути $\Delta h = 250$ мм. Плотность мазута $\rho_{\rm M} = 860$ кг/м³.

Решение. Избыточность давления на дне емкости можно определить следующим образом:

$$P_{a\delta c} - P_{amM} = (P_{pm} - P_{M})gh$$

Уровень мазута в баке можно определить из формулы:

$$H = \frac{\rho u 36}{\rho Mg}$$

Окончательно получим выражение для уровня мазута:

$$H = \frac{(\rho p_T - \rho_M) hg}{\rho_M g} = \frac{(\rho p_T - \rho_M) h}{\rho_M} = \frac{(13600 - 860)0,25}{860} = 3,7 \text{ M}.$$

4. Прямоугольный открытый резервуар предназначен для хранения 30 м³ воды. Определить силы давления на стенки и дно резервуара, если ширина дна 3м, а длина 5м.

Решение. Определим высоту стенок (высота уровня воды в резервуаре):

$$h_c = \frac{V}{ab} = \frac{30}{5*3} = 2_M.$$

Площадь дна $F_{\pi}=5*3=15$ м²; площадь смоченных стенок $F_{\rm c}'=2*3=6$ м², $F_{\rm c}''=2*5=10$ м²

Сила давления на дно резервуара определяется по формуле

$$P_{\pi} = \rho gh F_{\pi} = 1000 * 9.81 * 2 * 15 = 294300H.$$

Сила давления на стенку

$$P_{c} = (P_{0} + \rho g h_{H,T}) F_{c}$$

Так как резервуар открыт, то $P_0 = 0$, тогда

$$h_{\text{II.T}} = \frac{1}{2}h = \frac{1}{2}2 = 1_{\text{M}}.$$

Сила давления на стенку шириной 3 м

$$P_c' = 1000 * 9.81* 1 * 6 = 60860H.$$

Сила давления на стенку шириной 5 м

$$P_c^{\prime\prime} = 1000 * 9,81* 1 * 10 = 90100H.$$

5. Вертикальный цилиндрический резервуар емкостью 314 м³ и высотой 4 и заполнен водой. Определить силы давления воды на боковую стенку и дно резервуара.

Решение. Определим диаметр резервуара:

$$D = \sqrt{\frac{4V}{\pi h}} = \sqrt{\frac{4*3,14}{3,14*4}} = 10_{M}$$

Сила давления на боковую стенку

$$P_x = \rho g h_{u,m} F_{eepm} = \rho g \frac{h}{2} Dh = 1000 * 9.81 * \frac{16*10}{2} = 0.7848 MH.$$

Сила давления на дно резервуара

$$P = \rho g F_{\pi} h = \rho g \frac{\pi D * D}{4} h = 1000 * 9,81 * \frac{3,14 * 10 * 10}{4} = 3,08 \text{MH}.$$

6. Определить силу давления воды на дно сосуда, если площадь его 0,25 м², а уровень воды расположен высоте 2 м от дна.

$$P = \rho ghF = 1000*9,81*2*0,25 = 4,9$$
кH.

7. Дизельное топливо хранится в цилиндрической емкости высотой 8 м и диаметром 5 м. Определить силу, действующую на боковую пенку хранилища. Плотность дизельного топлива $\rho = 860~{\rm kg/m^3}$

$$P_x = \rho g \frac{h}{2} Dh = 860 * 9.81 * 8 * 5 * 4 = 1.35 \text{ mH}.$$

8. Определить абсолютное давление воды на корпус подводной лодки при погружении ее на глубину 50 м.

$$P_{\text{изб}} = \rho g h = 1000*9,81*50 = 0,49$$
кH.

9. Определить абсолютное давление, если показание вакуумметра ровно 50 кПа при барометрическом давлении 100 кПа.

$$P_{abc} = 50 \text{k}\Pi a$$
.

10. Определить давление на внутреннюю стенку открытого канала, заполненного водой, на глубине h=0,5 м от поверхности, если известно, что барометрическое давление равно 750 мм рт. ст.

Решение. Определяем абсолютное давление на внутреннюю стенку - по формуле (2) с учетом (4):

$$P_{abc} = P_{\it 6} + P_{\it 436} = 750 * 133,322 + 1000 * 9,81 * 0,5 = 104905 \text{H/m} ^2 = 0,1049 \text{ м}$$
 Па.

11. Определить давление, которое испытывает стенки сосуда, заполненного водой. на глубине h=1 м от поверхности.

$$P = \rho gh = 1000*9,81*1 = 9,81$$
kH.

12. Определить горизонтальную силу, действующую на плотину (рис. 3) длиной L=1000м при высоте воды перед плотиной H_1 = 100м, а за платиной H_2 = 10м.

Решение. Сила, действующая на плотину со стороны верхнего бьефа, определяется по формуле (6).

$$P_1 = \rho g h_{u.m.} F_{c.m}$$

Так как

$$h_{u.m} = \frac{H1}{2}$$
, a $F_{CM} = LH1$,

TO

$$P_I = 0.5 \rho g \text{LH}_1^2$$

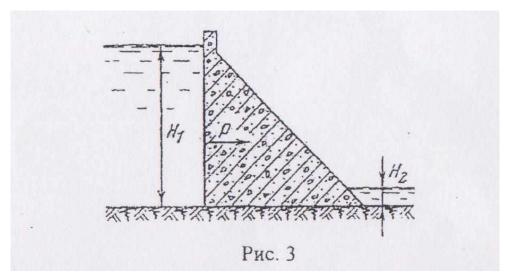
 $P_I = 0.5*1000 * 9.81* 1000* 100^2 = 49.05 \text{rH}$

Сила, действующая на плотину со стороны нижнего бьефа,

$$P_2 = 0.5 \rho g LH^2 = 0.5*1000 * 9.81*1000*10^2 = 0.4905 rH$$

Результирующая сила, действующая на плотину в горизонтальном направлении (сдвигающая сила),

$$P = P_1 - P_2 = 49,05 - 0,4905 = 48,56rH$$



13. Определить, содержится ли примесь породы в самородке золота, если установлено, что вес самородка в воздухе $G_0 = 9,65H$, а вес в воде $G_B = 9,15H$. Плотность чистого золота $-19,3*10^3$ кг/м³

Решение. Самородок не содержит примесей, если плотность вещества

самородка равна плотности золота.

Плотность самородка

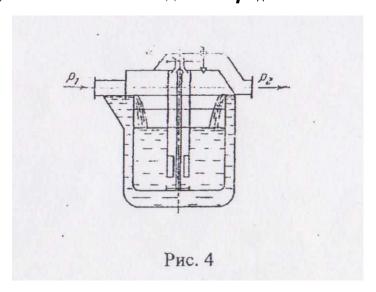
$$\rho_C = \frac{G0}{gVc}$$

По весу вытесненной им воды найдем объем слитка G_0 - $G_B = V_c \rho_B g$ Тогда плотность слитка можно выразить

$$\rho_{\rm c} = \frac{G_0}{g(G_0 - G_{\rm B})/(\rho_{\rm B}g)} = \frac{G_0}{(G_0 - G_{\rm B})} \rho_{\rm B} = \frac{9,65}{9,65 - 915} 10^3 = 19,3*10^3 \,{\rm kg/m^3}$$

Самородок примесей не содержит, так как $\rho_c = \rho_3$

14. Конденсатоотводчик с поплавком, открытым сверху (рис. 4), работает на перепаде давлений 19,68*10⁴ Па. Определить наполнение поплавка V_x , при котором клапан откроется, если известны: емкость поплавка V = 5л, диаметр отверстия выпускного клавана d = 5мм и масса поплавка m = 1,5кг. Плотность конденсата $\rho_{\kappa д} = 945$ кг/м³



Решение. Запишем условие равенства сил, действующих на поплавок:

$$V\rho_{\kappa\partial}g+(P_1-P_2)f_{\kappa\pi}=mg+V_{\kappa}\rho_{\kappa\partial}g$$
,

где $V \rho_{\kappa \partial} g$ – выталкивающая сила;

 $(P_1 - P_2) f_{\kappa \pi}$ — сила, возникающая за счёт разности давлений до и после клапана;

mg — сила тяжести;

 $f_{\kappa \imath}$ - площадь поперечного сечения клапана;

 $V_x
ho_{\kappa \partial} g$ – сила тяжести воды, заполняющей поплавок;

Определим площадь поперечного сечения клапана

$$f = \frac{\pi d^2}{4} = \frac{3,14*(5*10^{-3})}{4} = 0,196*10^{-4} M^2$$

Минимальное наполнение, необходимое открытия выпускного клапана,

$$V_x = V + \frac{(P1 - P2)f \kappa \pi}{\rho \kappa \pi g} - \frac{m}{\rho \kappa \pi} = (5 * 10^{-3}) + \frac{19,68 * 10^4 * 0,196 * 10^{-4}}{945 * 9,81} - \frac{1,5}{945} =$$
$$= 4,355 * 10^{-3} \text{м}^3 = 4,355 \pi$$

15. Можно ли применить конденсатоотводчик для установки с перепадом давления 98,1*10⁴ Па?

$$V_x = V + \frac{(P1 - P2)f \kappa \pi}{\rho \kappa \pi g} - \frac{m}{\rho \kappa \pi} = (5 * 10^{-3}) + \frac{98,1 * 10^4 * 0,196 * 10^{-4}}{945 * 9,81} - \frac{1,5}{945} =$$
$$= 5,51 * 10^{-3} \text{м}^3 = 5,51 \pi$$

Ответ: Нельзя, так как в данном случае $V_x = 5,51\pi$, что превышает $V = 5\pi$.

16. Определить силу, действующую на деревянный брусок длиной $l=50 \, \mathrm{cm}$ и поперечным сечением $S=200 \, \mathrm{cm}^2$, полностью погруженный в воду. Плотность древесины $-600 \, \mathrm{kg/m}^3$.

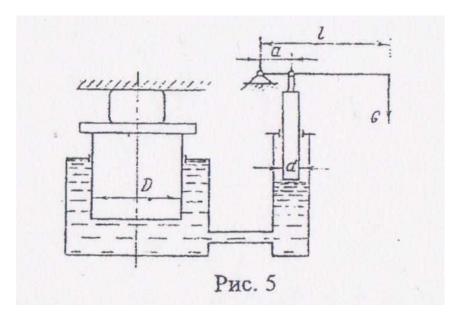
Решение. Сила, действующая на брусок, полностью погруженный в воду, равна разности между выталкивающей силой и весом бруска.

$$P = P_{B} - G_{A}; P_{B} = \rho_{e}gV_{\partial};$$

$$G_{A} = \rho_{\partial}gV_{\partial}; V_{\partial} = Sl$$

$$P = gSl(\rho_{e} - \rho_{\partial}) = 9.81*200*10^{-4}*0.5(1000-600) = 39.24H.$$

17. Определить сжимающее усилие, развиваемое гидравлическим прессом (рис. 5), если диаметр большого поршня 300мм, малого – 30мм, длина рычага l=1000мм, расстояние от шарнира рукоятки до опоры на малый поршень а=100мм. Усилие, прилагаемое к свободному концу рычага, G = 250H. Весом поршней и трением пренебречь.



Решение. Определим силу, действующую на малый поршень. Для этого напишем уравнение моментов сил относительно шарнирной точки

$$Gl = G_1a$$

где

$$G_I = F_I P_I = \frac{\pi d^2}{4} P_I$$

Из уравнения моментов сил следует, что

$$G_I = G_{\overline{a}}^1$$

Тогда

$$\frac{\pi d^2}{4} P_I = G_{\overline{a}}^{\underline{l}}$$

Откуда

$$P_l = \frac{4}{\pi d^2} * G_a^l$$

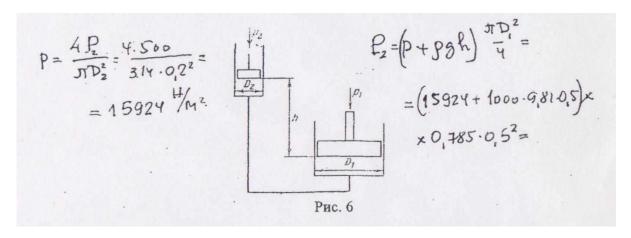
Сжимающее усилие большего поршня

$$G_2 = \frac{\pi D^2}{4} P_I = \frac{\pi D^2}{4} * \frac{4}{\pi d^2} * G_a^l = G_a^l * [\frac{D}{d}]^2$$

$$G_2 = 250 \frac{1000}{100} \left[\frac{300}{30} \right]^2 = 250 * 10^3 H = 250 \text{kH}.$$

17. Два цилиндра соединены трубкой по схеме (рис. 6). Известно, что диаметр первого цилиндра 50см, а второго – 20см. Цилиндр меньшего диаметра расположен выше цилиндра большего диаметра на h = 0,5м.

Определить, какое усилие P_1 необходимо приложить к большему поршню, чтобы система пришла в равновесие, если на поршень меньшего цилиндра действует сила $P_2 = 500$ H.



Ответ: $P_1 = 5,084$ кH.

18. Решить предыдущую задачу при условии h=0.

Ответ: $P_1 = 3,122кH$.

19. На скалку гидравлического пресса действует сила $P_2 = 50$ Н. Площадь поперечного сечения скалки $F_2 = 4$ см 2 , площадь поршня $F_1 = 144$ см 2 . КПД пресса 0,85. Определите давление, развиваемое прессом.

$$P_2 = \frac{P1}{F2} = \frac{50}{4*10^{-5}} = 12,5*10^5 \text{H/m}$$

$$P_1 = P_2 * F_2 = 1,44* \ 10^{-3} * 12,5*10^5 * 0,85 = 1,530 \text{kH}.$$

20. Манометр, установленный на водопроводе, показывает давление 19,62*10⁴ Па. Определить, чему равно абсолютное давление, измеренное в Па, м вод. ст. и мм рт.ст. Атмосферное давление принять 9,81*10⁴ Па.

$$P_{abc} = (19,62 + 9,81 * 10^4) = 294 300 \text{ H/m}^2 = 0,2943 \text{M}\Pi \text{a}.$$

Выразим в м вод.ст.:

$$P=
ho_{\it e}gh;\
ho_{\it B}=1000\ {
m K}\Gamma/{
m M}^3;\
ho_{\it p au}=13600\ {
m K}\Gamma/{
m M}^3;$$
 $h=rac{P}{
ho {
m p}{
m T}n}=rac{3*9,81*10^4}{1000*9,81}=30{
m M}\ {
m Bod.ct}.$

Выразим в мм рт.ст.:

$$h = \frac{P}{\rho p r g} = \frac{3*9,81*10^4}{13600*9,81} = 2,2 \text{ m pt.ct.} = 2,2 *10^3 \text{mm pt.ct.}$$

ЛИТЕРАТУРА

- 1. *Башта Т.М.* Гидравлика, гидромашины и гидропривод. М., 1982 г. 430 с.
- 2. *Ерохин В.Г., Маханько М.Г.* Сборник задач по основам гидравлики и теплотехники. М.: Энергия, 1979. 240с.