

Valor – 2 pontos: Um pesquisador está interessado em como os peixes nadam usando a oscilação de suas caudas como forma de propulsão. Chegou-se à conclusão que a força de propulsão F gerada pelo peixe depende de seu comprimento L , a densidade ρ do líquido através do qual o animal nada, sua velocidade V e a frequência Ω de oscilação de sua cauda, ou seja, $F = f(L, \rho, V, \Omega)$.

Em um conjunto de experimentos, o pesquisador obteve dados relativos a um filhote de marlim de comprimento $L_m = 0,1\text{ m}$, nadando com uma velocidade $V_m = 0,1\text{ m/s}$, e chegou à conclusão que a força de propulsão F_m em N se relaciona com a frequência de oscilação Ω_m da cauda, em rad/s, através da expressão:

$$F_m = A\Omega_m + B\Omega_m^2 \quad \text{onde } A = 2,5 \times 10^{-3} \text{ N.s e } B = 4 \times 10^{-5} \text{ N.s}^2$$

Calcule a força de propulsão F_p de um marlim adulto de dados L_p e V_p que oscila sua cauda com frequência $\Omega_p = 5 \text{ rad/s}$. Use ρ , V e L como base para construir os adimensionais. Considere que a densidade da água é $\rho_m = \rho_p = 1000 \text{ kg/m}^3$.

Dados:

a) $L_p = 0,2 \text{ m}$ $V_p = 0,2 \text{ m/s}$

b) $L_p = 0,2 \text{ m}$ $V_p = 0,1 \text{ m/s}$

c) $L_p = 0,3 \text{ m}$ $V_p = 0,2 \text{ m/s}$

d) $L_p = 0,2 \text{ m}$ $V_p = 0,4 \text{ m/s}$

e) $L_p = 0,3 \text{ m}$ $V_p = 0,3 \text{ m/s}$

Solução

É fácil ver que a análise dimensional fornece os adimensionais:

$$\Pi_1 = \frac{F}{\rho V^2 L^2} \quad \Pi_2 = \frac{\Omega L}{V} \quad \text{de modo que temos } \frac{F}{\rho V^2 L^2} = \phi\left(\frac{\Omega L}{V}\right).$$

A expressão da força obtida para o filhote de marlim pode ser adimensionalizada da seguinte forma:

$$\frac{F_m}{\rho_m V_m^2 L_m^2} = \frac{A}{\rho_m V_m L_m^3} \frac{\Omega_m L_m}{V_m} + \frac{B}{\rho_m L_m^4} \frac{\Omega_m^2 L_m^2}{V_m^2}$$

Isso resulta:

$$\Pi_{1m} = \frac{2,5 \times 10^{-3}}{1000 \times 0,1 \times 0,1^3} \Pi_{2m} + \frac{4 \times 10^{-5}}{1000 \times 0,1^4} \Pi_{2m}^2$$

Essa equação tem que valer, pelos princípios da semelhança, tanto para modelo quanto para protótipo. Assim:

$$\boxed{\Pi_{1p} = 2,5 \times 10^{-2} \Pi_{2p} + 4 \times 10^{-4} \Pi_{2p}^2}$$

Para os dados do problema:

a) $\Pi_{2p} = 5$ $\Pi_{1p} = 0,135$ $F_p = 0,216 \text{ N}$

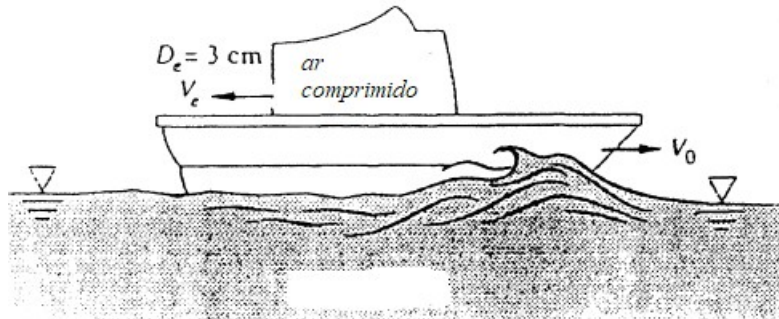
b) $\Pi_{2p} = 10$ $\Pi_{1p} = 0,29$ $F_p = 0,116 \text{ N}$

c) $\Pi_{2p} = 7,5$ $\Pi_{1p} = 0,21$ $F_p = 0,756 \text{ N}$

d) $\Pi_{2p} = 2,5$ $\Pi_{1p} = 0,065$ $F_p = 0,416 \text{ N}$

e) $\Pi_{2p} = 5$ $\Pi_{1p} = 0,135$ $F_p = 1,094 \text{ N}$

Valor – 2 pontos: Um pequeno barco é impulsionado com velocidade constante V_o por um jato de ar comprimido saindo na atmosfera através de um orifício de diâmetro $D_e = 3\text{cm}$ com velocidade V_e . A massa específica do ar saindo pelo jato é $\rho = 1,165\text{kg/m}^3$. A força de arrasto total agindo no barco é dada por KV_o^2 , onde $K = 19\text{N}\cdot\text{s}^2/\text{m}^2$. Calcule a velocidade V_o do barco. Ignore a gravidade.

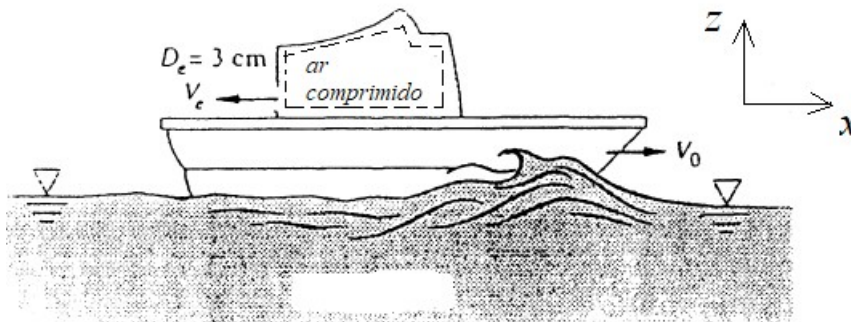


Dados:

- a) $V_e = 343\text{ m/s}$ b) $V_e = 100\text{ m/s}$ c) $V_e = 50\text{ m/s}$ d) $V_e = 200\text{ m/s}$ e) $V_e = 171\text{ m/s}$

Solução

Se imaginarmos um volume de controle envolvendo o ar no reservatório:



O volume de controle se move para a direita com a velocidade do barco V_o , o que significa que tudo se passa como se o ar deixasse o reservatório com velocidade $V_o + V_e$. Assim, aplicando a equação da Quantidade de Movimento:

$$\vec{R} + \vec{G} = \sum (V_i \rho_i Q_i + p_i S_i) \vec{n}_i$$

O único fluxo que temos é dado pelo jato que sai na atmosfera através do orifício. Ignorando a gravidade, resulta que a força que as paredes do reservatório exercem no fluido é:

$$\vec{R} = (V_o + V_e) \rho (V_o + V_e) \frac{\pi D_e^2}{4} (-\vec{e}_x)$$

Isso significa que o ar empurra o reservatório para a direita com uma força $\vec{F} = -\vec{R}$:

$$\vec{F} = \rho (V_o + V_e)^2 \frac{\pi D_e^2}{4} \vec{e}_x$$

Essa força é contrabalançada pelo arrasto de forma a que o barco se desloca com velocidade constante:

$$\rho(V_o + V_e)^2 \frac{\pi D_e^2}{4} = K V_o^2$$

Tirando a raiz:

$$(V_o + V_e) \sqrt{\frac{\rho \pi D_e^2}{4 K}} = V_o$$

Isso resulta:

$$V_o = \frac{V_e}{\frac{1}{\sqrt{\frac{\rho \pi D_e^2}{4 K}}} - 1}$$

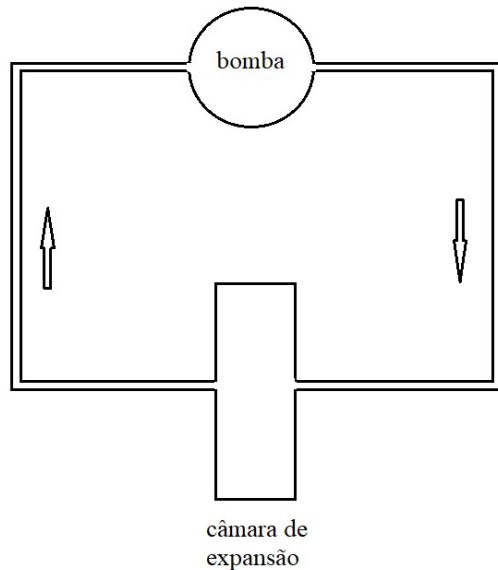
Substituindo os dados numéricos:

$$V_o = \frac{V_e}{\frac{1}{\sqrt{\frac{1,165 \times \pi \times 0,03^2}{4 \times 19}}} - 1} = \frac{V_e}{150,91}$$

Substituindo os dados:

- a) 2,273 m/s b) 0,663 m/s c) 0,331 m/s d) 1,325 m/s e) 1,133 m/s

Valor – 2 pontos: Um sistema de resfriamento consiste numa bomba impulsionando o fluido refrigerante através de uma tubulação com trechos retos de comprimento total $L=10$ m e diâmetro $D=5$ cm. A tubulação possui quatro cotovelos, cada um com um coeficiente de perda de carga singular $K_{s_{cotovelo}}=0,6$. A bomba tem uma potência \dot{W}_{eixo} no seu eixo e uma eficiência $\eta=0,70$. O fluido refrigerante tem uma densidade $\rho=700$ kg/m³. Na linha existe uma câmara de expansão de área muito maior que a tubulação. Os coeficientes de perda de carga singular na entrada e saída da câmara são $K_{s_{in}}=1,0$ e $K_{s_{out}}=0,4$. O coeficiente de perda de carga distribuída dos tubos é $f=0,025$. Calcule a vazão volumétrica Q de fluido refrigerante.



Dados: a) $\dot{W}_{eixo} = 10$ kW b) $\dot{W}_{eixo} = 15$ kW c) $\dot{W}_{eixo} = 5$ kW d) $\dot{W}_{eixo} = 20$ kW e) $\dot{W}_{eixo} = 30$ kW

Solução

Dada a equação da energia:

$$\left(\alpha_2 \frac{V_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\gamma} + z_2 \right) - \left(\alpha_1 \frac{V_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\gamma} + z_1 \right) = H_m - \text{perdas}$$

Como temos um circuito fechado:

$$H_m = \text{perdas}$$

A altura manométrica da bomba é dada por:

$$H_m = \frac{\eta \dot{W}_{eixo}}{\gamma Q} = \frac{\eta \dot{W}_{eixo}}{\rho g Q}$$

As perdas são dadas por:

$$\text{perdas} = \left(f \frac{L}{D} + \sum K_s \right) \frac{V^2}{2g} = \left(f \frac{L}{D} + \sum K_s \right) \frac{16Q^2}{2g\pi^2 D^4}$$

Combinando os resultados:

$$\frac{\eta \dot{W}_{\text{eixo}}}{\rho g Q} = \left(f \frac{L}{D} + \sum K_s \right) \frac{8Q^2}{g\pi^2 D^4}$$

Resulta:

$$Q^3 = \frac{\pi^2 D^4 \eta \dot{W}_{\text{eixo}}}{8\rho \left(f \frac{L}{D} + \sum K_s \right)}$$

Ou seja:

$$Q = \left[\frac{\pi^2 D^4 \eta \dot{W}_{\text{eixo}}}{8\rho \left(f \frac{L}{D} + \sum K_s \right)} \right]^{1/3}$$

Substituindo os dados:

$$Q = \left[\frac{\pi^2 \times 0,05^4 \times 0,70 \times \dot{W}_{\text{eixo}}}{8 \times 700 \times \left(0,025 \times \frac{10}{0,05} + 3,8 \right)} \right]^{1/3} = 0,000957 (\dot{W}_{\text{eixo}})^{1/3}$$

Com os dados do problema, temos como resultados:

- a) 0,0206 m³/s b) 0,0236 m³/s c) 0,0164 m³/s d) 0,0260 m³/s e) 0,0297 m³/s

Valor – 2 pontos: Um avião de massa $m=2854\text{ kg}$ pousa em ar com $\rho=1,225\text{ kg/m}^3$. Ao tocar a pista no instante $t=0$ com velocidade V_o o avião solta um pára-quedas para diminuir a velocidade. Nenhum freio é aplicado, de forma que a velocidade do avião diminui apenas por conta do arrasto. O pára-quedas e o avião combinados possuem um coeficiente de arrasto multiplicado pela área dado por $C_D A=13,5\text{ m}^2$. Qual a distância percorrida até a velocidade do avião diminuir para $V=20\text{ m/s}$? Dica: faça $\frac{dV}{dt} = \frac{dV}{dx} \frac{dx}{dt} = V \frac{dV}{dx}$.

Dados: a) 55 m/s b) 100 m/s c) 40 m/s d) 150 m/s e) 200 m/s

Solução

Se não há freios aplicados, a desaceleração do avião no pouso é dada só pelo arrasto. Assim:

$$m \frac{dV}{dt} = -\frac{1}{2} \rho V^2 C_D A$$

Usando a dica, isso fica:

$$m V \frac{dV}{dx} = -\frac{1}{2} \rho V^2 C_D A$$

Isso resulta:

$$\frac{1}{V} dV = -\frac{\rho C_D A}{2m} dx$$

Integrando:

$$\ln V = -\frac{\rho C_D A}{2m} x + C$$

Como para $x=0$ temos $V=V_o$:

$$C = \ln V_o$$

Assim:

$$\ln \frac{V}{V_o} = -\frac{\rho C_D A}{2m} x$$

Isso resulta:

$$x = -\frac{2m}{\rho C_D A} \ln \frac{V}{V_o}$$

Com os dados do problema:

$$x = -\frac{2 \times 2854}{1,225 \times 13,5} \ln \frac{20}{V_o} = -345,15 \ln \frac{20}{V_o}$$

Para os dados do problema:

- a) 349 m b) 556 m c) 239 m d) 696 m e) 796 m

Valor – 2 pontos: Um avião de massa m voa em ar com $\rho=0,9\text{kg/m}^3$ na situação de cruzeiro, usando a condição em que a relação C_L/C_D é máxima. A asa possui uma área planiforme $A_p=30\text{m}^2$, uma razão de aspecto $RA=6$ e um aerofólio com coeficiente de arrasto de asa infinita $C_{D\infty}=0,02$. Calcule a potência \dot{W} consumida na condição de vôo horizontal de cruzeiro. A aceleração da gravidade é $g=9,81\text{m/s}^2$.

Dados: a) $m = 1500\text{ kg}$ b) $m = 2000\text{ kg}$ c) $m = 2500\text{ kg}$ d) $m = 3000\text{ kg}$ e) $m = 4000\text{ kg}$

Solução

Na condição em que a relação C_L/C_D é máxima:

$$C_D = 2 C_{D\infty} \quad (\text{i})$$

$$C_L = \sqrt{\pi RA C_{D\infty}} \quad (\text{ii})$$

Usando o coeficiente de sustentação dado por (ii), é possível calcular a velocidade de cruzeiro:

$$mg = \frac{1}{2} \rho U^2 A_p C_L \Rightarrow U = \sqrt{\frac{2mg}{\rho A_p C_L}} \quad (\text{iii})$$

Usando o coeficiente de arrasto calculado em (i) e a velocidade de cruzeiro calculada em (iii) é possível calcular a potência consumida em cruzeiro através de:

$$\dot{W} = F_x \cdot U = \frac{1}{2} \rho U^2 A_p C_D \cdot U \Rightarrow \dot{W} = \frac{1}{2} \rho U^3 A_p C_D$$

Substituindo os dados numéricos:

$$C_D = 0,04 \quad C_L = 0,614$$

$$U = \sqrt{1,183 m}$$

$$\dot{W} = 0,54 U^3$$

Resulta:

$$\text{a) } U = 42,12\text{ m/s} \quad \dot{W} = 40,37\text{ kW}$$

$$\text{b) } U = 48,64\text{ m/s} \quad \dot{W} = 62,15\text{ kW}$$

$$\text{c) } U = 54,38\text{ m/s} \quad \dot{W} = 86,85\text{ kW}$$

$$\text{d) } U = 59,57\text{ m/s} \quad \dot{W} = 114,17\text{ kW}$$

$$\text{e) } U = 68,79\text{ m/s} \quad \dot{W} = 175,78\text{ kW}$$