

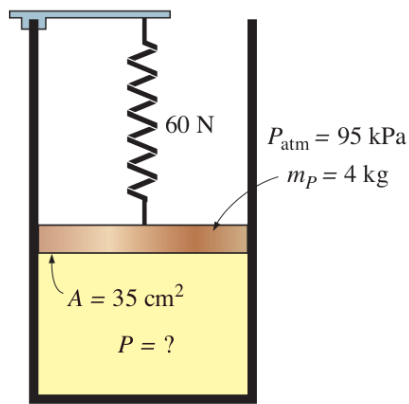
# Transporte de Calor e Massa

## Lista 2

Rafael Lima

November 24, 2016

### Questão 1:



A pressão total dentro do cilindro  $P$  será dada pela soma da pressão atmosférica  $P_{atm}$ , mais a pressão exercida pela mola  $P_m$  e da exercida pelo peso do pistão  $P_p$ . Dado que pressão exercida pela mola é  $P_m = \frac{F_m}{A} = 17.1429 \text{ kPa}$ , a pressão exercida pelo peso do pistão é  $P_p = \frac{gm_p}{A} = 11.2114 \text{ kPa}$  e a pressão atmosférica é  $P_{atm} = 95.0 \text{ kPa}$ , temos  $P = P_{atm} + P_m + P_p = 95000.0 + 11211.4286 + 17142.8571$  e portanto:  $P = 123354.2857 = 123.3543 \text{ kPa}$

### Questão 2:

(a)

Com base na figura ??, percebe-se que a pressão exercida pelo duto de ar é maior que a pressão atmosférica.

(b)

Podemos verificar o fenômeno observado no item (a) tomando dois pontos na mesma altura, um na interface entre o mercúrio e o duto de ar e outro no meio da coluna de mercúrio.

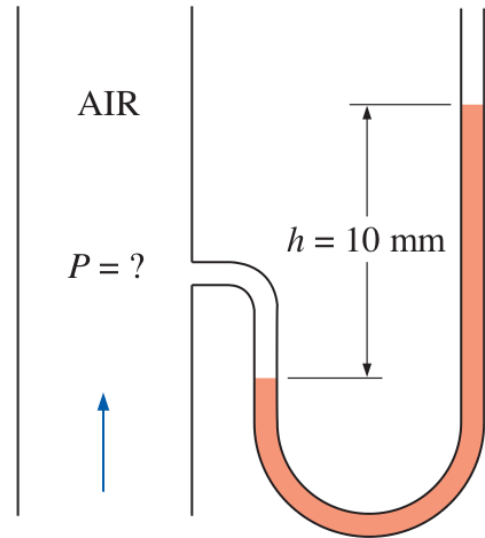


Figure 1: Manômetro a mercúrio

Desta forma temos que a pressão no tubo será dado por  $P_c = h\rho_m + P_{atm}$  e portanto  $P_c = 0.136 + 100.0 = 100.136 \text{ kPa}$

### Questão 3:

A partir do princípio de Pascal temos

$$\frac{F_1}{A_1} = \frac{F_2}{A_2}$$

Como a variação de pressão na coluna é  $P = \frac{F_1}{A_2} = h\rho$  e que  $F_1 = gm$ , então

$$\frac{F_1}{A_1} = \frac{gm}{A_1} = gh\rho$$

Dividindo por  $g$  e isolando  $h$  temos

$$h = \frac{gm}{A_1\rho} = 0.5668 \text{ m}$$

#### Questão 4:

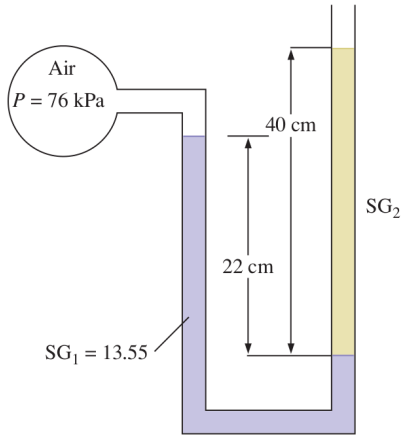


Figure 2: Manômetro com duplo fluido

Tomando um ponto em cada lado do manômetro na altura aonde ocorre a interface entre os dois fluidos temos:

$$P_c + gh_1\rho_1 = P_{atm} + gh_2\rho_2 \quad (1)$$

Isolando  $\rho_2$  em (1) temos:

$$\rho_2 = \frac{h_1\rho_1}{h_2} - \frac{P_{atm} - P_c}{gh_2}$$

Dividindo pela densidade da água:

$$\frac{\rho_2}{\rho_a} = \frac{h_1\rho_1}{h_2\rho_a} - \frac{P_{atm} - P_c}{gh_2\rho_a}$$

Dado que  $g_1 = \frac{\rho_1}{\rho_a}$  e  $g_2 = \frac{\rho_2}{\rho_a}$ , substituindo em

$$g_2 = \frac{g_1 h_1}{h_2} - \frac{P_{atm} - P_c}{gh_2\rho_a} \quad (2)$$

Substituindo os valores de  $g_1 = 13.55$ ,  $P_{atm} = 100000.0 \text{ Pa}$ ,  $P_c = 76000.0 \text{ Pa}$ ,  $h_1 = 0.22 \text{ m}$ ,  $h_2 = 0.4 \text{ m}$ ,  $g = 9.81 \text{ Kg/m/s}^2$  e  $\rho_a = 1000.0 \text{ Kg/m}^3$  na equação (2) temos que  $g_2 = 1.3363$ .

#### Questão 5:

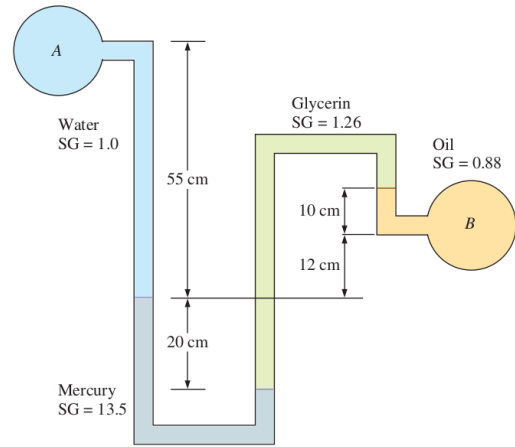


Figure 3: Manômetro com duplo fluido

Tomando dois pontos de referência de pressão  $P_1$  e  $P_2$  temos

$$\begin{cases} P_2 = P_A - gh_A\rho_A - gh_m\rho_m \\ P_1 = P_2 + gh_g\rho_g \\ P_B = P_1 - gh_B\rho_B \end{cases}$$

Resolvendo o sistema e isolando  $P_A - P_B$  temos

$$P_A - P_B = g(h_A\rho_A + h_B\rho_B - h_g\rho_g + h_m\rho_m) \quad (3)$$

Dividindo tudo pela densidade da água  $\rho_a$

$$\frac{1}{\rho_a}(P_A - P_B) = \frac{g}{\rho_a}(h_A\rho_A + h_B\rho_B - h_g\rho_g + h_m\rho_m)$$

Logo podemos calcular  $P_A - P_B$  como

$$P_A - P_B = g(SG_A h_A + SG_B h_B - SG_g h_g + SG_m h_m) \quad (4)$$

Portanto o valor da diferença de pressão é  $P_A - P_B = 27.5543 \text{ kPa}$ .

#### Questão 6:

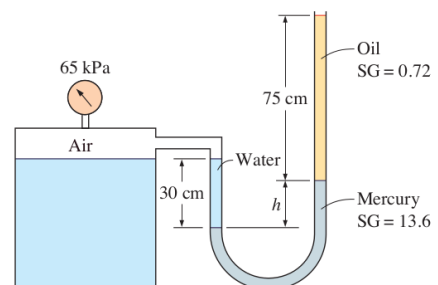


Figure 4

$$\begin{cases} P_0 + gh_A\rho_a = P_1 \\ P_{atm} + g(h_0\rho_0 + h_m\rho_m) = P_1 \end{cases} \quad (5)$$

Subtraindo as duas expressões em (5) temos

$$-P_0 + P_{atm} - gh_A\rho_a + g(h_0\rho_0 + h_m\rho_m) = 0$$

$$h_m = \frac{P_B - P_{atm}}{2g\rho_m} \quad (6)$$

$$\frac{1}{SG_m} (SG_0 h_0 - SG_A h_A) + \frac{P_0 - P_{atm}}{SG_m g \rho_a} \quad (7)$$

### Questão 7: Manômetro de Tubos Inclina- nados

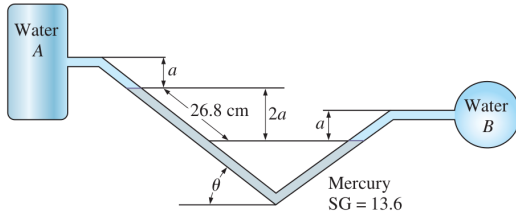


Figure 5: Manômetro com tubos inclinados

$$\begin{cases} P_A + ag\rho_a + 2ag\rho_m = P_0 \\ P_B + ag\rho_a = P_0 \end{cases} \quad (8)$$

Subtraindo as duas expressões em (14) temos

$$-P_A + P_B - 2ag\rho_m = 0$$

$$a = \frac{-P_A + P_B}{2g\rho_m} \quad (9)$$

Substituindo  $\rho_m = SG_m\rho_a$  em (9)

$$a = \frac{-P_A + P_B}{2SG_m g \rho_a} = \frac{20000.0}{2 \cdot 13.5 \cdot 1000.0}$$

$$a = 7.5509 \cdot 10^{-2} \text{ m} = 7.5509 \text{ cm} \quad (10)$$

### Questão 8: Pressão Manométrica

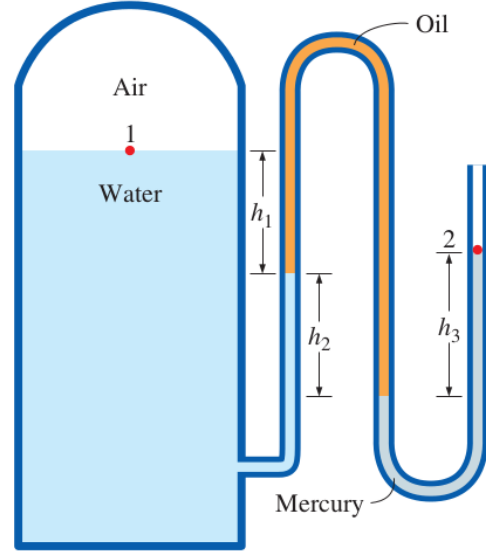


Figure 6: Tanque

$$\begin{cases} P_{atm} + gh_3\rho_m = P_0 \\ P_1 + gh_2\rho_0 = P_0 \\ P_B + gh_1\rho_A = P_1 \end{cases} \quad (11)$$

Substituindo  $P_1$

$$\begin{cases} P_{atm} + gh_3\rho_m = P_0 \\ P_B + gh_1\rho_A + gh_2\rho_0 = P_0 \end{cases}$$

Igualando as duas expressões:

$$P_B + gh_1\rho_A + gh_2\rho_0 = P_{atm} + gh_3\rho_m$$

Isolando  $P_B - P_{atm}$

$$P_B - P_{atm} = g(-h_1\rho_A - h_2\rho_0 + h_3\rho_m) \quad (12)$$

Substituindo os valores das densidades  $\rho_m = 13600.0 \text{ kg/m}^3$ ,  $\rho_A = 1000.0 \text{ kg/m}^3$ ,  $\rho_0 = 850.0 \text{ kg/m}^3$ , da altura das colunas  $h_1 = 0.4 \text{ m}$ ,  $h_3 = 0.8 \text{ m}$ ,  $h_2 = 0.6 \text{ m}$  e de  $g = 9.81 \text{ m/s}^2$ , a pressão manométrica será  $P_B - P_{atm} = 97.8057 \text{ kPa}$ .

---

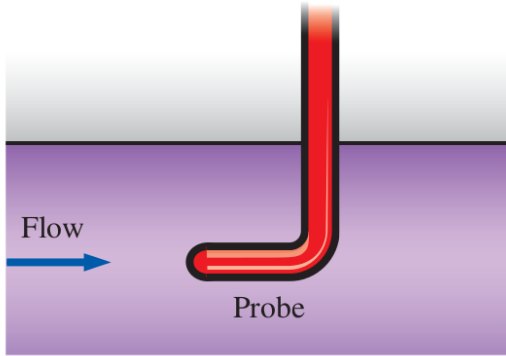
**Questão 9: Sonda**

Figure 7: Sonda

A medida da pressão e da temperatura em função do tempo através da sonda mostrada na figura ?? segue a descrição euclidiana pois leva em consideração apenas o estado do fluido no local de interesse, no caso a ponta da sonda, em relação ao tempo analisado. Esta análise se assemelha a análise de volume de controle, sendo observado o comportamento do fluido mediante a entrada e saída do fluxo do escoamento do fluido em relação a região observada.

**Questão 10: Escoamento em Duto**

O escoamento será incompressível pois  $\nabla \vec{V} = 0$  pois

$$\nabla \vec{V} = \frac{\delta \vec{V}_x}{\delta x} + \frac{\delta \vec{V}_y}{\delta y}$$
$$\nabla \vec{V} = \frac{\delta(U_0 + bx)}{\delta x} + \frac{\delta(-by)}{\delta t}$$

$$\nabla \vec{V} = b - b = 0$$

$$\vec{a} = \frac{d_m \vec{V}}{dt} = \frac{d\vec{V}}{dt} + (\nabla \cdot \vec{V}) \cdot \vec{V} \quad (13)$$

Como  $\frac{d\vec{V}}{dt} = 0$  pois não depende do tempo:

$$\vec{a} = (\nabla \cdot \vec{V}) \cdot \vec{V}$$
$$\vec{a} = b(U_0 + bx)i + b^2$$

**Questão 11:**

O escoamento será incompressível pois  $\nabla \vec{V} = 0$  pois

$$\nabla \vec{V} = \frac{\delta \vec{V}_x}{\delta x} + \frac{\delta \vec{V}_y}{\delta y}$$

$$\nabla \vec{V} = \frac{\delta(1.1 + 2.8x + 0.65y)}{\delta x} + \frac{\delta(0.98 - 2.1x - 2.8y)}{\delta t}$$

$\nabla \vec{V} = 2.8 - 2.8 = 0$  O campo de aceleração será

$$\vec{a} = (\nabla \cdot \vec{V}) \cdot \vec{V}$$

$$a_x(\vec{x}, y) = 2.8(1.1 + 2.8x + 0.65y)$$

$$a_y(\vec{x}, y) = -2.8(0.98 - 2.1x - 2.8y)$$

Portanto  $\vec{a}(-2, 3) = (-9, 2; 14.37)$

**Questão 12:****Questão 13:****Questão 14:****Questão 15:****Questão 16:**

A vazão volumétrica é a medida da quantidade de volume de escoamento por unidade de tempo, equanto a vazão mássica é a medida da quantidade de massa que passa por uma seção por unidade tempo. Podemos relacionar o volume de saída com a massa de saída a partir da densidade. Para um escoamento unidirecional, sendo a vazão volumétrica,  $Q_v$  a vazão mássica, temos:  $Q_v = \frac{dV}{dt}$ ,  $Q_m = \frac{dM}{dt}$ . Dado que  $M = V\rho$  onde  $\rho$  é a densidade de fluido, podemos reescrever  $Q_m$  como  $Q_m = \frac{d(V\rho)}{dt}$ . Considerando um fluido incompressível e portanto com densidade constante temos:

$$Q_m = \rho \frac{d(V)}{dt} = \rho \cdot Q_v$$

. Assim a vazão mássica será igual ao produto da densidade pela vazão volumétrica.

**Questão 17:**

Dado o campo vectorial definido  $\vec{G}$  como:

$$\vec{G} = 2xy + \frac{1}{2}x^2 - z^2$$

O rotacional de  $\vec{G}$  será definido como:

$$\nabla \vec{G} = \frac{\delta(2xy)}{\delta x} + \frac{\delta(\frac{1}{2}x^2)}{\delta y} + \frac{\delta(-z^2)}{\delta z}$$

$$\nabla \vec{G} = (2z) + (0) + (-2z) = 0$$

**Questão 18:**

$$\vec{\nabla} \cdot (f\vec{G}) = \vec{G} \cdot \nabla f + f\vec{\nabla} \cdot \vec{G} \quad (14)$$

Calculando  $\nabla f \cdot \vec{G}$ :

$$\nabla f = \frac{\delta f}{\delta x} + \frac{\delta f}{\delta y} + \frac{\delta f}{\delta z}$$

$$\nabla f \cdot \vec{G} = \frac{\delta f}{\delta x} G_x + \frac{\delta f}{\delta y} G_y + \frac{\delta f}{\delta z} G_z \quad (15)$$

Calculando  $\vec{\nabla} \cdot \vec{G}$ :

$$\vec{\nabla} \cdot \vec{G} = \frac{\delta G_x}{\delta x} + \frac{\delta G_y}{\delta y} + \frac{\delta G_z}{\delta z} \quad (16)$$

Calculando  $\vec{\nabla} \cdot (f\vec{G})$

$$f\vec{G} = (fG_x, fG_y, fG_z)$$

$$\vec{\nabla} \cdot (f\vec{G}) = \frac{\delta(fG_x)}{\delta x} + \frac{\delta(fG_y)}{\delta y} + \frac{\delta(fG_z)}{\delta z}$$

$$\begin{aligned} \vec{\nabla} \cdot (f\vec{G}) &= \frac{\delta f}{\delta x} G_x + \frac{\delta f}{\delta y} G_y + \frac{\delta f}{\delta z} G_z \\ &+ f \left( \frac{\delta G_x}{\delta x} + \frac{\delta G_y}{\delta y} + \frac{\delta G_z}{\delta z} \right) \quad (17) \end{aligned}$$

Substituindo (15) e (16) em (14) o que equivale a expressão (17).

**Questão 19: Tanque Cilíndrico**

(a)

Relacionando a altura  $h$  com o volume do tanque  $M$ , a variação do volume de água será dada por

$$\frac{dM}{dt} = \frac{d}{dt} \frac{\pi h}{4} D_0^2 = \frac{\pi D_0^2}{4} \frac{dh}{dt} \quad (18)$$

Assumindo o escoamento como incompressível a vazão total do tanque será

$$\frac{dM}{dt} = Q_1 + Q_2 + Q_3 \quad (19)$$

Combinando as equações (18) e (19)

$$Q_1 + Q_2 + Q_3 = \frac{\pi D_0^2}{4} \frac{dh}{dt}$$

$$\frac{dh}{dt} = \frac{1}{\pi D_0^2} (4Q_1 + 4Q_2 + 4Q_3) \quad (20)$$

(b)

Assumindo  $\frac{dh}{dt} = 0$ .

$$0 = \frac{1}{\pi D_0^2} (4Q_1 + 4Q_2 + 4Q_3)$$

$$Q_1 + Q_3 = Q_2$$

Sabendo-se que  $Q_1 = \frac{\pi V_1}{4} D_1^2$  e  $Q_2 = \frac{\pi V_2}{4} D_2^2$

$$\frac{\pi V_1}{4} D_1^2 + Q_3 = \frac{\pi V_2}{4} D_2^2$$

Isolando  $V_2$

$$V_2 = \frac{D_1^2 V_1}{D_2^2} + \frac{4Q_3}{\pi D_2^2}$$

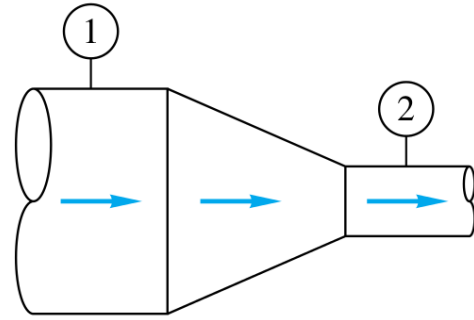
**Questão 20:**

Figure 8: Duto de água

Considerando um escoamento incompressível, temos que  $Q_1 = Q_2$ , logo  $Q_2 = \frac{\pi V_1}{4} D_1^2 = 0.0402 \text{ m}^3/\text{s}$  e  $\dot{m} = Q_1 \rho = \frac{\pi V_1}{4} D_1^2 \rho = 40.2061 \text{ kg/s}$  e portanto a velocidade em 2 será  $V_2 = \frac{D_1^2 V_1}{D_2^2} = 20.4768 \text{ m/s}$ .

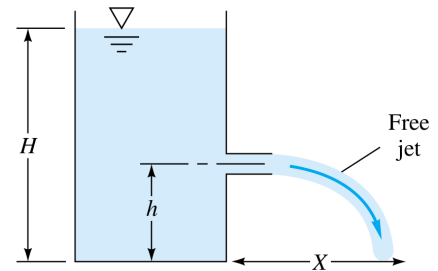
**Questão 21:**

Figure 9: Jato de água

Calculando a distância:

$$X = tV_2 = \sqrt{\left(\frac{2h}{g}\right) 2gh(H-h)}$$

$$X = 2\sqrt{h(H-h)} \quad (21)$$

Supondo  $h = ha$ , substituindo em (21)

$$X = 2\sqrt{Ha(H-Ha)} = 2H\sqrt{a-a^2}$$

Podemos avaliar o ponto máximo para o parâmetro  $a$ , fazendo  $\frac{dX}{da} = 0$  logo

$$0 = \frac{d(2H\sqrt{a-a^2})}{da} \Rightarrow 0 = 2H(1-2a)$$

Como  $2H$  é constante e diferente de 0 então  $a = 1/2$ .

**Questão 22:**

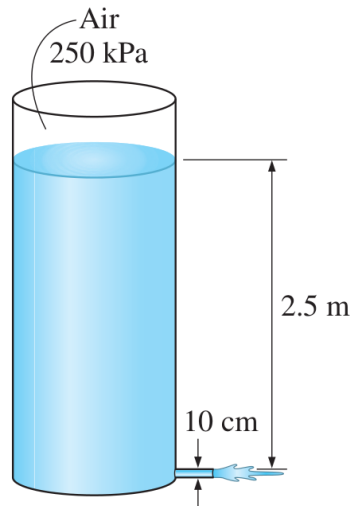


Figure 10: Jato de água

Com base na equação de Bernoulli, avaliando as velocidades do ar ao longo do tubo para dois pontos na mesma altura, temos:

$$P_2 + V_2^2 \rho_{ar} = P_1 + gh \rho_{aq}$$

$$V_2 = \sqrt{2gh + \frac{1}{\rho_{aq}} (2P_0 - 2P_1)}$$

$$Q_2 = \frac{\pi V_2 d_2^2}{4}$$

$$Q_2 = \frac{\pi d_2^2}{4} \sqrt{2gh + \frac{1}{\rho_{aq}} (2P_1 - 2P_2)}$$

Substituindo os valores  $P_1 = 250.0 \text{ kPa}$ ,  $P_2 = 100.0 \text{ kPa}$ ,  $h = 2.5 \text{ m}$ ,  $d_2 = 0.1 \text{ m}$ ,  $h = 2.5 \text{ m}$ ,  $\rho_{aq} = 1000.0 \text{ kg/m}^3$  então  $Q_2 = 0.1467$

**Questão 23:**

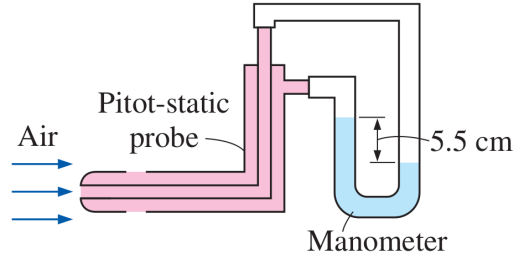


Figure 11: Tubo de Pitot

Com base na equação de Bernoulli, avaliando as velocidades do ar ao longo do tubo para dois pontos na mesma altura, temos:

$$P_0 + V_0^2 \rho_{ar} + g \rho_{ar} z_0 = P + V^2 \rho_{ar} + g \rho_{ar} z$$

Como  $z_0 = z$  e  $V_0 = 0$  na região do manômetro, temos

$$P_0 = P + V^2 \rho_{ar}$$

$$V = \sqrt{\frac{1}{\rho_{ar}} (-2P + 2P_0)} \quad (22)$$

Avaliando as pressões na manômetro temos  $P_0 + gh \rho_{aq} = P$  logo a medida da diferença de pressão será

$$-P + P_0 = gh \rho_{aq} \quad (23)$$

Substituindo o valor medido da diferença de pressão nos dois pontos:

$$V = \sqrt{2} \sqrt{\frac{gh}{\rho_{ar}} \rho_{aq}} \quad (24)$$

Logo, a velocidade medida para  $h = 5.5 \text{ cm}$ , considerando  $\rho_{ar} = 1.16 \text{ kg/m}^3$ ,  $\rho_{aq} = 1000.0 \text{ kg/m}^3$  e  $g = 9.81 \text{ m/s}^2$  será de  $V = 30.5001 \text{ m/s}^2$ .

**Questão 24:**

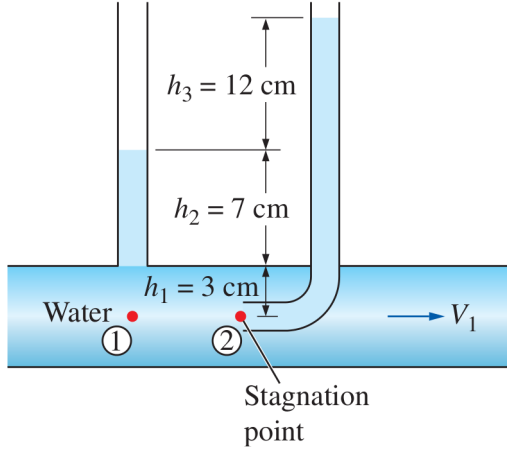


Figure 12: Tubo de Pitot

Com base na equação de Bernoulli, avaliando as velocidades do ar ao longo do tubo para dois pontos na mesma altura, temos:

$$P_0 + \frac{V_1^2 \rho_{ar}}{4} + g \rho_{ar} z_0 = P_2 + \frac{V_2^2 \rho_{ar}}{4} + g \rho_{ar} z_2$$

Como  $z_0 = 0$ ,  $z_2 = g(h_1 + h_2 + h_3)$

$$P_0 + V_1^2 \rho_{ar} = P_3 + g \rho_{ar} (h_1 + h_2 + h_3)$$

Isolando  $V_1$

$$V_1 = \sqrt{2g(h_1 + h_2 + h_3) + \frac{1}{\rho_{ar}}(-2P_0 + 2P_3)} \quad (25)$$

Avaliando as pressões na manômetro temos  $P_0 + gh\rho_{aq} = P$  logo a medida da diferença de pressão será

$$-P + P_0 = gh\rho_{aq} \quad (26)$$

Substituindo o valor medido da diferença de pressão nos dois pontos:

$$V = \sqrt{\frac{gh}{\rho_{ar}} \rho_{aq}} \quad (27)$$

Logo, a velocidade média para  $h = 5.5 \text{ cm}$ , considerando  $\rho_{ar} = 1.16 \text{ kg/m}^3$ ,  $\rho_{aq} = 1000.0 \text{ kg/m}^3$  e  $g = 9.81 \text{ m/s}^2$  será de  $V = 21.5669 \text{ m/s}^2$ .

**Questão 25:**

Sejam dois vetores  $A$  e  $B$  tais que

$$A = \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \\ A_3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ 2 \\ 3 \end{pmatrix}$$

$$B = \begin{pmatrix} B_1 \\ B_2 \\ B_3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -3 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix}$$

O produto escalar entre  $A$  e  $B$  será

$$A \cdot B = B \cdot A = A_1 B_1 + A_2 B_2 + A_3 B_3 = 0$$

O produto vetorial entre  $A$  e  $B$  será

$$A \times B = \begin{pmatrix} A_2 B_3 - A_3 B_2 \\ -A_1 B_3 + A_3 B_1 \\ A_1 B_2 - A_2 B_1 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 2 \\ -10 \\ 6 \end{pmatrix}$$

O produto vetorial entre  $B$  e  $A$  será

$$B \times A = -(A \times B) = \begin{pmatrix} -A_2 B_3 + A_3 B_2 \\ A_1 B_3 - A_3 B_1 \\ -A_1 B_2 + A_2 B_1 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -2 \\ 10 \\ -6 \end{pmatrix}$$

O produto tensorial entre  $A$  e  $B$  será

$$A \otimes B = \begin{pmatrix} A_1 B_1 & A_1 B_2 & A_1 B_3 \\ A_2 B_1 & A_2 B_2 & A_2 B_3 \\ A_3 B_1 & A_3 B_2 & A_3 B_3 \end{pmatrix}$$

$$A \otimes B = \begin{pmatrix} -3 & 0 & 1 \\ -6 & 0 & 2 \\ -9 & 0 & 3 \end{pmatrix}$$

O produto tensorial entre  $B$  e  $A$  será

$$B \otimes A = \begin{pmatrix} A_1 B_1 & A_2 B_1 & A_3 B_1 \\ A_1 B_2 & A_2 B_2 & A_3 B_2 \\ A_1 B_3 & A_2 B_3 & A_3 B_3 \end{pmatrix}$$

$$B \otimes A = \begin{pmatrix} -3 & -6 & -9 \\ 0 & 0 & 0 \\ 1 & 2 & 3 \end{pmatrix}$$