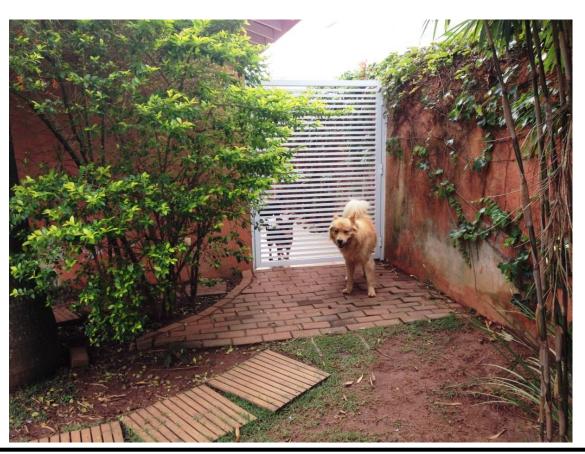
Décima segunda aula de ME5330

Primeiro semestre de 2015



Pretendemos bombear água a 40°C de um reservatório para outro mais elevado (carga estática igual a 21,3 m) através de 250 m de tubo de 12" aço 40 (Dint = 303,2 mm e A = 729,6 cm²) onde o coeficiente de perda de carga distribuída é igual a 0,0139. Operando com uma bomba de 1170 rpm, obtemos uma vazão de trabalho igual a 880 m³/h. Pede-se estimar o NPSHreq pelo fator de Thoma.

Outro exemplo de estimativa do NPSH_{req}:

Dados: 1 m³/h = 4,402868 gpm; massa específica da água igual a 992,2 kg/m³, perda de carga localizada na instalação é desprezível e que trata-se de uma bomba axiais (φ= 0,00145).

$$H_{B} = 21,3 + 0,0139 \times \frac{250}{0,3032} \times \frac{\left(880/3600\right)^{2}}{19,6 \times \left(729,6 \times 10^{-4}\right)^{2}}$$

$$H_{B} \approx 6,6m \rightarrow n_{q} = \frac{1170 \times \sqrt{880/3600}}{\sqrt[4]{6,6^{3}}} \approx 140,5 \text{rpm}$$

$$\sigma = 0.00145 \times (140.5)^{4/3} \cong 1.06$$
 : NPSH_{req} = $\sigma \times H_B = 1.06 \times 6.6 \cong 7.0$ m

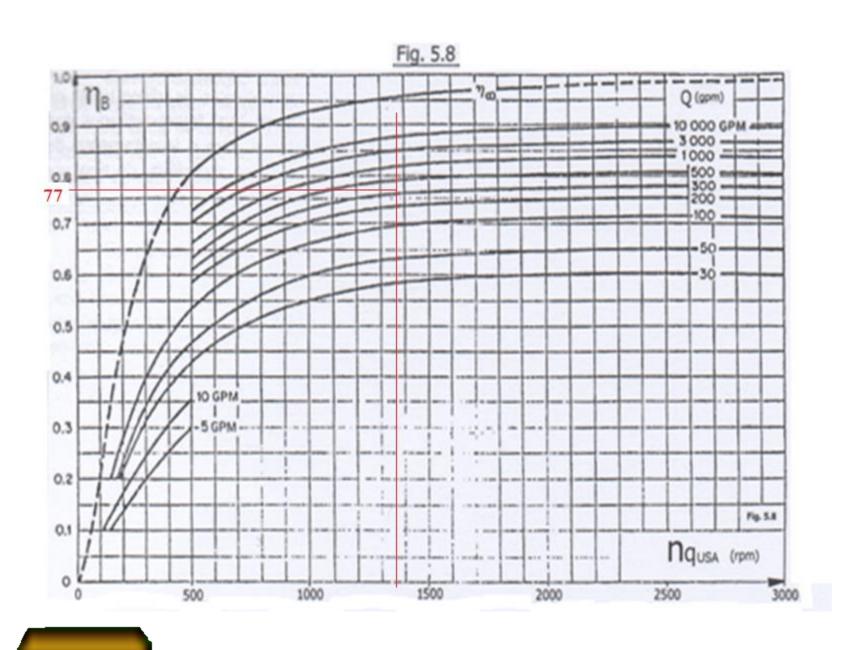
Outro exemplo para Estimar o rendimento em função da rotação específica nominal:

Um fabricante promete ter um rendimento de 75% quando sua bomba de 3500 rpm opera com uma vazão de 80 m³/h e uma carga manométrica de 54 m, será que podemos confiar nesta informação?

$$n_q = \frac{3500 \times \sqrt{80/3600}}{\sqrt[4]{54^3}} \cong 26,2 \text{rpm} \rightarrow \text{centrifuga radial}$$

$$n_{qUSA} \cong 26,2 \times 51,6475 \cong 1353,2rpm$$

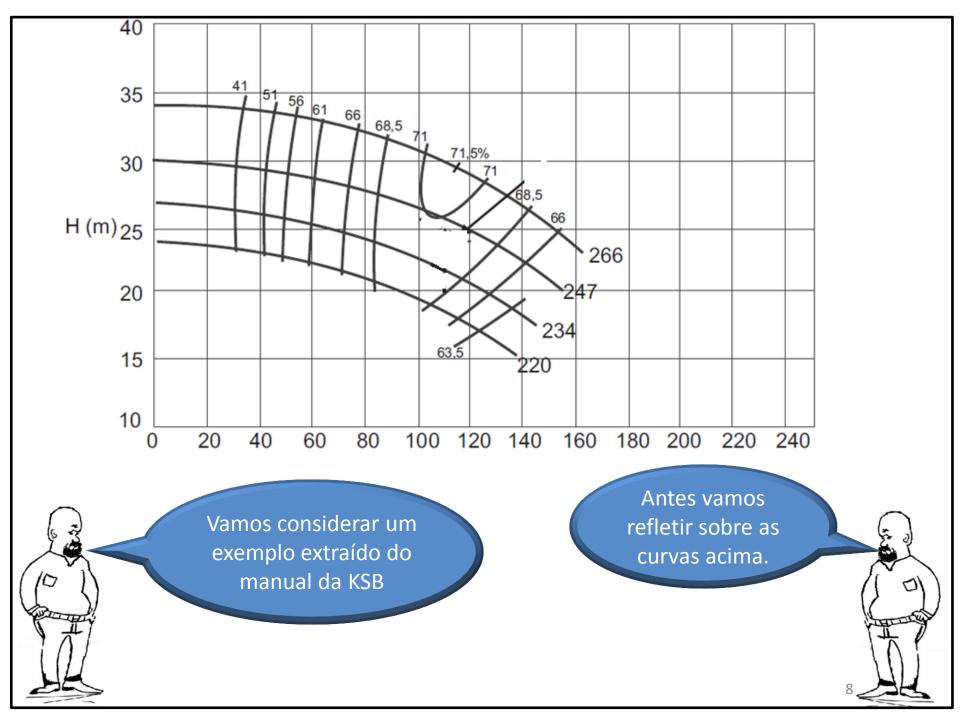
$$Q = 80 \times 4,402868 \cong 352,2gpm$$

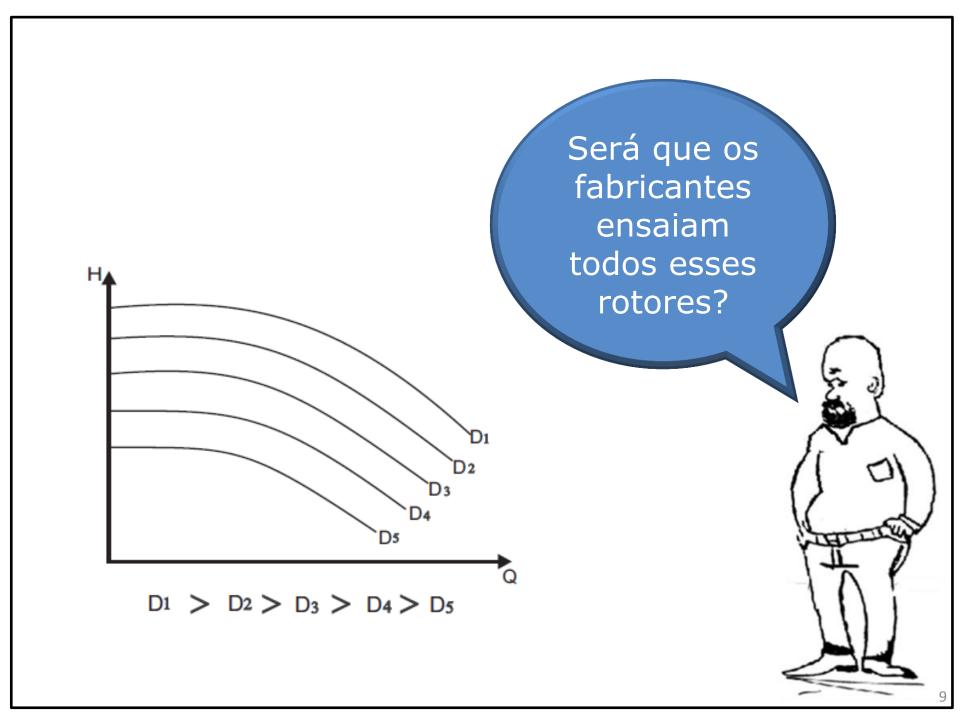










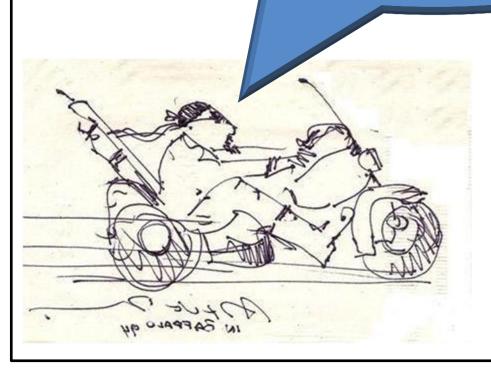


NÃO!

Os fabricantes partem do diâmetro do rotor máximo e o cortam em função da necessidade. Nas curvas do exemplo, partiu-se de 266 mm e se reduziu para 247, 234 e 220 mm.



E a reduzão do diâmetro do rotor radial de uma bomba, mantendo a mesma rotação, a curva característica da bomba se altera aproximadamente de acordo com as seguintes equações:



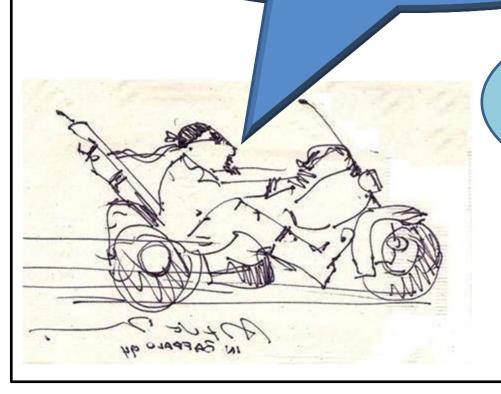
$$\frac{Q_{m}}{Q_{p}} = \frac{D_{R_{m}}}{D_{R_{p}}}; \frac{H_{B_{m}}}{H_{B_{p}}} = \left(\frac{D_{R_{m}}}{D_{R_{p}}}\right)^{2}$$

$$\frac{N_{B_m}}{N_{B_p}} = \left(\frac{D_{R_m}}{D_{R_p}}\right)^2$$

$$\therefore \frac{D_{R_{m}}}{D_{R_{p}}} = \frac{Q_{m}}{Q_{p}} = \sqrt{\frac{H_{B_{m}}}{H_{B_{p}}}} = \sqrt[3]{\frac{N_{B_{m}}}{N_{B_{p}}}}$$

11

Importante salientar que existem autores que propõem que o expoente da relação de diâmetros na expressão de Q deva ser entre 0,9 e 1,1 e outros autores afirmam que este expoente deve ser 2.



MUITOS DEVEM ESTAR PENSANDO: "MAS NÃO FOI ISSO QUE EU APRENDI EM MECFLU 1"

Influência do Diâmetro do Rotor

Nesta análise é importante se distinguir duas situações diferentes. A primeira delas é quando se trata de bombas geometricamente semelhantes, isto é, bombas cujas dimensões físicas têm um fator de proporcionalidade constante. Neste caso, a análise dos parâmetros adimensionais fornece as relações:

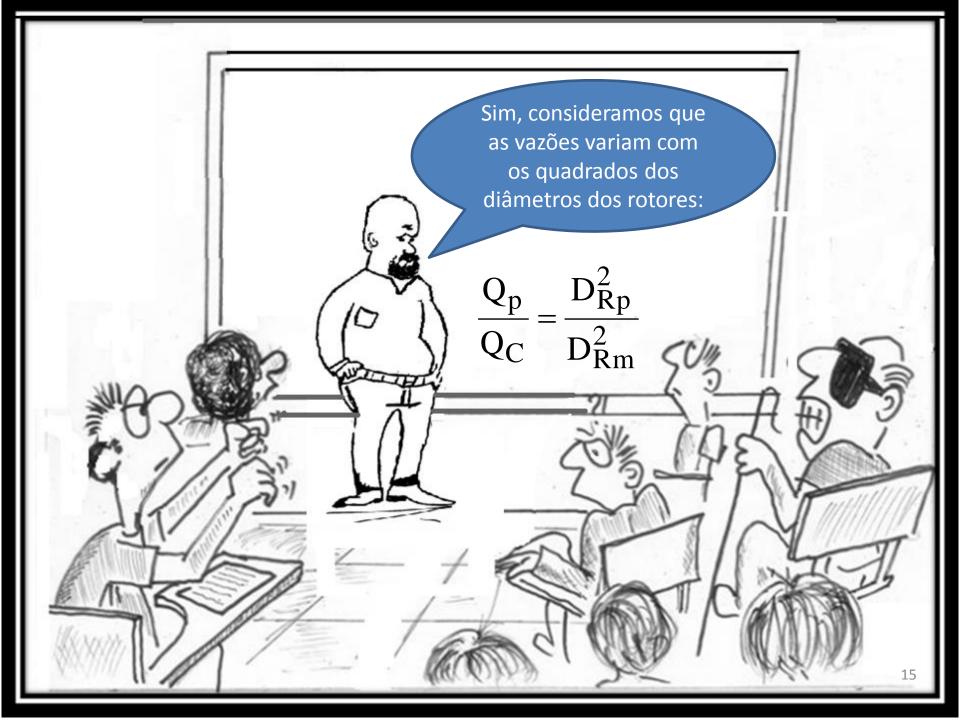
$$\frac{Q_{p}}{Q_{m}} = \left(\frac{D_{Rp}}{D_{Rm}}\right)^{3}; \qquad \frac{H_{Bp}}{H_{Bm}} = \left(\frac{D_{Rp}}{D_{Rm}}\right)^{2} \qquad e \qquad \frac{N_{Bp}}{N_{Bm}} = \left(\frac{D_{Rp}}{D_{Rm}}\right)^{5}$$

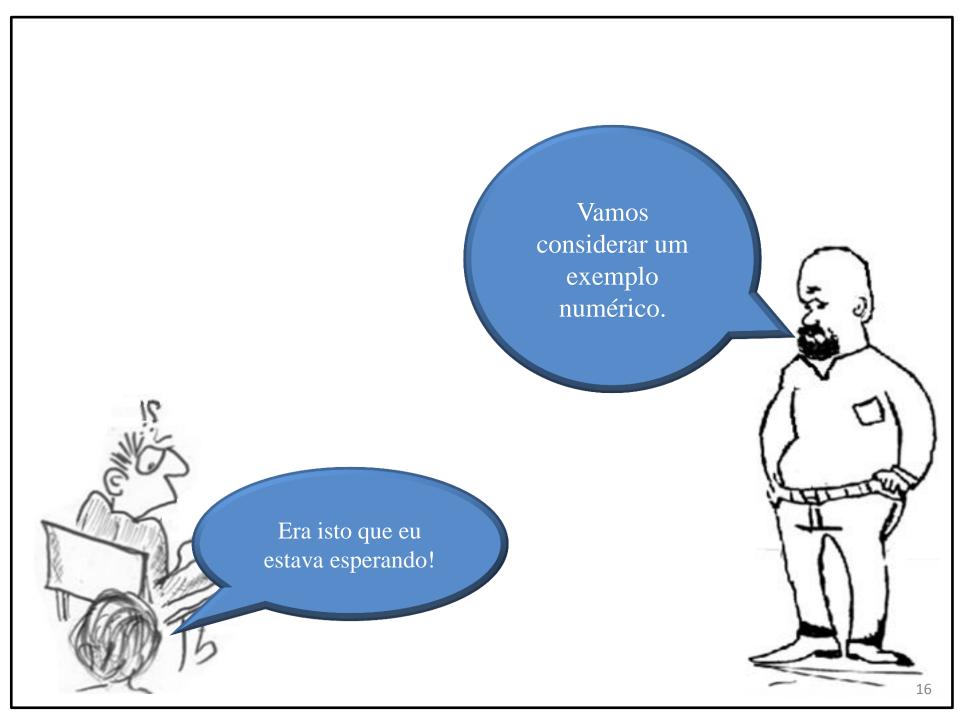
Vou isto que eu aprendi em mecflu 1!

A outra situação é aquela na qual existe uma redução no diâmetro externo do rotor, permanecendo as outras características físicas constantes. Esta alternativa é utilizada pelos fabricantes de bombas para ampliar a faixa de operação de suas máquinas. Desta forma, são montadas bombas com volutas idênticas, porém com rotores de diâmetro diferentes. Deve-se ter em mente que esta redução é limitada, pois a redução grande do diâmetro do rotor faz com que a eficiência da bomba seja bastante reduzida. Na prática esta redução está limitada a cerca de 20% do maior rotor. Neste caso, a análise não pode ser feita diretamente pelos parâmetros adimensionais. Pela recomendação de Karassik e Stepanoff, temos:

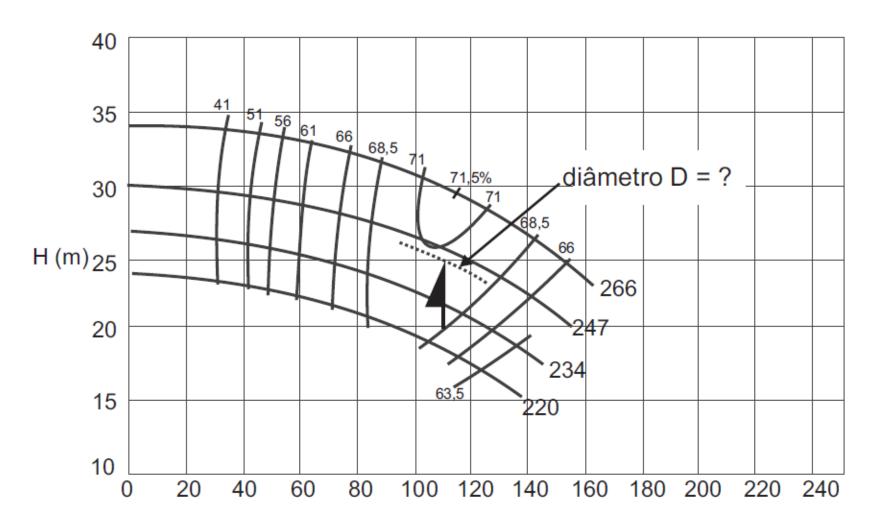
$$\frac{Q_2}{Q_1} = \left(\frac{D_{R2}}{D_{R1}}\right); \qquad \frac{H_{B2}}{H_{B1}} = \left(\frac{D_{R2}}{D_{R1}}\right)^2 \qquad e \qquad \frac{N_{B2}}{N_{B1}} = \left(\frac{D_{R2}}{D_{R1}}\right)^3$$

E existe outra possibilidade?

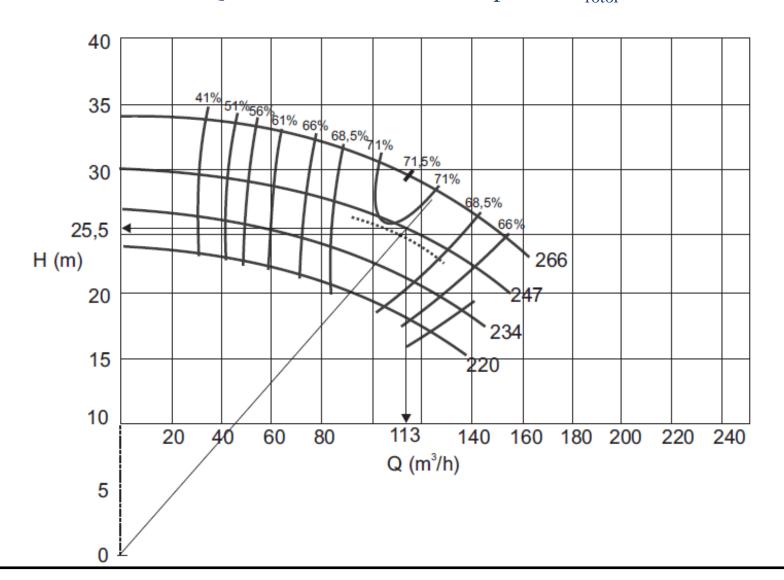




Para uma vazão de 110 m³/h e uma altura manométrica de 25 m determine o diâmetro do rotor.



Como este plano cartesiano não apresenta a origem, encontramos a origem do plano utilizando a mesma escala; traçamos a reta desta origem encontrada passando pelo ponto de operação e atingindo o D_{rotor} imediatamente acima, conforme mostrado abaixo, e encontramos Q = 113m /h e H = 25,5 m para o $D_{rotor} = 247$ mm.



Utilizando as fórmulas apresentadas, calcula-se o diâmetro do rotor:

$$D = D_1 \times \frac{Q}{Q_1} \Rightarrow D = 247 \times \frac{110}{113} \cong 240,4 \text{mm}$$

$$D = D_1 \times \sqrt{\frac{Q}{Q_1}} \Rightarrow D = 247 \times \sqrt{\frac{110}{113}} \therefore D \cong 243 \text{mm}$$

$$D = D_1 \times \sqrt{\frac{H}{H_1}} = D = 247 \times \sqrt{\frac{25}{25,5}} : D \cong 244,5 mm$$

