FT I Resolução Exercícios

Felipe B. Pinto 61387 – MIEQB

19 de novembro de 2023

Questão 4 – 1

Ouestão A = 2

19

Conteúdo

Resolução

Questao 1 1	J	Questias 2	
Questão 1 – 2	4	Questão 4 – 3	20
Questão 1 – 3	5	Questão 4 – 4	21
II Resolução	10	Questão 4 – 5	22
III Exercicios	11	VI Exercicios	25
Questão 3 – 1	12	Questão 6 – 2	26
Questão 3 – 2	13	VII Exercicios	27
Questão 3 – 3	14	Questão 7 – 3	28
Questão 3 – 4	15	Questão 7 – 4	32
Questão 3 – 5	16	VIII Exercicios	33
IV Exercicios	17	Ouestão 8 – 1	34



Questão 1-1

Indicar as dimensões em M, L, T, θ das unidades de força, energia, pressão, potência e viscosidade (que são unidades derivadas) e definir estas unidades nos sistemas SI, CGS e Britânico.

(i) Força

$$[F] = [m][a] = g \, m/s^2 = M \, L \, T^{-2}$$

SI: $kg m s^{-2}$

CGS: $g cm s^{-2}$

Brit: $lb ft s^{-2}$

(ii) Energia

$$[E] = [F][d] = M L T^{-2} m = M L T^{-2} L = M L^{2} T^{-2}$$

SI: $kg m^2 s^{-2}$

CGS: $g cm^2 s^{-2}$

Brit: $lb ft^2 s^{-2}$

(iii) Pressão

$$[P] = [F]/[A] = M L T^{-2}/m^2 = M L T^{-2} L^{-2} = M T^{-2} L^{-1}$$

SI: $kg s^{-2} m^{-1}$

CGS: $g \, s^{-2} \, cm^{-1}$

Brit: $lbs^{-2}ft^{-1}$

(iv) Potência

$$[P] = [E]/[s] = M L^2 T^{-2} T^{-1} = M L^2 T^{-3}$$

SI: $kg m^2 s^{-3}$

CGS: $g cm^2 s^{-3}$

Brit: $lb ft^2 s^{-3}$

(v) Viscosidade

$$\begin{split} & \left[-\mu \frac{\mathbf{d}v}{\mathbf{d}x} \right] = [\mu](\mathbf{L}/\mathbf{T})/\mathbf{L} = [F/A] = \mathbf{M}\,\mathbf{L}\,\mathbf{T}^{-2}/\mathbf{L}^2 = \\ & = \mathbf{M}\,\mathbf{L}^{-1}\,\mathbf{T}^{-2} \implies [\mu] = \frac{\mathbf{M}\,\mathbf{L}^{-1}\,\mathbf{T}^{-2}}{\mathbf{T}^{-1}} = \mathbf{M}\,\mathbf{L}^{-1}\,\mathbf{T}^{-1} \end{split}$$

SI: $kg m^{-1} s^{-1}$

CGS: $g cm^{-1} s^{-1}$

Brit: $lb ft^{-1} s^{-1}$

Calcular, para cada grandeza derivada indicada em 1-1, os factores de conversão entre os três sistemas.

(i) Força

$$\begin{aligned} &\text{M L T}^{-2} = 1 \, \text{kg m s}^{-2} = 10^{3+2} \, \text{g cm s}^{-2} = 10^{5} \, \text{g cm s}^{-2} = \\ &= 10^{5} \, \text{g cm s}^{-2} \frac{\text{lb}}{453.59 \, \text{g}} \frac{\text{ft}}{0.3048 \, \text{m}} = \frac{10^{5-2}}{453.59 * 0.3048} \, \text{lb ft s}^{-2} \cong 7.233 \, \text{lb ft s}^{-2} \end{aligned}$$

(ii) Energia

$$\begin{split} \mathrm{M\,L^2\,T^{-2}} &= \mathrm{kg\,m^2\,s^{-2}} = 10^{3+2^2}\mathrm{g\,cm^2\,s^{-2}} = 10^7\mathrm{g\,cm^2\,s^{-2}} = \\ &= 10^7\mathrm{g\,cm^2\,s^{-2}} \frac{\mathrm{lb}}{453.59\,\mathrm{g}} \left(\frac{\mathrm{ft}}{0.3048\,\mathrm{m}}\right)^2 = \frac{10^{7-2^2}}{453.59*0.3048^2}\,\mathrm{lb\,ft^2\,s^{-2}} \cong \\ &\cong 23.730\,\mathrm{lb\,ft^2\,s^{-2}} \end{split}$$

(iii) Pressão

$$M T^{-2} L^{-1} = 1 \text{ kg s}^{-2} \text{ m}^{-1} = 10^{3-2} \text{ g s}^{-2} \text{ cm}^{-1} = 10 \text{ g s}^{-2} \text{ cm}^{-1} =$$

$$= 10 \text{ g s}^{-2} \text{ cm}^{-1} \frac{\text{lb}}{453.59 \text{ g}} \frac{0.3048 \text{ m}}{\text{ft}} = \frac{10^{1+2} * 0.3048}{453.59} \text{ lb s}^{-2} \text{ ft}^{-1} \cong$$

$$\cong 0.672 \text{ lb s}^{-2} \text{ ft}^{-1}$$

Agrupe as variáveis dos problemas que se seguem na forma de grupos adimensionais, aplicando o teorema π de Buckingham:

Diferença de pressão entre as duas extremidades dum tubo pelo qual esteja a passar um fluído:

$$\Delta P = f(\rho, \mu, v, D, L)$$

$$[\Delta P] = \mathrm{M}\,\mathrm{L}^{-1}\,\mathrm{T}^{-2}$$

$$[\rho] = \mathrm{M}\,\mathrm{L}^{-3} \quad [\mu] = \mathrm{M}\,\mathrm{L}^{-1}\,\mathrm{T}^{-1} \quad [v] = \mathrm{L}\,\mathrm{T}^{-1}$$

$$[D] = \mathrm{L} \quad [L] = \mathrm{L}$$

(i) π_1

(ii) π_2

$$\begin{split} \pi_2 &= \frac{\mu}{D^a \, v^b \, \rho^d} \wedge = \frac{[\mu]}{[D]^a \, [v]^b \, [\rho]^c} = \frac{\operatorname{M} \operatorname{L}^{-1} \operatorname{T}^{-1}}{(\operatorname{L})^a \, (\operatorname{L} \operatorname{T}^{-1})^b \, (\operatorname{M} \operatorname{L}^{-3})^c} = \\ &= \operatorname{M}^{1-c} \operatorname{L}^{-1-a-b+3 \, c} \operatorname{T}^{-1+b} \implies \begin{cases} c = 1 \\ b = 1 \\ a = -1-b+3 \, c = 1 \end{cases} \wedge \pi_2 = \frac{\mu}{D \, v \, \rho} \end{split}$$

Nota: Para ter a formula em função de uma variável espeçifica não ha incluímos no grupo das variáveis de recurso

(iii) pi_3

$$\pi_3 = \frac{L}{D^a \, v^b \, \rho^d} = \frac{L}{D}$$

$$Q1 - 3b$$

Força actuante sobre uma esfera no seio dum fluído em movimento relativamente a ela:

$$F = f(\rho, \mu, v_r, D)$$

$$\begin{cases} [F] = \mathbf{M} \, \mathbf{L} \, \mathbf{T}^{-2} \\ [\rho] = \mathbf{M} / \mathbf{L}^{3} & [\mu] = \mathbf{M} \, \mathbf{L}^{-1} \, \mathbf{T}^{-1} \\ [v_{r}] = \mathbf{L} / \mathbf{T} & [D] = \mathbf{L} \end{cases} \implies \{D, v_{r}, \rho\}$$

- 5 Numero de variáveis
- · 3 Numero de grandezas fund presentes
- 5-3=2 grupos adimensionais

$$\begin{split} |F| &= F[\rho]^a \, [v_r]^b \, [D]^c = |F| (\mathbf{M} \, \mathbf{L} \, \mathbf{T}^{-2}) \, (\mathbf{M}/\mathbf{L}^3)^a \, (\mathbf{L}/\mathbf{T})^b \, (\mathbf{L})^c = |F| \mathbf{M}^{1+a} \, \mathbf{L}^{1-3 \, a+b+c} \, \mathbf{T}^{-2-b} \, = \\ & \qquad \qquad \left\{ \begin{array}{c} 1 + a = 0 \implies a = -1 \\ -2 - b = 0 \implies b = -2 \\ 1 - 3 \, a + b + c = 1 - 3 \, (-1) + (-2) + c = 0 \implies c = -2 \\ \end{array} \right\} \implies \\ & \implies |F| = F/\rho \, v_r^2 \, D^2 \end{split}$$

$$Q1 - 3c)$$

Potência necessária para accionar um ventilador:

$$P = f(\rho, \mu, N, D, Q)$$

$$\begin{cases} [P] = J \, \mathrm{s}^{-1} = \mathrm{kgm}^2/\mathrm{s}^3 = \mathrm{M} \, \mathrm{L}^2/\mathrm{T}^3 \\ [\rho] = \mathrm{M}/\mathrm{L}^3 & [\mu] = \mathrm{M}/\mathrm{L} \, \mathrm{T} \\ [N] = \mathrm{T}^{-1} & [D] = \mathrm{L} \\ [Q] = \mathrm{M} \, \mathrm{L}^2/\mathrm{T}^2 & \end{cases}$$

- · 6 Variávies
- · 3 Fundamentais
- 6-3=3 Adimensionais

(i)

Força actuante sobre um corpo flutuante num líquido em movimento:

$$F = f(\rho, \mu, g, L, V_r)$$

$$[F] = \operatorname{M} \operatorname{L} \operatorname{T}^{-2}$$

$$[\rho] = \operatorname{M} \operatorname{L}^{-3} \quad [\mu] = \operatorname{M} \operatorname{L}^{-1} \operatorname{T}^{-2} \quad [g] = \operatorname{L} \operatorname{T}^{-2}$$

$$[L] = \operatorname{L} \quad [v_r] = \operatorname{L} \operatorname{T}^{-1}$$

$$\{\rho, L, v_r\}$$

(i) π_1

$$\begin{split} \pi_1 &= \frac{\mu}{\rho^a \; L^b \; v_r^c} \wedge \frac{[\mu]}{[\rho]^a \; [L]^b \; [v_r]^c} = \frac{\mathsf{M}^1 \; \mathsf{L}^{-1} \; \mathsf{T}^{-2}}{(\mathsf{M} \; \mathsf{L}^{-3})^a \; (\mathsf{L})^b \; (\mathsf{L} \; \mathsf{T}^{-1})^c} = \\ &= \mathsf{M}^{1-a} \; \mathsf{L}^{-1+3 \, a-b-c} \; \mathsf{T}^{-2+c} = 1 \; \Longrightarrow \; \begin{cases} a = 1 \\ c = 2 \\ b = -1+3 \, a-c = 0 \end{cases} \wedge \pi_1 = \frac{\mu}{\rho \; v_r^2} \end{split}$$

(ii) π_2

$$\begin{split} \pi_2 &= \frac{g}{\rho^a \; L^b \; v_r^c} \wedge \frac{[g]}{[\rho]^a \; [L]^b \; [v_r]^c} = \frac{\mathsf{L}^1 \, \mathsf{T}^{-2}}{(\mathsf{M} \; \mathsf{L}^{-3})^a \; (\mathsf{L})^b \; (\mathsf{L} \; \mathsf{T}^{-1})^c} = \\ &= \mathsf{m}^{0-3 \, a} \mathsf{L}^{1+3 \, a-b-c} \, \mathsf{T}^{-2+c} = 1 \; \Longrightarrow \; \begin{cases} a = 0 \\ c = 2 \\ b = 1+3 \, a-c = -1 \end{cases} \wedge \pi_2 = \frac{g}{L^{-1} \, v_r^2} \end{split}$$



III - Exercicios

Calcular a queda de pressão devido ao atrito de um óleo que flui a uma velocidade média de $2.4 \,\mathrm{m\,s^{-1}}$ através de um tubo liso com $30 \,\mathrm{m}$ de comprimento e $7.6 \,\mathrm{cm}$ de diâmetro (comparar com comprimento 20 m, 30 m e 50 m).

•
$$\mu = 5 \, \mathrm{cP}$$
 (comparar com 4 cP e 8 cP)

E qual a queda de pressão devido ao atrito se rugosidade do tubo = 0.08 mm? (comparar com 0.2 mm e 0.8 mm). E qual a queda de pressão devido ao atrito se tubo liso com 2 joelhos em ângulo recto?

Resposta - 3

(i)

$$\begin{split} &-\Delta P_{at} = 4\,\phi\,L\,\rho\,v^2/D;\\ &\phi\left(Re,0\right) = \phi\left(\frac{\rho\,v\,D}{\mu},0\right) = \phi\left(\frac{960*2.4*7.6\;\mathrm{E}-2}{5\;\mathrm{E}-2*10^{-3}/10^{-2}},0\right) = \\ &= \phi\left(\frac{9.6*2.4*7.6}{5}\;10^2,0\right) \cong \phi\left(35\,020.800,0\right) \cong 0.00275\\ &\therefore -\Delta P_{at} \cong 4*0.00275*30*960*(2.4)^2/7.6\;\mathrm{E}-2 = \\ &= \frac{4*2.75*3.0*9.60*(2.4)^2}{\mathrm{Resposta}-3}\;\mathrm{E}\,2 \cong 2.401\,\mathrm{E}4 \end{split}$$

(ii)

L/m:	20	30	50
$\overline{-\Delta P_{at}:}$	$160.067\mathrm{E}2$	2.401 E4	400.168 E2

Resposta - 3

(iii)

$$\begin{split} &-\Delta P_{at} = 4\,\phi\,L\,\rho\,v^2/D;\\ &\phi\,(Re,\varepsilon/D) = \phi\,(35\,020.800,0.08\,\,\mathrm{E}\,{-}3/7.6\,\,\mathrm{E}\,{-}2) = \\ &= \phi\,(35\,020.800,8\,\,\mathrm{E}\,{-}3/7.6) \cong \phi\,(35\,020.800,1.053\,\mathrm{E}{-}3) \cong 0.0052\\ &\div -\Delta P_{at} \cong 2.401\,\mathrm{E}4\,\frac{0.0052}{0.00275} \cong 4.540\,\mathrm{E}4 \end{split}$$

Resposta – 3

(iv)

$$\varepsilon > \varepsilon_0 \implies \phi > \phi_0 \implies -\Delta P_{at} > -\Delta P_{at,0}$$

Resposta – 3

(v)

$$\begin{split} &-\Delta P_{at} = 4\,\phi\,L_{eq}\,\rho\,v^2/D \cong 2.401\,\mathrm{E4}\frac{L_{eq}}{L} = \\ &= 2.401\,\mathrm{E4}\frac{(L+2*40*D)}{L} = 2.401\,\mathrm{E4}(1+2*40*7.6\,\,\mathrm{E}-2/30) \cong \\ &\cong 2.888\,\mathrm{E4} \end{split}$$

Corre água a $2.5\,\mathrm{dm^3\,s^{-1}}$ através dum alargamento súbito de um tubo de $3.6\,\mathrm{cm}$ de diâmetro para um de $4.8\,\mathrm{cm}$. Qual é a perda de carga em m?

$$-\Delta P_{al~arg}^{at}=\rho\,(v_1-v_2)^2/2$$

Resposta

$$\begin{split} & \frac{-\Delta P_{at}}{\rho \, g} = \frac{\rho \, (\Delta v)^2/2}{\rho \, g} = \frac{\left(\Delta \frac{G_v}{\pi \, r^2}\right)^2}{2 \, g} = \left(\frac{G_v}{\pi \, \Delta r^2}\right)^2 (2 \, g)^{-1} \cong \\ & \cong \left(\frac{2.5 \, \, \mathrm{E} - 3}{\pi \, ((3.6 \, \, \mathrm{E} - 2/2)^2 - (4.8 \, \, \mathrm{E} - 2/2)^2)}\right)^2 (2 * 9.780) = \\ & = 8 \, \left(\frac{2.5}{\pi \, ((3.6)^2 - (4.8)^2)}\right)^2 9.780^{-1} * 10^2 \cong 5.903 \, \mathrm{E} - 2 \end{split}$$

Qual é a queda de pressão, e a potência necessária para bombear $0.04\,\mathrm{m}^3\,\mathrm{s}^{-1}$ de água, através dum condensador com 400 tubos de $4.5\,\mathrm{m}$ de comprimento e diâmetro interno de $1\,\mathrm{cm}$ sabendo que o coeficiente de contracção à entrada dos tubos (C_c) é 0.6 e rugosidade aço comercial = $0.046\,\mathrm{mm}~\mu = 10^{-3}\,\mathrm{kg}\,\mathrm{m}^{-1}\,\mathrm{s}^{-1}$.

$$-\Delta P_{cont} = \frac{\rho \, v^2}{2} (C_c^{-1} - 1)^2$$

Resposta – (i)

$$\begin{split} &-\Delta P_{tot} = -\Delta P_{at\ 1} * n - \Delta P_{at\ 2} = n\,\frac{4\,\phi\,\rho\,v^2\,L_1}{D} + \frac{\rho\,v^2}{2}(C_c^{-1}-1)^2 = \\ &= \rho\,v^2\,\left(\frac{4\,\phi\,L_1\,n}{D} + \frac{(C_c^{-1}-1)^2}{2}\right) \end{split}$$

$$\begin{split} \phi\left(Re,\varepsilon/D\right) &= \phi\left(\frac{D\,\rho\,\bar{v}}{\mu},\varepsilon/D\right) = \phi\left(\frac{10^{-2}*10^{3}*1.27}{10^{-3}},\frac{0.046~\mathrm{E}-3}{10^{-2}}\right) = \\ &= \phi\left(1.27*10^{4},0.046~\mathrm{E}-1\right) \cong 0.0052 \end{split}$$

$$\therefore -\Delta P_{tot} \cong 10^3 \, (1.27)^2 \, \left(\frac{4*0.0052*4.5*400}{1 \, \mathrm{E} - 2} + \frac{(0.6^{-1} - 1)^2}{2} \right) \cong 6039.056 \, \mathrm{E3}$$

Resposta – (ii)

$$W_{bomba} = -\Delta P_{at\ bomba} * \frac{G_v}{n} \cong 6039.056 \,\mathrm{E3} * \frac{0.04}{400} \cong 6.039 \,\mathrm{E2}$$

Questão 3-4

Quer-se bombear água dum tanque para um depósito $12\,\mathrm{m}$ acima do nível daquele, a um caudal de $1.25\,\mathrm{dm^3\,s^{-1}}$, através dum tubo de ferro de $25\,\mathrm{mm}$ de diâmetro e $30\,\mathrm{m}$ de comprimento. O tanque e o reservatório encontram-se à pressão atmosférica. Qual é a potência da bomba necessária?

•
$$\mu = 1.30 * 10^{-3} \,\mathrm{kg}\,\mathrm{m}^{-1}\,\mathrm{s}^{-1}$$

• Rugosidade do ferro = 0.046 mm

•
$$\rho = 1000 \,\mathrm{kg} \,\mathrm{m}^{-3}$$

Resposta

$$\begin{split} W_b &= -\Delta P_b \, G_v = h_b \, \rho \, g \, G_v = \\ &= \left(Z_2 + \frac{v^2}{2 \, g} + h_{at} \right) \, \rho \, g \, G_v = \\ &= \left(Z_2 + \frac{v^2}{2 \, g} + \frac{-\Delta P_{at}}{\rho \, g} \right) \, \rho \, g \, G_v = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \left(\frac{v^2}{2} + \frac{4 \, \phi \, \rho \, v^2 \, L/D}{\rho} \right) \, \rho \, G_v = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \left(\frac{1}{2} + \frac{4 \, \phi \, L}{D} \right) \, v^2 \, \rho \, G_v = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \left(\frac{1}{2} + \frac{4 \, \phi \, L}{D} \right) \, \left(\frac{G_v}{\pi \, (D/2)^2} \right)^2 \, \rho \, G_v = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \left(2^3 + \frac{4^3 \, \phi \, L}{D} \right) \, \frac{G_v^3 \rho}{\pi^2 \, D^4}; \\ &\phi \, (Re, \varepsilon/D) = \phi \left(\frac{\rho \, D \, \bar{v}}{\mu}, \varepsilon/D \right) = \phi \left(\frac{10^3 * 25 * 10^{-3} 2.55}{1.30 * 10^{-3}}, \frac{0.046 \; E - 3}{25 \; E - 3} \right) = \\ &= \phi \left(\frac{25 * 2.55}{1.30} \, 10^3, 0.046/25 \right) \cong \phi \, (49.038 \, E3, 1.840 \, E - 3) \cong 0.00255 \end{split}$$

$$\begin{split} & :: W_b = 12*10^3*9.780*1.25*10^{-3} + \\ & + \left(2^3 + \frac{4^3*0.00255*30}{25*10^{-3}}\right) \frac{(1.25*10^{-3})^3*10^3}{\pi^2 \, (25*10^{-3})^4} = \\ & = 12*9.780*1.25 + \left(2^3 + \frac{4^3*2.55*30}{25}\right) \frac{(1.25)^3}{\pi^2 \, (25)^4} *10^6 \cong 249.971 \end{split}$$

Pretende-se bombear $4\,\mathrm{dm}^3\,\mathrm{s}^{-1}$ de uma solução de ácido sulfúrico através dum tubo de 2.5 cm de diâmetro, em chumbo, e a uma altura de 25 m. O tubo tem 30 m de comprimento e contém dois joelhos em ângulo recto. Calcular a potência da bomba teoricamente necessária.

•
$$\rho_{sol\ ac} = 1531\,\mathrm{kg}\,\mathrm{m}^{-3}$$

• rugosidade chumbo = 0.05 mm

•
$$\mu_{sol\ ac} = 0.065\,\mathrm{kg\,m}^{-1}\,\mathrm{s}^{-1}$$

Resposta

$$\begin{split} W_b &= -\Delta P_b \, G_v = h_b \, \rho \, g \, G_v = \\ &= \left(Z_2 + h_{at} \right) \, \rho \, g \, G_v = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \left(\frac{-\Delta P_{at}}{\rho \, g} \right) \, \rho \, g \, G_v = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \left(\frac{4 \, \phi \, \rho \, v^2 \, L_{eq} / D \right) \, G_v = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \left(\frac{G_v}{\pi \, r^2} \right)^2 \, \left(L + 2 * 40 * D \right) \, \frac{4 \, \phi \, \rho \, G_v}{D} = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \frac{4^3 \, \phi \, \rho \, (L + 2 * 40 * D) \, G_v^2}{\pi^2 \, D^5} = \\ &= Z_2 \, \rho \, g \, G_v + \frac{4^3 \, \phi \, \rho \, (L + 2 * 40 * D) \, G_v^2}{\pi^2 \, D^5}; \\ \phi \left(Re, \varepsilon / D \right) = \phi \left(\frac{\rho \, D \, \bar{v}}{\mu}, \varepsilon / D \right) = \phi \left(\frac{\rho \, D}{\mu} \, \frac{G_v}{\pi \, (D/2)^2}, \varepsilon / D \right) = \\ &= \phi \left(\frac{\rho \, G_v \, 4}{\mu \, \pi \, D}, \varepsilon / D \right) = \phi \left(\frac{1531 * 4 * 10^{-3} * 4}{0.065 * \pi * 2.5 * 10^{-2}}, \frac{0.05 * 10^{-3}}{2.5 * 10^{-3}} \right) = \\ &= \phi \left(\frac{1.531 * 4^2}{6.5 * \pi * 2.5} * 10^4, 2 * 10^{-2} \right) \cong \phi \left(4.798 \, \mathrm{E3}, 2 * 10^{-2} \right) \cong 0.0069 \\ W_b \cong 25 * 1531 * 9.780 * 4 * 10^{-3} + \\ &+ \frac{4^3 * 0.0069 * 1531 * (30 + 2 * 40 * 2.5 * 10^{-2}) * (4 * 10^{-3})^2}{\pi^2 * (2.5 * 10^{-2})^5} = \\ &= 2.5 * 1.531 * 9.780 * 40 + \frac{4^5 * 6.9 * 1.531 * (3 + 2 * 4 * 2.5 * 10^{-2})}{\pi^2 * 2.5^5} \\ \cong 3.593 \, \mathrm{E6} \end{split}$$



Bombeia-se um produto petrolífero a um certo caudal por um tubo horizontal com um comprimento de $100\,\mathrm{m}$ e um diametro (D) de $0.15\,\mathrm{m}$. A queda de pressão por atrito no tubo é $70\,\mathrm{kN}\,\mathrm{m}^{-2}$ Durante uma reparação no tubo usou-se tubagem alternativa ($70\,\mathrm{m}$ de $0.2\,\mathrm{m}$ de diâmetro, seguidos de $50\,\mathrm{m}$ de $0.1\,\mathrm{m}$ de diâmetro). A bomba existente tem uma pressão de descarga de $350\,\mathrm{kN}\,\mathrm{m}^{-2}$. Trabalhando com o mesmo caudal pode-se continuar a usar a mesma bomba durante as reparações? Despreze a variação de energia cinética.

$$\begin{split} \cdot \ L_1 &= 100 \, \mathrm{m} \\ \cdot \ D_1 &= 0.15 \, \mathrm{m} \\ \cdot \ - \ \Delta P_{at} &= 70 \, \mathrm{kN \, m}^{-2} \\ \cdot \ - \ \Delta P_{desc} &= 350 \, \mathrm{kN \, m}^{-2} \\ \end{split} \qquad \begin{array}{l} \cdot \ \varepsilon &= 0.005 \, \mathrm{mm} \\ \cdot \ \mu &= 0.5 * 10^{-3} \, \mathrm{kg \, m}^{-1} \, \mathrm{s}^{-1} \\ \cdot \ \rho &= 700 \, \mathrm{kg \, m}^{-3} \\ \end{split}$$

· tubagem alternativa:

$$-L_{2.1} = 70 \,\mathrm{m} \\ -D_{2.1} = 0.2 \,\mathrm{m} \\ -D_{2.2} = 0.1 \,\mathrm{m}$$

Resposta

$$\begin{split} &W_{b,1} \geq W_{b,2} \vee W_{b,1} \leq W_{b,2} \\ &v_{b,2} = -\Delta P_{b,2} G_v = h_{b,2} \rho g G_v = (h_{at,2,1} + h_{at,2,2}) \ \rho g G_v = \\ &= \begin{pmatrix} \frac{-\Delta P_{at,2,1}}{\rho g} \\ +\frac{-\Delta P_{at,2,2}}{\rho g} \end{pmatrix} \rho g G_v = \\ &= \begin{pmatrix} 4 \phi_{2,1} \rho L_{eq,2,1} v_{2,1}^2 / D_{2,1} + \\ +4 \phi_{2,2} \rho L_{eq,2,2} v_{2,2}^2 / D_{2,2} \end{pmatrix} G_v = \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\phi_{2,1} L_{eq,2,1}}{D_{2,1}} \left(\frac{G_v}{\pi (D_{2,1}/2)^2} \right)^2 + \\ +\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}} \left(\frac{G_v}{\pi (D_{2,2}/2)^2} \right)^2 \end{pmatrix} \rho G_v 4 = \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\phi_{2,1} L_{eq,2,1}}{D_{2,1}^5} + \\ +\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} + \\ +\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} \end{pmatrix} \frac{\rho G_v^3 4^3}{\pi^2} = \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\phi_{2,1} L_{eq,2,1}}{D_{2,1}^5} + \\ +\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} + \\ +\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} \end{pmatrix} \left(\bar{v} \pi (D_1/2)^2 \right)^3 \frac{\rho 4^3}{\pi^2} = \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\phi_{2,1} L_{eq,2,1}}{D_{2,2}^5} + \\ +\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} \\ -\frac{\phi_{2,1} L_{eq,2,1}}{D_{2,2}^5} + \\ +\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} \end{pmatrix} \left(Re_1 \mu D_1 \right)^3 \frac{\pi}{\rho^2} \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\phi_{2,1} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} + \\ -\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} \\ -\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} \end{pmatrix} \left(Re_1 \mu D_1 \right)^3 \frac{\pi}{\rho^2} \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\phi_{2,1} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} + \\ -\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} \\ -\frac{\phi_{2,2} L_{eq,2,2}}{D_{2,2}^5} \end{pmatrix} \right) \left(Re_1 \mu D_1 \right)^3 \frac{\pi}{\rho^2} \end{split}$$

$$\begin{split} Re_1\left(\phi_1\,Re_1^2,\varepsilon/D_1\right) &= Re_1\left(\left(\frac{-\Delta P_{at}\,D_1}{4\,\rho\,v^2\,L_1}\right)\left(\frac{\bar{v}\,D_1\,\rho}{\mu}\right)^2,\frac{\varepsilon}{D_1}\right) = \\ &= Re_1\left(\frac{-\Delta P_{at}\,D_1^3\,\rho}{4\,\mu^2\,L_1},\frac{\varepsilon}{D_1}\right) = Re_1\left(\frac{-\Delta P_{at}\,D_1^3\,\rho}{4\,\mu^2\,L_1},\frac{\varepsilon}{D_1}\right) = \\ &= Re_1\left(\frac{70*10^3*0.15^3*700}{4*(0.5*10^{-3})^2*100},\frac{0.005*10^{-3}}{0.15}\right) \cong \\ &\cong Re_1\left(\frac{70^2*1.5^3}{4*(0.5)^2}*10^5,33.333\,\mathbf{E}-6\right) \cong \\ &\cong Re_1\left(1.654\,\mathbf{E}9,3.333\,\mathbf{E}-5\right) \cong 1.00*10^6 \end{split}$$

$$\begin{split} &\cong Re_1 \left(1.654 \, \mathrm{E}9, 3.333 \, \mathrm{E}-5\right) \cong 1.00 * 10^6 \\ &\phi_{2.1} \left(Re_{2.1}, \varepsilon/D_{2.1}\right) = \phi_{2.1} \left(\frac{\rho \, v_{2.1} \, D_{2.1}}{\mu}, \frac{\varepsilon}{D_{2.1}}\right) = \\ &= \phi_{2.1} \left(\frac{\rho \, D_{2.1}}{\mu} \left(\frac{G_v}{\pi \, (D_{2.1}/2)^2}\right), \frac{\varepsilon}{D_{2.1}}\right) = \\ &= \phi_{2.1} \left(\frac{\rho \, 4}{\mu \, \pi \, D_{2.1}} \left(\bar{v} \, \pi (D_1/2)^2\right), \frac{\varepsilon}{D_{2.1}}\right) = \\ &= \phi_{2.1} \left(\frac{\rho \, 4}{\mu \, \pi \, D_{2.1}} \left(\left(\frac{Re_1 \, \mu}{\rho \, D_1}\right) \frac{\pi \, D_1^2}{4}\right), \frac{\varepsilon}{D_{2.1}}\right) = \\ &= \phi_{2.1} \left(\frac{Re_1 \, D_1}{D_{2.1}}, \frac{\varepsilon}{D_{2.1}}\right) \cong \phi_{2.1} \left(\frac{10^6 * 0.15}{0.2}, \frac{0.005 * 10^{-3}}{0.2}\right) \cong \\ &\cong \phi_{2.1} \left(7.5 \, \mathrm{E} \, 5, 2.5 \, \mathrm{E} \, -5\right) \cong 0.00149 \\ &\phi_{2.2} \left(\frac{Re_1 \, D_1}{D_{2.2}}, \frac{\varepsilon}{D_{2.2}}\right) \cong \phi_{2.2} \left(\frac{10^6 * 0.15}{0.1}, \frac{0.005 * 10^{-3}}{0.1}\right) = \end{split}$$

$$\begin{split} & :: W_{b.2} \cong \\ & \cong \left(\frac{0.00149*70}{0.2^5} + \frac{0.0020*50}{0.1^5}\right) \left(10^6*0.5*10^{-3}*0.15\right)^3 \, \frac{\pi}{700^2} = \\ & = \left(\frac{1.49*70}{2^5}*10^2 + 10^4\right) \left(5*15\right)^3 \, \frac{\pi}{700^2} \cong 2.793 \, \text{E4} > \\ & > W_{b.1} = -\Delta P_{b.1} \, G_v = -\Delta P_{b.1} \frac{Re_1 \, \mu \, \pi \, D_1}{\rho \, 4} \cong \\ & \cong 350*10^3 \frac{10^6*0.005*10^{-3}*\pi*0.15}{700*4} \cong 294.524 \end{split}$$

.. É necessário uma bomba mais forte

 $=\phi_{2.2} (1.5*10^5, 5*10^{-5}) \approx 0.0020$

Uma bomba desenvolve uma pressão de $800~\rm kN~m^{-2}$ e bombeia água por um tubo de $300~\rm m$ (diâmetro $= 1.5~\rm dm$) de um reservatório à pressão atmosférica para um reservatório $60~\rm m$ acima, também à pressão atmosférica. Com as válvulas completamente abertas o caudal é $0.05~\rm m^3~s^{-1}$. Devido à corrosão e às incrustações, a rugosidade efectiva do tubo aumenta $10~\rm vezes$. De que percentagem diminui o caudal? Despreze a variação de energia cinética.

$$\begin{array}{lll} \cdot \ \Delta P_b = 800 \ {\rm kN \, m^{-2}} & & \cdot \ Z_2 = 60 \, {\rm m} & & \cdot \ \mu = 1 \ {\rm E} - 3 \, {\rm kg \, m^{-1} \, s^{-1}} \\ \\ \cdot \ L = 300 \, {\rm m} & & \cdot \ G_{v.0} = 0.05 \, {\rm m^3 \, s^{-1}} & & \\ \cdot \ D = 1.5 \, {\rm dm} & & \cdot \ \varepsilon = 10 \, \varepsilon_0 & & \cdot \ \rho = 1000 \, {\rm kg \, m^{-3}} \end{array}$$

Resposta

$$\begin{split} &\frac{G_{v.1}}{G_{v.0}} = G_{v.0}^{-1} \, \bar{v}_1 \, \pi \, (D/2)^2 = \frac{\pi \, D^2}{G_{v.0} \, 4} \left(\frac{Re_1 \, \mu}{D \, \rho}\right); \\ &\varepsilon_0 \, (\phi, Re) = \varepsilon_0 \left(\frac{-\Delta P_{at} \, D}{4 \, L \, v^2 \, \rho}, \frac{\bar{v} \, D \, \rho}{\mu}\right) = \\ &= \varepsilon_0 \left(\frac{h_{at} \, \rho \, g \, D}{4 \, L \, \rho} \left(\frac{G_v}{\pi \, (D/2)^2}\right)^{-2}, \frac{D \, \rho}{\mu} \frac{G_v}{\pi \, (D/2)^2}\right) = \\ &= \varepsilon_0 \left(\frac{(h_b - Z_2) \, g \, \pi^2 \, D^5}{L \, G_v^2 \, 64}, \frac{\rho \, G_v \, 4}{\mu \, \pi \, D}\right) = \\ &= \varepsilon_0 \left(\frac{\left(\frac{-\Delta P_b}{\rho \, g} - Z_2\right) \, g \, \pi^2 \, D^5}{L \, G_v^2 \, 64}, \frac{\rho \, G_v \, 4}{\mu \, \pi \, D}\right) = \\ &= \varepsilon_0 \left(\frac{\left(\frac{-\Delta P_b}{\rho \, g} - Z_2\right) \, g \, \pi^2 \, D^5}{L \, G_v^2 \, 64 \, \rho}, \frac{\rho \, G_v \, 4}{\mu \, \pi \, D}\right) = \\ &= \varepsilon_0 \left(\frac{\left(800 * 10^3 + 60 * 10^3 * 9.780\right) \, \pi^2 * 0.15^5}{300 * 10^3 * 0.005^2 * 64 * 10^3}, \frac{10^3 * 0.05 * 4}{10^{-3} * \pi * 0.15}\right) = \\ &= \varepsilon_0 \left(\frac{\left(80 + 6 * 9.780\right) \, \pi^2 * 0.15^5}{3 * 5^2 * 64} * 10^2, \frac{10^6 * 4}{\pi * 3}\right) = \\ &= \varepsilon_0 \left(2.165 \, \mathrm{E} - 3, 4.244 \, \mathrm{E5}\right) \cong 0.00059 * 0.15 = 8.85 * 10^{-5} \end{split}$$

$$\begin{split} Re_1\left(\phi_1\,Re_1^2,\varepsilon_1/D\right) &= Re_1\left(\left(\frac{-\Delta P_{at}\,D}{4\,L_{eq}\,v_1^2\,\rho}\right)\left(\frac{\bar{v}_1\,D\,\rho}{\mu}\right)^2,\frac{10\,\varepsilon_0}{D}\right) = \\ &= Re\left(\frac{-\Delta P_{at}\,D^3\,\rho}{4\,L_{eq}\,\mu^2},\frac{10\,\varepsilon_0}{D}\right) = Re\left(h_{at}\,\rho\,g\frac{D^3\,\rho}{4\,L_{eq}\,\mu^2},\frac{\varepsilon}{D}\right) = \\ &= Re\left((h_b-Z_2)\frac{D^3\,\rho^2\,g}{4\,L_{eq}\,\mu^2},\frac{\varepsilon}{D}\right) = Re\left(\left(\frac{-\Delta P_b}{\rho\,g}-Z_2\right)\frac{D^3\,\rho^2\,g}{4\,L_{eq}\,\mu^2},\frac{\varepsilon}{D}\right) = \\ &= Re\left((-\Delta P_b-Z_2\,\rho\,g)\frac{D^3\,\rho}{4\,L_{eq}\,\mu^2},\frac{\varepsilon}{D}\right) = \\ &= Re\left((800*10^3-60*10^3*9.780)\frac{(0.15)^3\,10^3}{4*300*(10^{-3})^2},\frac{10\varepsilon_0}{0.15}\right) = \\ &= Re\left((800-60*9.780)\frac{(0.15)^3}{4*300}*10^{12},\frac{10\varepsilon_0}{0.15}\right) \end{split}$$

Pretende-se construir um permutador de calor com um certo número de tubos, todos com 25 mm de diâmetro e 5 m de comprimento, dispostos em paralelo. O permutador será utilizado como arrefecedor, com uma capacidade de 5 MW e o aumento de temperatura na água de alimentação deve ser de 20 K. Sabendo que a queda de pressão nos tubos não deve exceder $2 \, \mathrm{kN \ m^{-2}}$, calcular o número mínimo de tubos a instalar. Supor que os tubos são lisos.

Dados

$$\mu = 1 \,\mathrm{mN}\,\mathrm{s}\,\mathrm{m}^{-2}$$

$$\rho = 1000 \,\mathrm{kg} \,\mathrm{m}^{-1}$$

$$C_n(\mathrm{H_2O}) = 4.18 \; \mathrm{E} \, \mathrm{3} \, \mathrm{J} \, \mathrm{kg}^{-1} \, \mathrm{K}^{-1}$$

Calcular o diâmetro hidráulico médio (d_{hm}) do espaço anelar entre um tubo de $4~{\rm cm}$ e outro de $5~{\rm cm}$.

$$d_{hm}=4\,\frac{\rm sess\~{a}o~reta}{\rm per\'{i}metro~molhado}$$

Um permutador de calor de caixa e tubos tem uma secção recta conforme se representa na figura seguinte. O permutador consiste em 9 tubos com diâmetro de 2.5 cm inseridos dentro de uma conduta circular com um diâmetro de 12.5 cm. O permutador tem um comprimento de 1.5 m. No lado da caixa circula água, e no interior dos tubos circula um termofluído.

água
$$\rho = 1000\,\mathrm{kg\,m^{-3}}$$
 $\mu = 1\,\,\mathrm{E} - 3\,\mathrm{kg\,m^{-1}\,s^{-1}}$ termofluído $\rho = 8000\,\mathrm{kg\,m^{-3}}$ $\mu = 5\,\,\mathrm{E} - 3\,\mathrm{kg\,m^{-1}\,s^{-1}}$

Q4 –

Calcule a queda de pressão ($-\Delta P_{at}$) no lado da caixa quando o caudal de água em circulação nessa zona é $G_v=0.825\,\mathrm{m^3min^{-1}}$. Suponha que tanto a parede exterior dos tubos como a parede interna da caixa têm superfícies lisas. Para efeitos de cálculo use o diâmetro hidráulico médio d_{hm} :

$$d_{hm}=4\,rac{ ext{sess\~ao reta}}{ ext{perímetro molhado}}$$

Q4 – 5 b)

Calcule o caudal de termofluído em circulação no interior dos tubos quando a queda de pressão no interior dos tubos é ($-\Delta P_{at}=6\,\mathrm{kPa}$). A rugosidade da superfície interior dos tubos é $0.2\,\mathrm{mm}$.



Circula água a 2 m/s por um tubo de 2.5 m de comprimento e 25 mm de diâmetro. Sabendo que o tubo está a 320 K e que a água entra a 293 K e sai a 295 K, qual é o valor do coeficiente de transferência de calor.

Agua:

•
$$C_P = 4181 \,\mathrm{J \, g^{-1} \, K^{-1}}$$
 • $\rho = 1000 \,\mathrm{kg \, m^{-3}}$

$$\begin{split} \bar{h} &= h_{int} = \frac{Q}{A_{cont,int} \ \Delta T_{\ln}} = \frac{G_{Agua} \ C_{P,agua} \ \Delta T_{agua}}{A_{cont,int} \ \left(\frac{\Delta \Delta T}{\Delta \ln \Delta T}\right)} = \\ &= \frac{(\rho \ v \ A_{int}) \ C_{P,agua} \ \Delta T_{agua}}{A_{cont,int} \ (\Delta T_2 - \Delta T_1)} \ln \frac{\Delta T_2}{\Delta T_1} = \\ &= \frac{(1000 * 2 * \pi * (25 * 10^{-3})^2) * 4181 * (295 - 293)}{\pi * (25 * 10^{-3}/2) 2.5 \ ((320 - 295) - (320 - 293))} \ln \frac{320 - 295}{320 - 293} = \\ &= -2 * 2 * 4181 * 10 \ln \frac{320 - 295}{320 - 293} \cong 1287.096 \ E1 \end{split}$$



Um permutador de calor de invólucro e tubos (com 10 tubos que realizam 8 passagens pelo invólucro) está dimensionado para aquecer $2.5\,\mathrm{kg\,s^{-1}}$ de água de $15\,^\circ\mathrm{C}$ a 85 °C. O aquecimento é conseguido graças à passagem de um óleo de processo, que se encontra disponível a $160\,^\circ\mathrm{C}$. O coeficiente de filme do lado do óleo assume o valor de $400\,\mathrm{W\,m^{-2}\,K^{-1}}$. A água circula pelo interior dos tubos. Os tubos possuem um diâmetro externo de $25\,\mathrm{mm}$ e um diâmetro interno de $23\,\mathrm{mm}$. Sabendo que o óleo sai do permutador de calor a $100\,^\circ\mathrm{C}$, calcule: Fator de Correlação de $\theta_m: y=0.87$

- Condutividade da parede do tubo: $k_W = 45 \,\mathrm{W \, m^{-1} \, K^{-1}}$
- $\overline{|\cdot|C_{p,oleo}|} = 2350\,\mathrm{J\,kg}^{-1}\,\mathrm{K}^{-1}$
- $\cdot C_{p,agua} = 4181 \,\mathrm{J\,kg}^{-1} \,\mathrm{K}^{-1}$
- $\mu_{aqua} = 548 * 10^{-6} \,\mathrm{kg} \,\mathrm{m}^{-1} \,\mathrm{s}^{-1}$

•
$$k_{agua} = 0.643 \,\mathrm{W}\,\mathrm{m}^{-1}\,\mathrm{K}^{-1}$$

$$\cdot \rho_{agua} = 1000 \,\mathrm{kg} \,\mathrm{m}^{-1}$$

07 - 3 a

O caudal mássico de óleo necessário para realizar a operação desejada.

$$G_{modes} = \frac{Q_{oleo}}{Q_{oleo}} = \frac{-Q_{agua}}{Q_{oleo}} = 0$$

 $= -\frac{G_{m,agua} \, C_{m,p,agua} \, \Delta T_{agua}}{C_{m,p,oleo} \, \Delta T_{oleo}} = -\frac{2.5 * 4181 * (85 - 15)}{2350 * (100 - 160)} \cong 5.189$

 $G_{m,oleo,1} = \overline{\frac{Q_{oleo}}{C_{m,p,oleo} \ \Delta T_{oleo}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo} \ \Delta T_{oleo}}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo} \ \Delta T_{oleo}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo} \ \Delta T_{oleo}}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo} \ \Delta T_{oleo}}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo} \ \Delta T_{oleo}}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo} \ \Delta T_{oleo}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo} \ \Delta T_{oleo}}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo}}} = \overline{\frac{-Q_{agua}}{C_{m,p,oleo}}}} = \overline{\frac{-Q_{ag$

O comprimento que deverá ter cada tubo do permutador.

$$\begin{split} & L = \frac{A_c}{2\pi r_c} - \frac{A_i}{2\pi r_i}; & (\bar{b}_i A_i)^{-1} - \\ & = \frac{y \ A(\Delta T)_{\text{In}}}{Q_{aguai}} = \frac{y \ \left(\frac{\Delta T_i}{\Gamma_c(\Delta T_i)}\Delta T_{0i}\right)}{(G_{m,agna}C_{p,agua}}\Delta T_{aguai})} = \\ & = \frac{y \ (\Delta T_i - \Delta T_0)}{(G_{m,agna}C_{p,agua}}\Delta T_{aguai}) \ln (\Delta T_i/\Delta T_0)} - \\ & = (b_i A_i)^{-1} + (b_c A_c)^{-1} + \frac{x_v}{k_w} = \\ & = \left(\frac{\left(\left(\frac{k_{agua}0.023}{D_i} \left(\rho D_s u\right) \ln (\Delta T_i/\Delta T_0)}{h_{aguai}}\right)^{0.8} \left(\frac{C_{p,agua}\mu_{agua}}{k}\right)^{0.4}\right) \left(2\pi (D_i/2) L\right)^{-1} + \\ & + (b_c 2\pi (D_c/2) L)^{-1} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{A_c - A_i}{\ln (A_c/A_i)}\right)^{-1} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{A_c - A_i}{D_s a_{guai}} \right)^{-1} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{A_c - A_i}{D_s a_{guai}} \right)^{-1} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{A_c - A_i}{D_c - D_i}\right) \left(\pi L\right)^{-1} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{A_c - A_i}{D_c - D_i}\right) \left(\frac{D_c - D_i}{D_c - D_i}\right) \left(\pi L\right)^{-1} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{P_{agua}}{D_s a_{guai}} \frac{P_{agua}}{D_s} \frac{P_s}{k_w} \right)^{-0.8} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{P_{agua}}{D_s} \frac{P_s}{D_s} \frac{P_s}{k_w} \right)^{-0.8} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{P_{agua}}{D_s} \frac{P_s}{D_s} \frac{P_s}{k_w} \right)^{-0.8} + \frac{P_{agua}}{k_w} \left(\frac{P_{agua}}{D_s} \frac{P_s}{D_s} \frac{P_s}{N_s} \frac{P_s}{N$$

Q7 - 3 c

A área total necessária.

$$A_w = \frac{A_e - A_i}{\ln(A_e/A_i)} = \pi L \frac{D_e - D_i}{\ln(D_e/D_i)} \cong \pi \, 379.147 \frac{(25-23)*10^{-3}}{\ln(25/23)} \cong 28.570$$

Condensa-se benzeno à temperatura de 353 $\rm K$ no exterior dos tubos dum permutador de calor do tipo caixa/tubos, com tubos verticais de diâmetros interior 22 $\rm mm$ e exterior 25 $\rm mm$, fazendo passar água pelo interior dos tubos a um caudal de 0.03 $\rm m^3/s$. Qual será o comprimento total de tubo necessário, sabendo que a água entra a 290 $\rm K$ e sai a 300 $\rm K$, e que o coeficiente de transferência de calor do lado da água é 850 $\rm W~m^{-2}~K^{-1}$?

- Condutividade térmica do material da parede do tubo: $k_w = 45 \, \mathrm{W \, m^{-1} \, K^{-1}}$

$$\begin{split} & \cdot C_{p,agua} = 4181 \text{J kg}^{-1} \text{K}^{-1} & \cdot \rho_{agua} = 1000 \text{kg m}^{-3} \\ & \cdot \rho_{bea} = 0.35 * 10^{-3} \text{ kg m}^{-1} \text{s}^{-1} & \cdot \rho_{bea} = 880 \text{ kg m}^{-3} \\ & \cdot k_{bea} = 0.15 \text{ W m}^{-1} \text{K}^{-1} & \cdot \lambda_{bea} = 394 \text{ kJ kg}^{-1} \\ \\ & L = \frac{A_c}{\pi D_c} = \frac{A_i}{\pi D_i}; \quad (\bar{h} A)^{-1} = \frac{\Delta (\Delta T)_{,n}}{Q_{agua}} = \frac{\left(\frac{\Delta T_i - \Delta T_{0}}{\ln(\Delta T_i - \Delta T_{0})}\right)}{(G_{m,agua} C_{p,agua} \Delta T_{agua})} = \\ & = \left((h_i A_i)^{-1} + (h_{bea} A_e)^{-1} + \frac{x_m}{k_m} A_m = \right) \\ & = \left((h_i D_i)^{-1} + (h_{bea} A_e)^{-1} + \frac{x_m}{k_m} A_m = \right) \\ & = \left((h_i D_i)^{-1} + (h_{bea} A_e)^{-1} + \frac{x_m}{k_m} A_m = \right) \\ & = \left((h_i D_i)^{-1} + (14 M_{bea} H_{bea})^{1/3}\right) (\pi D_e L)^{-1} + \\ & + \frac{(D_e - D_i)/2}{k_w} \left(\frac{\ln(A_e/A_i)}{A_e - A_i}\right) \\ & = \left((h_i D_i)^{-1} (\pi L)^{-1} + \frac{4^{1/3} \mu_{bin}^{1/3}}{1.47 k_{bea} \rho_{bea}^{2/3}} \frac{g^{1/3} D_e}{\rho_{baa}^{2/3}} \left(\frac{G_{bea}}{A_e/L}\right)^{1/3} (\pi L)^{-1} + \\ & + \frac{4^{1/3} \mu_{bin}^{1/3}}{1.47 k_{bea} \rho_{bea}^{2/3}} \frac{g^{1/3} D_e}{\rho_{agua}^{2/3}} \left(\frac{(Q_{bea} C_{p,bea}^{-1} \rho_{bea}^{-1}) L}{(\pi D_e L)}\right)^{1/3} + \\ & + \frac{4^{1/3} \mu_{bin}^{1/3}}{1.47 k_{bea} \rho_{bea}} \frac{g^{1/3} D_e^{1/3} \pi^{1/3} C_{p,bea}^{1/3}}{\rho_{abea}^{2/3}} \left(-Q_{agua}\right)^{1/3} + \\ & + \frac{4^{1/3} \mu_{bin}^{1/3}}{1.47 k_{bea} \rho_{bea}} \frac{g^{1/3} D_e^{1/3} \pi^{1/3} C_{p,bea}^{1/3}}{\rho_{abea}^{1/3}} \right) \\ & \Rightarrow L = \\ & + \frac{(h_i D_i)^{-1}}{2 k_w} + \frac{(\pi L)^{-1}}{2 k_w}$$

 $*\left(rac{G_{m,agua}\,C_{p,agua}\,\Delta T_{agua}}{\pi(\Delta T_1-\Delta T_0)}\lnrac{\Delta T_1}{\Delta T_0}
ight)$



Numero de Reynald
$$\theta Re^2 = \frac{(-AP)D \beta^3}{L 4 \mu^2} \cong 3298978.977$$

$$\frac{D}{e} = \frac{0.115 \times 10^{-3}}{26.5 \times 10^{-3}} \cong 0.004 \implies 32.8 \times 10^4$$

$$L = \frac{A_c}{2\pi T_s} = \frac{A_t}{GM_t/M_D} = \frac{A_t^T - AT_s}{GM_t/M_D} = \frac{A_t^T - AT_s}{GM_t/M_D} = \frac{A_t^T - AT_s}{(G_{m,agua} C_{p,agua} \Delta T_{pgua}) \ln (\Delta T_t/\Delta T_0)} = \frac{A_t^T - AT_s}{(G_{m,agua} C_{p,agua} \Delta T_{pgua}) \ln (\Delta T_t/\Delta T_0)} = \frac{330 - \Delta T_0}{(G_{m,agua} C_{p,agua} \Delta T_{pgua}) \ln (\Delta T_t/\Delta T_0)} = \frac{(h_t A_t)^{-1} + (h_c A_c)^{-1} + \frac{x_u}{k_w A_w} + \frac{R_{ext,inerust}}{A_{incrust,interus}} + \frac{x_{int}}{K_{int} A_{incrust,interus}} = \frac{\left(0.023 \frac{K}{O_t} \left(\frac{pD_t u}{\mu} \right)^{0.8} \left(\frac{C_p \mu}{K} \right)^{0.4} (1 + 3.5 (D_t/D_s)) \right)^{-1} A_t^{-1} + \frac{(D_c - D_t)/2}{d_t} \left(\frac{\mu}{K} \right)^{0.41} \left(\frac{C_p \mu}{K} \right)^{0.32} \left(\frac{1}{\mu} + 3.5 (D_t/D_s) \right)^{-1} A_t^{-1} + \frac{R_{ext,inerust}}{A_{incrust,interus}} + \frac{R_{ext,inerust}}{(\ln (A_c/A_t))} + \frac{R_{ext,inerust}}{A_{incrust,interus}} + \frac{R_{ext,inerust}}{(\ln (A_c/A_t))} + \frac{R_{ext,inerust}}{A_{incrust,interus}} + \frac{R_{ext,inerust}}{A_{incrust,in$$