

P2 de ME 5330 – Turma C

“Não conheço nenhuma fórmula infalível para obter o sucesso, mas conheço uma forma infalível de fracassar: tentar agradar a todos.” [John F. Kennedy](#)

1ª Questão: A bomba ETA 125 – 26, cujas curvas são dadas na página 2, encontra-se operando em paralelo com outra igual, ambas com rotor de 230 mm (230  $\phi$ ) e rotação de 1740 rpm, numa instalação cuja a cota geométrica (diferença de cota entre a seção inicial e final) é igual a 15 m e, na situação descrita a bomba contribui com uma vazão de 150 m<sup>3</sup>/h. Sabendo-se que os reservatórios de captação e de distribuição encontram-se abertos à pressão atmosférica e que as tubulações utilizadas nas bombas são iguais, pergunta-se:

- qual a potência das bombas na associação em paralelo? (valor – 0,25)
- qual o NPSH<sub>r</sub> da associação? (valor – 1,25)
- qual a vazão recalcada por uma das bombas funcionando sozinha na mesma instalação? (valor – 0,50)
- qual a potência da bomba sozinha? (valor – 0,25)
- qual o NPSH<sub>r</sub> da bomba quando opera sozinha? (valor – 0,25)

Dados: o fluido transportado é água a 25<sup>0</sup>C, a variação das equações da CCI para a associação em paralelo das bombas e a bomba operando sozinha pode ser observada no termo que depende da vazão, o qual para a bomba operando sozinha é obtido multiplicando o mesmo por 1,10, considera-se a instalação hidráulica, seja para o funcionamento isolado da bomba, seja para **associação em paralelo**, como tendo um único diâmetro de aço 40 e neste caso, para a vazão da associação em paralelo, com velocidade econômica aproximadamente igual a 1,64 m/s e com velocidade de escoamento superior a 0,6 m/s para qualquer vazão de operação, o coeficiente de perda de carga distribuída é considerado na região hidraulicamente rugosa e o NPSH<sub>requerido</sub> é calculado pela expressão:

$$\text{NPSH}_r = 10 - H_s + \frac{v^2}{2g} + 0,5$$

$$\text{NPSH} = (\text{m})$$

$$H_s = \text{altura de sucção (m)}$$

$$v = \text{velocidade de sucção (m/s)}$$

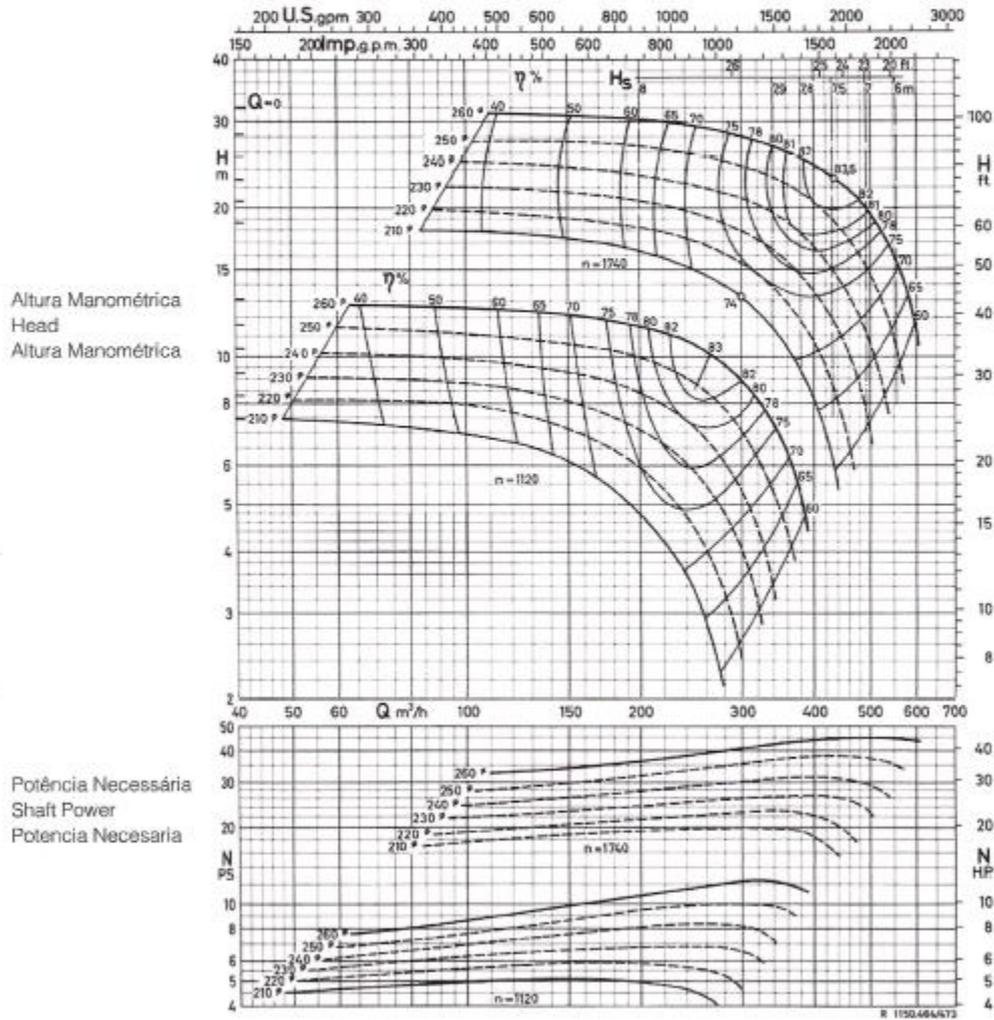
$$g = \text{aceleração da gravidade (m/s}^2\text{)}$$

Pode-se considerar o H<sub>s</sub> (altura de sucção) aproximadamente igual a 8,0 m para o intervalo

$$110 \leq Q_{\tau} < 200 \frac{\text{m}^3}{\text{h}}, \text{ o fabricante informa que cai até } 7,6$$

m para a vazão de 110 m<sup>3</sup>/h, porém, para esse exercício, se necessário, considera-se a aproximação anterior.

Bomba Tipo Pump Type Tipo de Bomba	<b>KSB ETA</b>	Tamanho Size Tamaño	<b>125-26</b>	
Oferta nº Project - No. Oferta - nº	Item nº Item - No. Oferta - nº	Velocidade Nominal Nom. Rotative Speed Velocidad Nominal	<b>1740 rpm</b> <b>1120 rpm</b>	



Dados válidos para densidade de 1 kg/dm<sup>3</sup> e viscosidade cinemática até 20 mm<sup>2</sup>/s.  
Data applies to a density of 1 kg/dm<sup>3</sup> and kinematic viscosity up to 20 mm<sup>2</sup>/s.  
Datos válidos para densidad 1 kg/dm<sup>3</sup> y viscosidad cinemática hasta 20 mm<sup>2</sup>/s.

Garantia das características de funcionamento conforme ISO 2548.  
Operating data according to ISO 2548.  
Garantía de las características de funcionamiento según ISO 2548.

2ª Questão: Um dos estágios de uma bomba de alimentação de caldeiras de 6 estágios em série encontra-se representado na CCB da bomba AZ 125-250, através da curva correspondente ao rotor de diâmetro  $\phi$  230. Esta bomba fornece 250 m<sup>3</sup>/h de água a 65<sup>0</sup>C a uma caldeira, numa instalação em que a linha de sucção possui diâmetro de 200 mm, comprimento total de 10 m, e a linha de recalque tem o mesmo diâmetro, com comprimento total de 90 m. A diferença de nível entre a caldeira e o reservatório de captação, que se encontra aberto e submetido à pressão atmosférica de 0,1 MPa, é igual a 10 m. Calcular:

- a potência da bomba para a situação descrita; (valor – 0,50)
- a pressão manométrica na saída da caldeira (pressão da caldeira); (valor – 1,0)
- a perda de carga na tubulação; (valor – 0,50)
- a altura de sucção máxima da bomba. (valor – 0,50)

Observações: a altura de sucção máxima da bomba é a cota do nível de captação em relação ao eixo da bomba (PHR) quando a reserva contra a cavitação é nula e o comprimento da tubulação de recalque até a saída da caldeira é considerado desprezível.

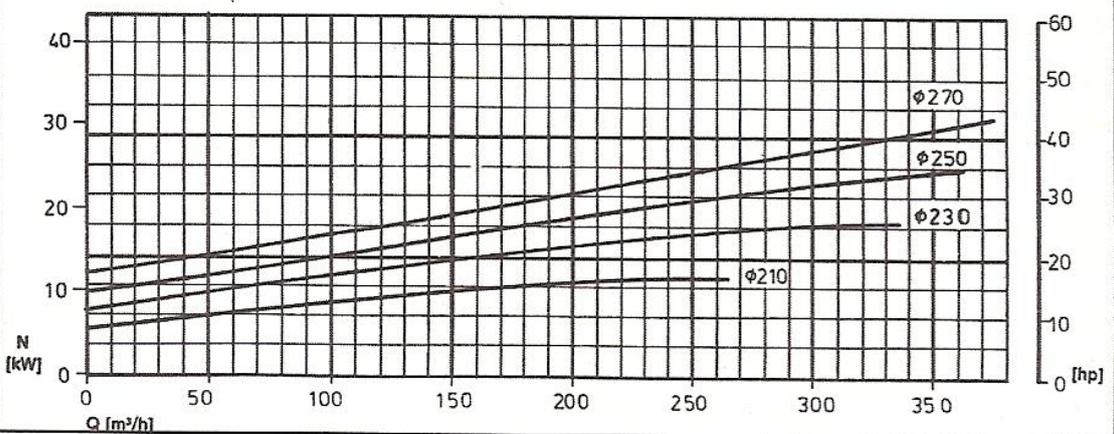
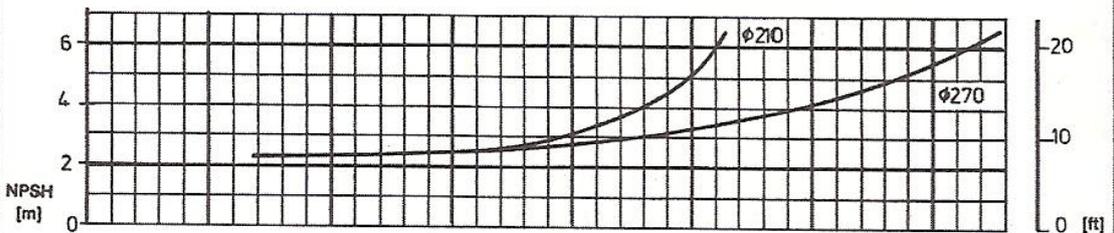
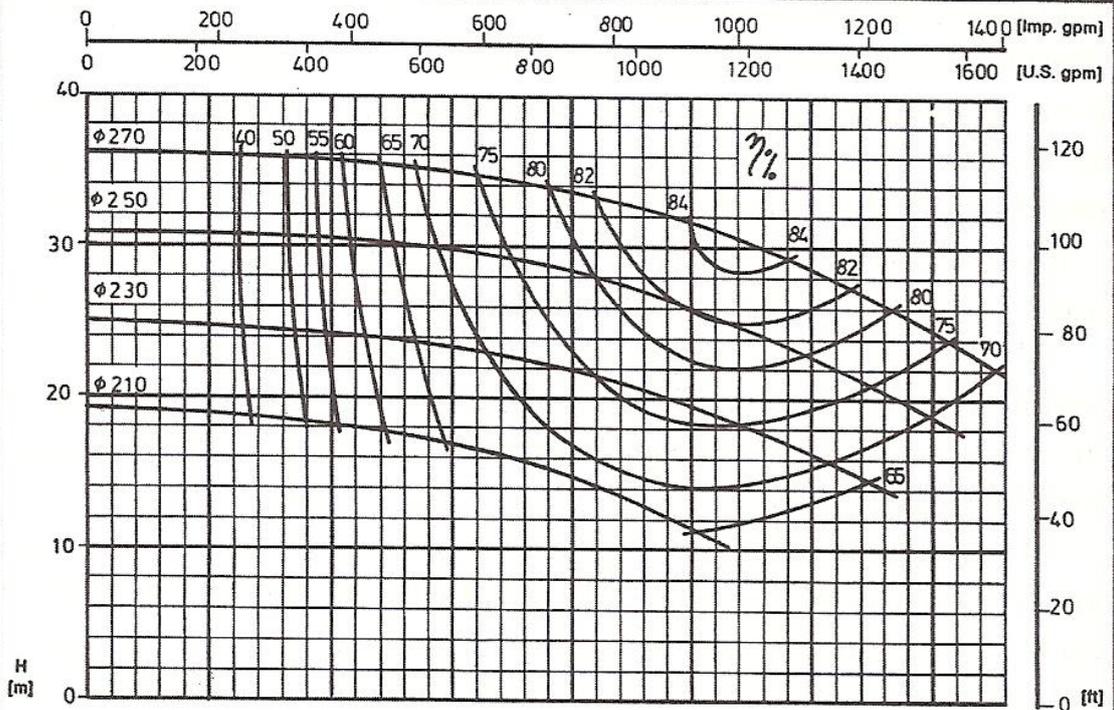
Dados: rugosidade relativa da tubulação (K) igual a 0,2 mm; o NPSH<sub>r</sub> para o diâmetro de rotor igual a 230 é praticamente igual ao do diâmetro do rotor igual a 210 mm, para a água a 65<sup>0</sup>C, tem-se:

$$\rho = 980,58 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$$

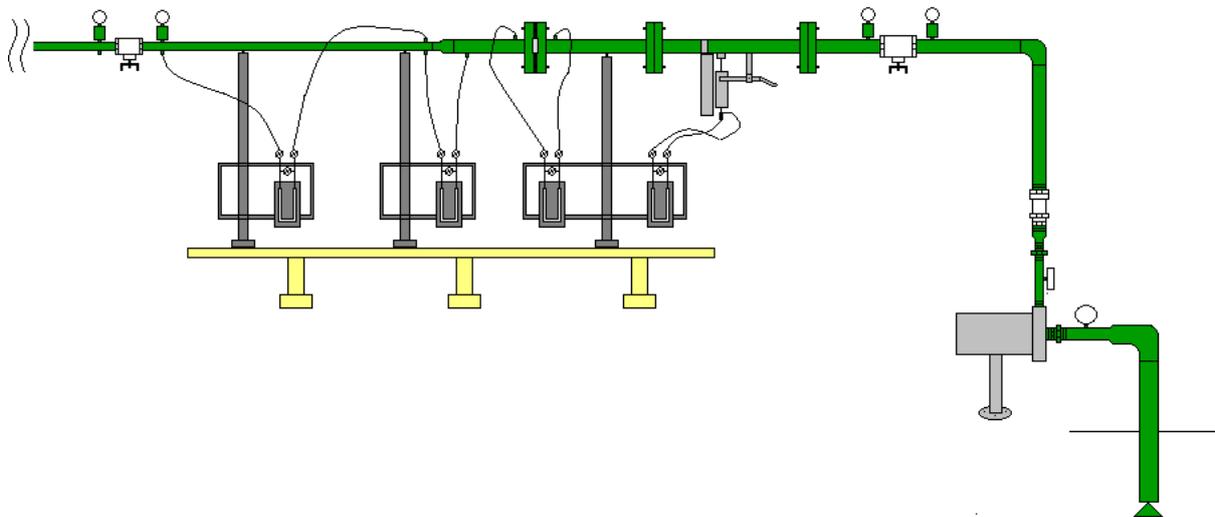
$$\mu = 0,000427 \frac{\text{N} \times \text{s}}{\text{m}^2} \text{ (ou } \frac{\text{kg}}{\text{m} \times \text{s}} \text{)}$$

$$p_{\text{vapor}} = 24997,1 \text{ Pa (abs)}$$

<b>SULZER</b>	$n_q$ 37		Zeichng. Nr.	Mod. Nr. 1%	Mod. Nr. 2%	No. <b>K 6.1100.051/1</b>		
		Gehäuse	0-500882	140 384			Grandeur – Baugröße – Size	
		Laufrad, 1. Stufe				<b>AZ 125-250</b>		
		Laufrad	3-500878	500878				
Dia. de grain maxi. Max. Korngröße Max. grain size	mm mm mm		Leitrad			Bride aspiration Saugstutzen Suction branch	DN NW ND	150
Vitesse Drehzahl Speed	17 50	t/mn U/min rpm	Sens de rotation Drehrichtung Rotation	à droite rechts clockwise	vu côté accouplement v. Antrieb facing coupling	Bride refoulement Druckstutzen Discharge branch	DN NW ND	125



3ª Questão: De acordo com o fabricante de acessórios para instalações hidráulicas Tupy, o comprimento equivalente da redução de 1 ½ " para 1" é 0,16 m. Porém, um aluno de Mecânica dos Fluidos para Eng. Química, ao fazer um estudo da curva característica de uma instalação do laboratório da FEI, percebeu que a CCI obtida experimentalmente estava diferente da CCI obtida através de cálculos utilizando os comprimentos equivalentes e coeficientes de perdas de carga singulares. Daí resolveu determinar o Leq de algumas singularidades da bancada estudada. Uma das singularidades estudadas pelo aluno foi a redução de 1 ½ " para 1", como mostrado no esquema a seguir.



Os dados coletados pelo aluno para o estudo das perdas da redução foram os seguintes: comprimento do trecho da perda distribuída = 2,02 m, comprimento do trecho de tomada de pressão da redução de 1 ½ " para 1" = 0,18 m, desnível do mercúrio da tomada de pressão da redução = 0,155 m, desnível do mercúrio da tomada de pressão do trecho da perda distribuída = 0,18 m, para o tanque de área 0,546 m<sup>2</sup> instalado no final da instalação subir 20 cm demorou 41,8 s. Considere que a temperatura do laboratório para o ensaio foi de 25 °C, e que a temperatura da água é 2 °C a menos que a temperatura do ar ambiente. De acordo com as informações anteriores, e após localizar corretamente todos os dados levantados, responda e justifique as seguintes questões:

- qual é o coeficiente de perda de carga distribuída para o trecho de 1"? (valor – 0,15)
- qual o coeficiente de perda de carga singular e o comprimento equivalente da redução, considerando que há perda distribuída também no trecho da redução, portanto, considere o comprimento de tubulação da tomada de pressão da redução? (valor – 0,15)
- qual a diferença da perda de carga utilizando os valores do fabricante (f da planilha) e utilizando os valores experimentais obtidos? (valor – 0,20)