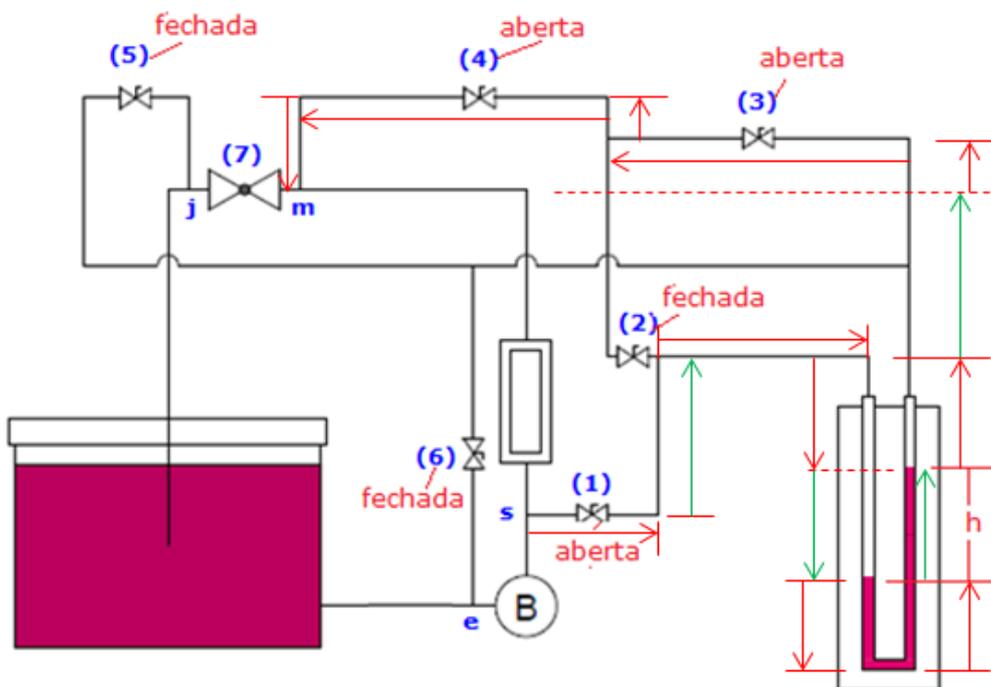


1ª Questão:

- a. explicar os procedimentos referentes as mini válvulas esfera para se obter o desnível do fluido manométrico para a determinação da diferença de pressão que possibilitará o cálculo da perda de carga entre a seção de saída (s) da bomba e a seção imediatamente a montante (m) da válvula agulha; (valor – 0,25)



- b. deduzir a equação manométrica, mostrando o caminho percorrido e todas as suas cotas no desenho da página 1 que possibilitam a determinação de $p_s - p_m$; (valor – 0,25)

$$p_s - c \times \gamma_{H_2O} + h \times \gamma_{H_2O} - h \times \gamma_{bromof\u00f3rmi o} = p_m$$

$$p_s - p_m = h \times (\gamma_{bromof\u00f3rmi o} - \gamma_{H_2O}) + c \times \gamma_{H_2O}$$

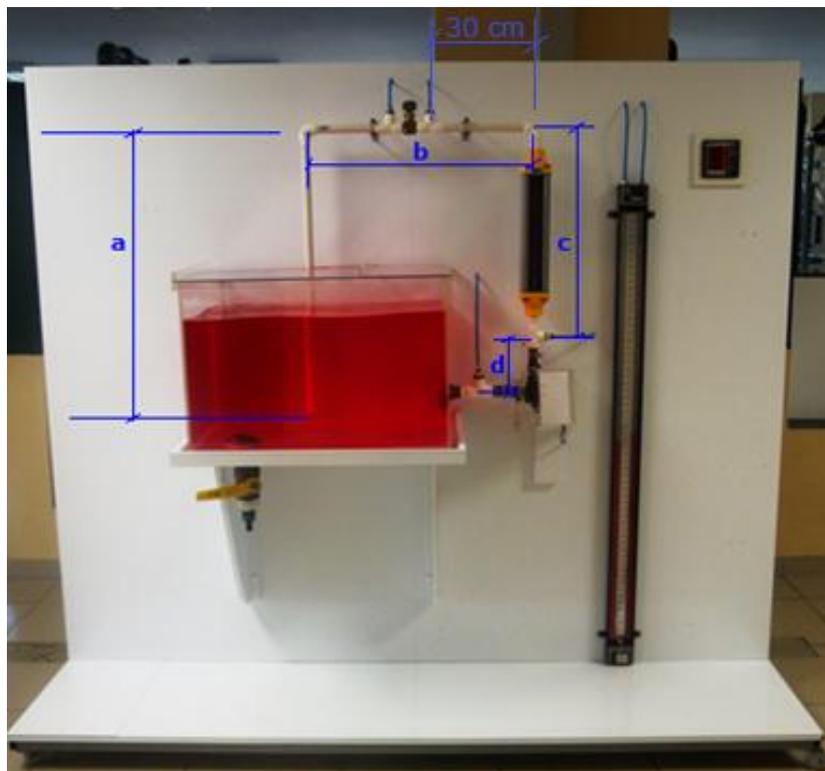
- c. calcular a perda de carga em mmca (milímetro de coluna de água) no rotômetro; (valor – 1,0)

Aplica-se a equação da energia de (s) a (m):

$$H_S = H_m + H_{p_{S-m}}$$

$$z_S + \frac{p_S}{\gamma} + \frac{\alpha_S \times v_S^2}{2g} = z_m + \frac{p_m}{\gamma} + \frac{\alpha_m \times v_m^2}{2g} + H_{p_{S-m}}$$

$$H_{p_{S-m}} = (z_S - z_m) + \frac{p_S - p_m}{\gamma} + \frac{\alpha_S \times v_S^2 - \alpha_m \times v_m^2}{2g}$$



Adotando o PHR na seção (s), temos:

$$H_{p_{S-m}} = -c + \frac{h \times (\gamma_{\text{bromofórmio}} - \gamma_{\text{H}_2\text{O}}) + c \times \gamma_{\text{H}_2\text{O}}}{\gamma} + \frac{\alpha_S \times v_S^2 - \alpha_m \times v_m^2}{2g}$$

$$v_S = v_m$$

$$H_{p_{S-m}} = -c + \frac{h \times (\gamma_{\text{bromofórmio}} - \gamma_{\text{H}_2\text{O}})}{\gamma} + c$$

$$H_{p_{S-m}} = \frac{h \times (\gamma_{\text{bromofórmio}} - \gamma_{\text{H}_2\text{O}})}{\gamma} \Rightarrow (0,5)$$

Calculada a perda total entre a seção (s) e (m), pode-se calcular a perda de carga no rotâmetro, pois:

$$H_{P_{S-m}} = h_{f_{S-m}} + h_{S_{\text{rotâmetro}}} + h_{S_{\text{cotovelo_PVC}}}$$

Considerando o comprimento equivalente do cotovelo de 90° de PVC igual a 1,1 m, temos:

$$h_{S_{\text{rotâmetro}}} = \frac{h \times (\gamma_{\text{bromofórmio}} - \gamma_{\text{H}_2\text{O}})}{\gamma} - f \times \frac{(L + L_{\text{eq}_{\text{cot}_90^\circ})}}{D_H} \times \frac{Q^2}{2g \times A^2} \Rightarrow (0,5)$$

d. calcular a potência reativa. (valor – 0,25)

$$\begin{aligned} \text{sen}^2 \phi + \text{cos}^2 \phi &= 1 \therefore \text{sen} \phi = \sqrt{1 - \text{cos}^2 \phi} \\ N_R &= V \times I \times \text{sen} \phi \end{aligned}$$

Importante: não serão aceitas só respostas, portanto todos os equacionamentos para obtenção das respostas devem ser apresentados, além disto, não serão aceitas as respostas sem as unidades.

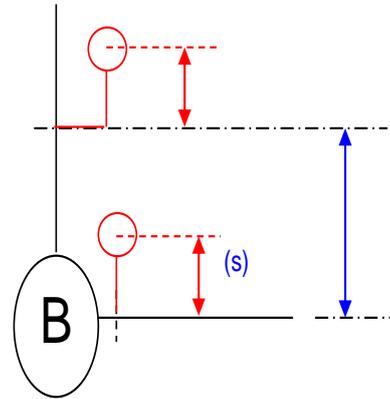
Conhecida a solução literal recorreremos ao Excel para os cálculos.

Turma		Q (L/h)	Δh_{b-v} (mm)	U (V)	I (A)	N_m (W)	$\cos\phi$	$f_{1/2}$	t_{fluido} (°C)	$\rho_{\text{Água}}$ (Kg/m ³)	$\rho_{\text{Bromofórmio}}$ (Kg/m ³)
									22	997,8	2960
										$D_{\text{int}1/2}$ (mm)	ν (m ² /s)
2	11	160	86	127	0,35	11,6	0,26	0,0456		16,2	9,57E-07
		20	96	128	0,36	13,5	0,29	0,0391		$A_{s1/2}$ (cm ²)	
5	14	376	103	128	0,35	13,8	0,3	0,0377		2,06	
		23	116	127	0,35	14,8	0,33	0,0358			
8		568	122	128	0,36	15,4	0,33	0,0351			

Turma		$H_{p_{s-m}}$ (m)	$h_{s_{rot}}$ (m)	$h_{s_{rot}}$ (mmca)	$\text{sen}\phi$	N_R (VAR)
2	11	0,169	0,160	159,8	0,966	42,9
		20	0,189	158,3	0,957	44,1
5	14	0,203	0,160	159,8	0,954	42,7
		23	0,228	155,2	0,944	42,0
8		0,240	0,149	149,1	0,944	43,5

2ª Questão:

- a. a carga manométrica da bomba ensaiada para a rotação nominal de 3500 rpm; (valor – 0,25)



Aplicamos a equação da energia entre a seção de entrada e saída da bomba:

$$H_e + H_B = H_s \Rightarrow H_B = (z_s - z_e) + \frac{p_s - p_e}{\gamma} + \frac{\alpha_s \times v_s^2 - \alpha_e \times v_e^2}{2g}$$

$$(z_s - z_e) = 0,22\text{m}$$

$$p_s = p_{ms} + \gamma \times h_{saída} = 125000 + 998 \times 9,8 \times 0,09 \cong 125880,2 \text{ (Pa)}$$

$$p_e = p_{me} + \gamma \times h_{entrada} = -155 \times 133,3224 + 998 \times 9,8 \times 0,115 \cong -19540,2 \text{ (Pa)}$$

$$Q = \frac{A_{\text{tanque}} \times \Delta h}{t} = \frac{0,55 \times 0,1}{21,93} \cong 2,51 \times 10^{-3} \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$

$$v_e = \frac{Q}{A_e} = \frac{2,51 \times 10^{-3}}{13,1 \times 10^{-4}} \cong 1,9 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow \text{Re}_e = \frac{\rho \times v \times D}{\mu} = \frac{998 \times 1,9 \times 0,0408}{0,001008} \cong 76751 \therefore \alpha_e \cong 1,0$$

$$v_s = \frac{Q}{A_s} = \frac{2,51 \times 10^{-3}}{5,57 \times 10^{-4}} \cong 4,5 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow \text{Re}_s = \frac{\rho \times v \times D}{\mu} = \frac{998 \times 4,5 \times 0,0266}{0,001008} \cong 118512,5 \therefore \alpha_e \cong 1,0$$

$$H_B = 0,22 + \frac{125880,2 + 19540,2}{998 \times 9,8} + \frac{4,5^2 - 1,9^2}{19,6} \cong 15,93\text{m} \approx 16\text{m}$$

$$H_{B_{3500}} = 16 \times \left(\frac{3500}{3395} \right)^2 \cong 17\text{m}$$

- b. sabendo que o $NPSH_{\text{disponível}}$ calculado foi de 6,2 m verificar o fenômeno de cavitação; (valor – 0,75)

Para esta verificação devemos calcular o $NPSH_{\text{requerido}}$, que é calculado adotando o PHR no eixo da bomba:

$$NPSH_{\text{req}} = H_{e_{\text{abs}}} - \frac{P_{\text{vapor}}}{\gamma}$$

$$NPSH_{\text{req}} = z_e + \frac{p_{e_{\text{abs}}}}{\gamma} + \frac{\alpha_e \times v_e^2}{2g} - \frac{P_{\text{vapor}}}{\gamma}$$

$$NPSH_{\text{req}} = 0 + \frac{-19540,2 + 700 \times 133,3224}{998 \times 9,8} + \frac{1 \times 1,9^2}{19,6} - \frac{2337,2}{998 \times 9,8}$$

$$NPSH_{\text{req}} \cong 7,49\text{m} \approx 7,5\text{m} \Rightarrow (0,25)$$

Para não ocorrer cavitação temos:

$$NPSH_{\text{disp}} - NPSH_{\text{req}} \geq 0$$

Verificando o fenômeno de cavitação:

$$NPSH_{\text{disp}} - NPSH_{\text{req}} = 6,2 - 7,5 = -1,3\text{m} \Rightarrow (0,25)$$

Portanto, está ocorrendo à cavitação $\Rightarrow (0,25)$

- c. a perda de carga distribuída no tubo de diâmetro nominal de 1" e comprimento de 2,0 m. (valor – 0,25)

Para 20°C temos: $\rho_{\text{Hg}} = 13546 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$

$$h_f = h \times \left(\frac{\gamma_{\text{Hg}} - \gamma_{\text{H}_2\text{O}}}{\gamma_{\text{H}_2\text{O}}} \right) = 0,16 \times \frac{(13546 - 998) \times 9,8}{998 \times 9,8}$$

$$h_f \approx 2,01\text{m} \approx 2,0\text{m}$$

3ª Questão:

Determine o ponto de trabalho para esta situação (Q_{τ} ; $H_{B\tau}$; $\eta_{B\tau}$ e $N_{B\tau}$). (valor – 2,0)

Para a determinação do ponto de trabalho, devemos inicialmente determinar a equação da CCI e para isto nós aplicamos a equação da energia da seção inicial a final, onde consideramos as perdas totais:

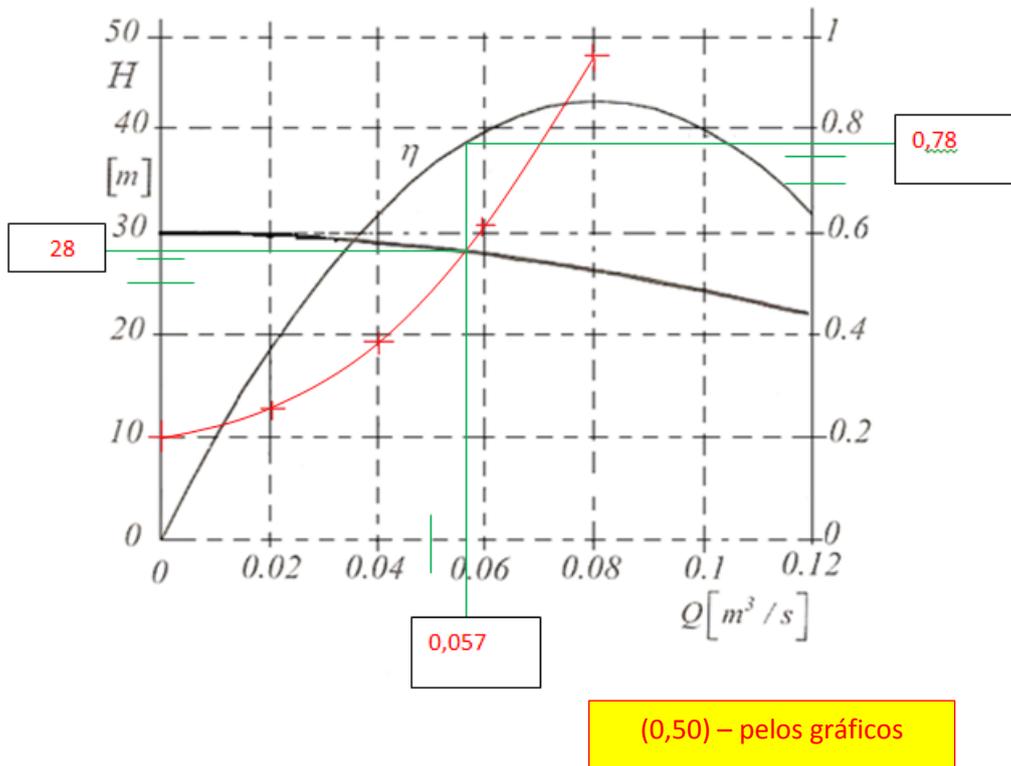
$$H_S = 10 + \left[0,017 \times \frac{(12 + 3,76 + 3,2)}{0,1244} + 2 \times 7,15 \right] \times \frac{Q^2}{19,6 \times (121,5 \times 10^{-4})^2}$$

$$H_S = 10 + [16,9] \times 345,6 \times Q^2$$

$$H_S = 10 + 5840,9 \times Q^2 \Rightarrow \text{CCI} \Rightarrow (0,50)$$

Tendo a equação da CCI, devemos traça-la e ler o ponto de trabalho no cruzamento da CCI com a CCB.

Q (m ³ /s)	H _B (m)
0	10
0,02	12,3
0,04	19,4
0,06	31,0
0,08	47,4



O ponto de trabalho lido é aproximadamente:

$$Q_{\tau} = 0,057 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \Rightarrow (0,25)$$

$$H_{B_{\tau}} = 28\text{m} \Rightarrow (0,25)$$

$$\eta_{B_{\tau}} = 0,78 \Rightarrow (0,25)$$

$$N_{B_{\tau}} = \frac{997,8 \times 9,8 \times 0,057 \times 28}{0,78} \cong 20008,2\text{W} \approx 20\text{kW} \Rightarrow (0,25)$$