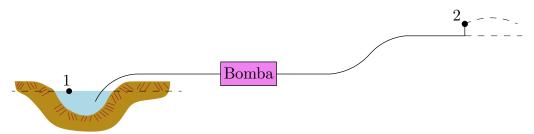
1 Primeira questão

Calcule a energia fornecida pela bomba (h_b em m, com duas casas decimais) considerando o esquema abaixo. O aspersor localizado no ponto 2 opera com pressão de $4 \,\mathrm{kgf/cm^2}$ e a vazão que escoa na canalização é de $10 \,\mathrm{m^3/h}$. O diâmetro da tubulação é de $50 \,\mathrm{mm}$ e a perda de carga total entre os pontos 1 e 2 é de $15 \,\mathrm{m}$. A carga cinética no ponto 1 é desprezível e este ponto é uma superfície livre sujeita a pressão atmosférica. A cota em 1 vale $100 \,\mathrm{m}$ e em 2 vale $146.3 \,\mathrm{m}$.

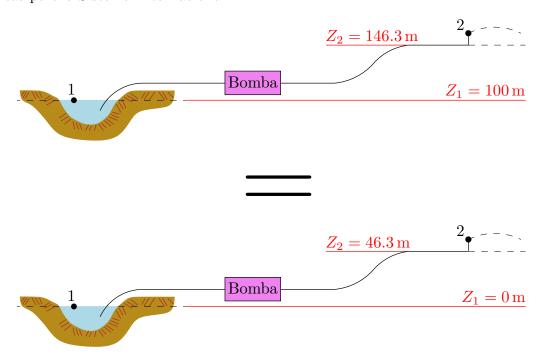


1.1 Solução

A energia fornecida pela bomba pode ser dada pela equação de Bernoulli modificada como segue

$$Z_1 + \frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\gamma} + h_b = Z_2 + \frac{v_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\gamma} + h f_{1-2}$$
(1.1)

A partir do que é dito no enunciado algumas simplificações podem ser feitas na equação anterior. Ao mudar o referencial das cotas é possível desprezar Z_1 fixando $Z_2 = 46.3 \,\mathrm{m}$. No ponto 1 é cabível desprezar a pressão atuante, já que somente as moléculas da atmosfera agem. A carga cinética também é desprezada. Do lado direito da Equação de Bernoulli todos os termos serão considerados, só que para haver a substituição dos valores visando calcular h_b as devidas conversões devem ser feitas para o Sistema Internacional.



Para a pressão, é sabido que 1 kgf corresponde a 9.81 N, então

$$p_2 = 4 \frac{\text{kgf}}{\text{cm}^2} \tag{1.2}$$

$$= \frac{4 \cdot 9.81}{(10^{-2})^2} \frac{N}{m^2} \tag{1.3}$$

$$= 392400 \,\mathrm{Pa}$$
 (1.4)

A vazão dada em m³/h deve ser convertida para m³/s como segue

$$Q_2 = 10 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \tag{1.5}$$

$$= \frac{10}{3600} \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$
 (1.6)
= 2.777 × 10⁻³ m³/s (1.7)

$$= 2.777 \times 10^{-3} \,\mathrm{m}^3/\mathrm{s} \tag{1.7}$$

Após obter a vazão Q_2 , para calcular a velocidade é preciso considerar a fluxo de água que atravessa a seção transversal do tubo como é descrito pela equação

$$Q_2 = v_2 \cdot A \tag{1.8}$$

assim

$$Q_2 = v_2 \cdot \frac{\pi d^2}{4} \Rightarrow \tag{1.9}$$

$$\Rightarrow v_2 = \frac{4Q_2}{\pi d^2} \tag{1.10}$$

como $d_2 = 50 \,\text{mm} = 0.05 \,\text{m}$, vem

$$v_2 = \frac{4 \cdot 0.00277}{\pi \cdot 0.05^2} \tag{1.11}$$

$$= 1.411 \,\mathrm{m/s}$$
 (1.12)

Substituindo em (1.1)

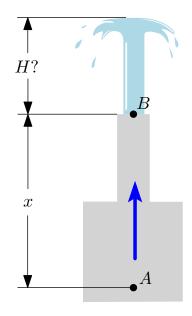
$$h_b = Z_2 + \frac{v_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\gamma} + h f_{1-2}$$
 (1.13)

$$= 46.3 + \frac{1.411^2}{2.981} + \frac{392400}{9810} + 15 \tag{1.14}$$

$$= 101.40 \,\mathrm{m}$$
 (1.15)

Segunda questão 2

Após percorrer o trecho vertical AB, a água descarrega em forma de jato na atmosfera, como mostra a figura abaixo. Sabendo que o diâmetro do tubo A é quatro vezes maior que o de B e que a pressão no ponto A é de $0.58 \,\mathrm{kgf/cm^2}$, estime a altura H do jato (resultado em m. com duas casas decimais), desprezando as perdas de carga e as perdas devido ao atrito com o ar. O fluido é água $(\gamma_{H_2O} = 1000 \,\mathrm{kgf/m^3})$ e a distância vertical entre A e B vale $0.3\,\mathrm{m}$.



2.1 Solução

O primeiro trecho analisado estabelece a conservação de energia entre as cotas A e B. Ao escrever a equação de Bernoulli nesse caso, obtemos

$$Z_A + \frac{v_A^2}{2g} + \frac{p_A}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = Z_B + \frac{v_B^2}{2g} + \frac{p_B}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + hf_{A-B}$$
 (2.1)

A partir da figura e das considerações feitas no enunciado podemos cancelar os seguintes termos

$$Z_A + \frac{v_A^2}{2g} + \frac{p_A}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = Z_B + \frac{v_B^2}{2g} + \frac{p_B}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + bf_{A-B}$$
 (2.2)

logo

$$\frac{v_A^2}{2g} + \frac{p_A}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = Z_B + \frac{v_B^2}{2g} \tag{2.3}$$

Como o fluxo que atravessa a seção transversal da tubulação em A e B é o mesmo, é possível determinar a relação entre as velocidades e denotar v_B como função de v_A , assim

$$Q_A = Q_B (2.4)$$

$$v_A A_A = v_B A_B \tag{2.5}$$

$$v_A \frac{\pi d_A^2}{\cancel{4}} = v_B \frac{\pi d_A^2}{\cancel{4}} \tag{2.6}$$

$$v_A d_A^2 = v_B d_B^2 (2.7)$$

Sendo $d_A = 4 d_B$, vem

$$v_A (4d_B)^2 = v_B d_B^2$$

$$v_A = \frac{v_B}{16}$$
(2.8)

$$v_A = \frac{v_B}{16} \tag{2.9}$$

Retornando em (2.3) e substituindo v_A

$$\frac{(v_B/16)^2}{2g} + \frac{p_A}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = x + \frac{v_B^2}{2g}$$
 (2.10)

$$\frac{v_B^2}{512g} + \frac{p_A}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = x + \frac{256 \, v_B^2}{512g} \tag{2.11}$$

$$\frac{p_A}{\gamma_{\rm H_2O}} = x + \frac{255 \, v_B^2}{512g} \tag{2.12}$$

$$\therefore v_B^2 = \left(\frac{p_A}{\gamma_{\rm H_2O}} - x\right) \frac{512g}{255}$$
 (2.13)

Após obter uma relação para v_B , ao tomar como base as cotas em B e H e aplicar Bernoulli novamente

$$Z_B + \frac{v_B^2}{2g} + \frac{p_B}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = Z_H + \frac{v_H^2}{2g} + \frac{p_H}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + h f_{B-H}$$
 (2.14)

cancelando os termos pertinentes, temos

$$Z_B + \frac{v_B^2}{2g} + \frac{p_B}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = Z_H + \frac{v_H^2}{2g} + \frac{p_H}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + hf_{B-H}$$
 (2.15)

então

$$\frac{v_B^2}{2g} = Z_H \tag{2.16}$$

Substituindo (2.13) em (2.16)

$$\left(\frac{p_A}{\gamma_{\rm H_2O}} - x\right) \frac{512g}{255} = 2gZ_H \tag{2.17}$$

$$Z_H = \left(\frac{p_A}{\gamma_{\rm H_2O}} - x\right) \frac{512}{510}$$
 (2.18)

A pressão em A deve ser convertida para Pascal (Pa)

$$p_A = 0.58 \,\mathrm{kgf/cm^2}$$
 (2.19)

$$= \frac{0.58 \cdot 9.81}{(10^{-2})^2} \frac{N}{m^2}$$
 (2.20)

$$= 56898 \,\mathrm{Pa}$$
 (2.21)

e o peso específico em $\rm N/m^3$

$$\gamma_{\rm H_2O} = 1000 \, \rm kgf/m^3$$
 (2.22)

$$= 1000 \cdot 9.81 \,\mathrm{N/m^3} \tag{2.23}$$

$$= 9810 \,\mathrm{N/m^3} \tag{2.24}$$

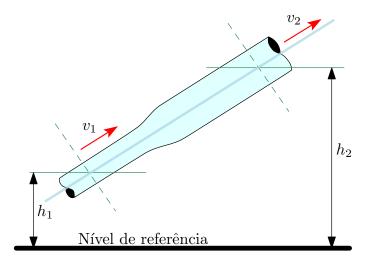
como $x=0.3\,\mathrm{m},$ após substituir em (2.18) é obtido $Z_H=H$

$$Z_H = \left(\frac{56\,898}{9\,810} - 0.3\right) \frac{512}{510} \tag{2.25}$$

$$= 5.52 \,\mathrm{m}$$
 (2.26)

3 Terceira questão

A seção 1 possui diâmetro de 15.4 mm, pressão manométrica de 331 kPa e velocidade média de escoamento de 2 m/s. A seção 2 possui 58.9 mm de diâmetro. Supondo que não existe perdas de energia entre os pontos 1 e 2, calcular a pressão relativa no ponto 2 (resposta em kPa, com 2 casas decimais). Os desníveis verticais em relação ao plano de referência são: $h_1=0\,\mathrm{m}$ e $h_2=4.9\,\mathrm{m}$. O fluido é água, cujo peso específico é $9810 \,\mathrm{N/m^3}$.



3.1 Solução

A vazão no tubo é constante, logo

$$Q_1 = Q_2 (3.1)$$

$$v_1 A_1 = v_2 A_2$$

$$v_1 d_1^2 = v_2 d_2^2$$
(3.2)
(3.3)

$$v_1 d_1^2 = v_2 d_2^2 (3.3)$$

$$v_2 = \frac{v_1 d_1^2}{d_2^2} \tag{3.4}$$

Substituindo, vem

$$v_2 = \frac{2 \cdot 0.0154^2}{0.0589^2} \tag{3.5}$$

$$= 0.1367 \,\mathrm{m/s}$$
 (3.6)

Com a velocidade do fluído no ponto 2 calculada, se aplicarmos Bernoulli desprezando a cota em 1, chegamos que

$$Z_1 + \frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = Z_2 + \frac{v_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + \cancel{\text{hf}_{1-2}}^{\text{desprezivel}}$$
 (3.7)

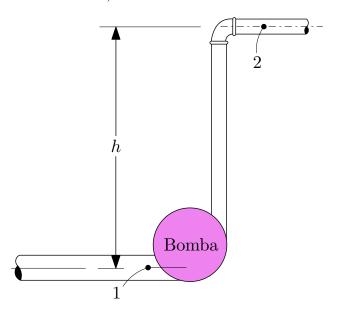
$$p_2 = \gamma_{\text{H}_2\text{O}} \left(\frac{v_1^2 - v_2^2}{2g} + \frac{p_1}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} - Z_2 \right)$$
 (3.8)

$$= 9810 \cdot \left(\frac{2^2 - 0.1367^2}{2 \cdot 9.81} + \frac{331000}{9810} - 4.9\right) \tag{3.9}$$

$$= 284\,921.653\,\mathrm{Pa} = 284.92\,\mathrm{kPa} \tag{3.10}$$

Quarta questão $\mathbf{4}$

Na figura, os diâmetros da sucção e recalque são de 3 e 2 polegadas, respectivamente. As pressões relativas nos pontos 1 e 2 são -12.9 kPa e 336.8 kPa, respectivamente. Pela tubulação passa água na vazão de 1093 L/min. A perda de carga entre os pontos 1 e 2 'e de 1.25 m e o desn'e l vertical h 'e de 9.1 m. Calcule a potência hidráulica da bomba em cv (uma casa decimal).



- 735 W = 1 cv
- $\gamma_{\rm H_2O} = 9810 \, \rm N/m^3$
- Água escoa de 1 para 2.
- Desprezar variação de carga cinética. entre os pontos 1 e 2.

4.1 Solução

Inicialmente é necessário converter a vazão dada em litros por minuto (L/min) para metros cúbicos por segundo (m³/s), assim

$$Q = 1093 \,\mathrm{L/min} \tag{4.1}$$

$$Q = 1093 \,\text{L/min}$$

$$= \frac{1093 \cdot 10^{-3} \,\text{m}^3}{60 \,\text{s}}$$

$$(4.1)$$

$$= 1.821667 \times 10^{-2} \,\mathrm{m}^3/\mathrm{s} \tag{4.3}$$

Aplicando Bernoulli contabilizando o efeito da bomba do lado esquerdo da equação, obtemos

$$Z_1 + \frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + h_b = Z_2 + \frac{v_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + h f_{1-2}$$
(4.4)

Ao desprezar a cota no ponto 1, os dois termos de carga cinética em cada lado da equação anterior e isolar h_b , temos

$$h_b = \frac{p_2 - p_1}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + Z_2 + h f_{1-2} \tag{4.5}$$

Após multiplicar por 1000 as pressões em kPa e desenvolver os cálculos

$$h_b = \frac{336\,800 - (-12\,900)}{9810} + 9.1 + 1.25 \tag{4.6}$$

$$\approx 46 \,\mathrm{m}$$
 (4.7)

Dessa forma, a potência dissipada pela bomba é dada por

$$P = \gamma_{\rm H_2O} \, Q \, h_b \tag{4.8}$$

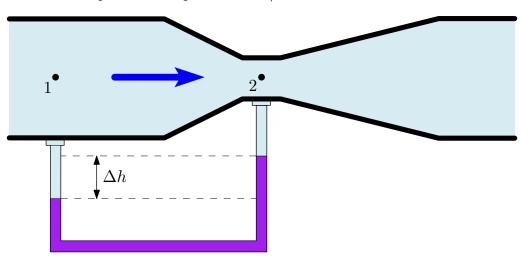
Substituindo

$$P = 9810 \cdot 1.821667 \cdot 10^{-2} \cdot 46 \tag{4.9}$$

$$= 8220.454 \,\mathrm{W} = 11.2 \,\mathrm{cv} \tag{4.10}$$

5 Quinta questão

A figura abaixo representa um Tubo Venturi empregado para a medição de vazão em condutos pressurizados. O Tubo Venturi está equipado com um manômetro diferencial de mercúrio. O diâmetro da seção de escoamento 1 é 14.5 cm e da seção 2 é 3.3 cm. Calcular a vazão teórica de água sabendo que a deflexão manométrica Δh é 34.3 cm. Expressar a resposta em m³/h com duas casas decimais.

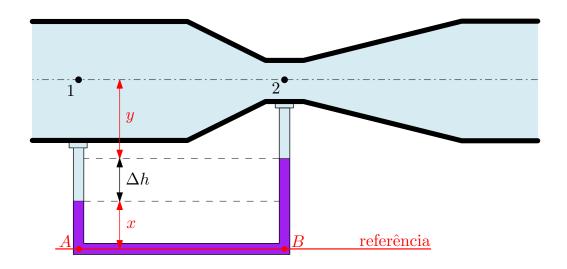


Informações adicionais:

- Tubo de Venturi está instalado em nível.
- Desprezar a perda de carga entre os pontos 1 e 2
- $\rho_{\rm Hg} = 13.6 \,{\rm g/cm^3}$
- $\rho_{\rm H_2O} = 1000 \, {\rm kg/m^3}$

5.1 Solução

Primeiramente, estabelecendo o referencial na parte inferior do tubo é possível obter a relação das pressões atuantes em cada ponto devido a ação das colunas de água e mercúrio acima de cada um e, a partir disso, chegar numa equação que relaciona a diferença de pressão entre os pontos 1 e 2, como segue



$$\begin{cases} p_A = \gamma_{\text{H}_2\text{O}}(y + \Delta h) + \gamma_{\text{Hg}} x + p_1 \\ p_B = \gamma_{\text{H}_2\text{O}} y + \gamma_{\text{Hg}}(\Delta h + x) + p_2 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} p_A = \gamma_{\text{H}_2\text{O}} y + \gamma_{\text{H}_2\text{O}} \Delta h + \gamma_{\text{Hg}} x + p_1 \\ p_B = \gamma_{\text{H}_2\text{O}} y + \gamma_{\text{Hg}} \Delta h + \gamma_{\text{Hg}} x + p_2 \end{cases}$$

Como $p_A = p_B$

$$\gamma_{\text{H}_2\text{O}} y + \gamma_{\text{H}_2\text{O}} \Delta h + \gamma_{\text{H}_g} x + p_1 = \gamma_{\text{H}_2\text{O}} y + \gamma_{\text{H}_g} \Delta h + \gamma_{\text{H}_g} x + p_2$$
 (5.1)

$$\gamma_{\text{H}_2\text{O}} \mathcal{I} + \gamma_{\text{H}_2\text{O}} \Delta h + \gamma_{\text{H}_3} \mathcal{I} + p_1 = \gamma_{\text{H}_2\text{O}} \mathcal{I} + \gamma_{\text{H}_3} \Delta h + \gamma_{\text{H}_3} \mathcal{I} + p_2 \qquad (5.2)$$

Isolando a diferença $p_1 - p_2$

$$p_1 - p_2 = (\gamma_{\text{Hg}} - \gamma_{\text{H}_2\text{O}}) \,\Delta h \tag{5.3}$$

Feito isso, se analisarmos o Tubo de Venturi nos pontos 1 e 2 a aplicarmos Bernoulli, vem

$$Z_1 + \frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = Z_2 + \frac{v_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + hf_{1-2}$$
 (5.4)

Como o tubo está em nível as cargas de posição podem ser desprezadas. O mesmo vale para o último termo do lado direito da equação que corresponde à perda de carga de 1 para 2.

$$Z_1 + \frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = Z_2 + \frac{v_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} + \hbar f_{1-2}$$
 (5.5)

Portanto

$$\frac{v_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} = \frac{v_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}}$$
 (5.6)

Após obter a equação anterior que relaciona as velocidades e as pressões da água em cada ponto, é necessário encontrar outra relação entre as velocidades que permita que a equação de cima dependa de apenas uma delas. Sabe-se que o fluxo que atravessa 1 e 2 é o mesmo, sendo assim aplicando a equação da continuidade podemos escrever

$$v_1 d_1^2 = v_2 d_2^2 (5.7)$$

Ao substituir os valores de diâmetros fornecidos, temos

$$v_1 \cdot 0.145^2 = v_2 \cdot 0.033^2 \tag{5.8}$$

$$\therefore v_2 \approx 19.3067 \cdot v_1 \tag{5.9}$$

Substituindo (5.9) em (5.6) e manipulando a equação

$$v_1 = \sqrt{\frac{g(p_1 - p_2)}{185.8744 \cdot \gamma_{\text{H}_2\text{O}}}}$$
 (5.10)

Retornando em (5.3) e substituindo os pesos específicos e a deflexão manométrica fornecidos, vem

$$p_1 - p_2 = (13600 - 1000) \cdot 9.81 \cdot 0.343 \tag{5.11}$$

$$= 42396.858 \,\mathrm{Pa}$$
 (5.12)

Ao substituir o valor obtido anteriormente em (5.10), chegamos que

$$v_1 = \sqrt{\frac{9.81 \cdot 42396.858}{185.8744 \cdot 9810}} \tag{5.13}$$

$$= 0.4776 \,\mathrm{m/s}$$
 (5.14)

Logo o fluxo no tubo será

$$Q = Q_1 \tag{5.15}$$

$$= v_1 \cdot A_1 \tag{5.16}$$

$$= v_1 \cdot \frac{\pi d_1^2}{4} \tag{5.17}$$

$$= 0.4776 \cdot \frac{\pi \cdot 0.145^{2}}{4}$$

$$= 7.886607 \times 10^{-3} \,\mathrm{m}^{3}/\mathrm{s} = 28.39 \,\mathrm{m}^{3}/\mathrm{h}$$
(5.18)

$$= 7.886607 \times 10^{-3} \,\mathrm{m}^3/\mathrm{s} = 28.39 \,\mathrm{m}^3/\mathrm{h}$$
 (5.19)