



Universidade Federal do Paraná  
Setor de Tecnologia - TC

**Mecânica dos Fluidos Ambiental I**  
Engenharia Ambiental 2018-1

Curitiba, 20.04.2018

**Avaliação 1**  
**Mecânica dos Fluidos Ambiental I**

*Tobias Bleninger*  
Departamento de Engenharia Ambiental (DEA)  
Centro Politécnico, Bloco V, Sala 9.22  
Caixa Postal 19011, 81531-990, Curitiba - PR, Brasil

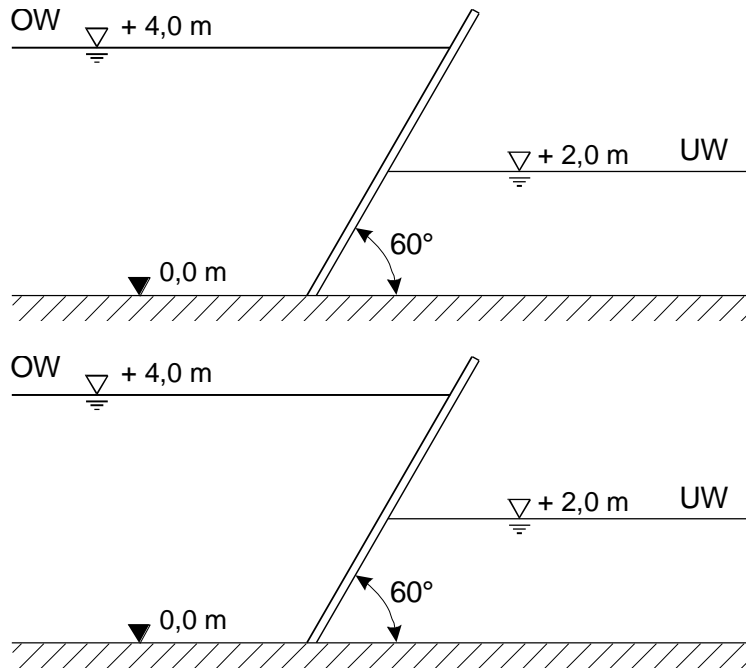
Nome: \_\_\_\_\_

Pontuação (preenchido pelo Professor):

Questão	Pontos	Pontos totais	
1			
2			
3			
4			
4			
5			Nota
Soma			

### Questões

1. (20) A comporta na figura seguinte tem uma largura de 10m.
  - a. Desenhe qualitativamente a distribuição de pressão na comporta (figura superior: distribuição perpendicular a comporta, figura inferior: distribuição horizontal e vertical).
  - b. Calcule a força resultante na comporta (magnitude, ponto de atuação e direção) usando ambas distribuições do item a) e compare.



$$L = \frac{4,0 \text{ m}}{\sin 60^\circ} = 4,62 \text{ m}$$

$$R_1 = \rho \cdot g \cdot B \cdot \frac{1}{2} \cdot 4 \text{ m} \cdot L = 906,45 \text{ kN}$$

$$R_2 = \rho \cdot g \cdot B \cdot \frac{1}{2} \cdot 2 \text{ m} \cdot \frac{L}{2} = 226,60 \text{ kN}$$

$$R = R_1 - R_2 = 679,85 \text{ kN}$$

$$\sum M_A = R \cdot d = R_1 \cdot \frac{L}{3} - R_2 \cdot \frac{L}{6}$$

$$d = \frac{R_1 \cdot \frac{L}{3} - R_2 \cdot \frac{L}{6}}{R} = 1,80 \text{ m}$$

2. (10) Os dois pistões do tanque com água se movimentam para esquerda. O pistão A (diâmetro  $D_A = 1\text{m}$ ) se movimenta duas vezes mais rápido que pistão B (diâmetro = 2m).
  - a. Determine e justifique analiticamente se o nível no tanque aumenta, reduz ou fica constante.

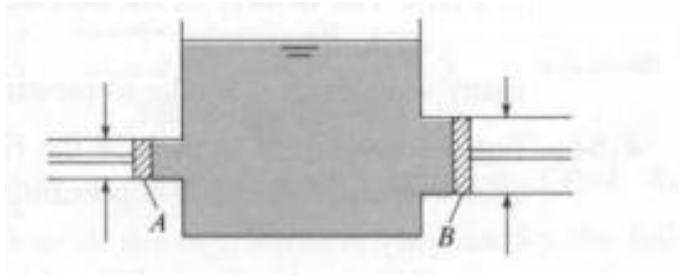


Fig. 1: Pistões

### Solução

$$V_A A_A - V_A/2 A_B + V_T A_T = 0 \text{ (considerando um aumento do nível)}$$

$$-7/4 V_I \pi + V_T A_T = 0$$

$$V_T > 0 \text{ (confirmando a consideração)}$$

Nível sobe.

3. (10) Água escoa num canal com largura  $W$  e profundidade  $D$  (Fig. 2). A distribuição de velocidade foi dada com as equações:

$$u(y,z) = U_s(1 - 4y^2/W^2)(1 - z^2/D^2)$$

$$v = w = 0$$

com  $U_s$  sendo a velocidade no meio do canal na superfície do fluido.

- Calcule a vazão sendo uma função de  $U_s$ ,  $D$  e  $W$ .
- Calcule a velocidade média.
- Calcule os componentes de aceleração.
- Defina o tipo do escoamento (permanente/não permanente, uniforme/não uniforme).
- Verifique se o fluido neste escoamento é compressível/incompressível
- O escoamento é rotacional? Se for, calcule o vetor rotacional.

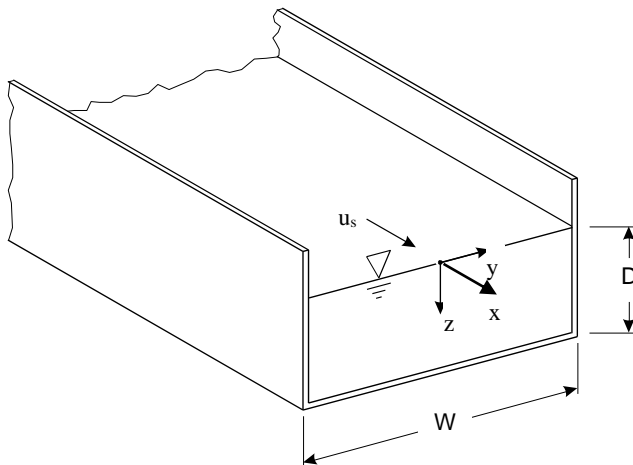


Fig. 2: Canal

### Solução:

a:

$$\begin{aligned}
 Q &= \int_A \vec{V} \cdot d\vec{A} = \iint_A V(x, y) \, dx \, dy = \int_{x=-\frac{W}{2}}^{\frac{W}{2}} \int_{y=0}^D V_s \cdot \left(1 - \frac{4x^2}{W^2}\right) \cdot \left(1 - \frac{y^2}{D^2}\right) \, dx \, dy \\
 &= V_s \int_{x=-\frac{W}{2}}^{\frac{W}{2}} \left(1 - \frac{4x^2}{W^2}\right) \left( \int_{y=0}^D \left(1 - \frac{y^2}{D^2}\right) \, dy \right) \, dx = V_s \int_{x=-\frac{W}{2}}^{\frac{W}{2}} \left(1 - \frac{4x^2}{W^2}\right) \left[ y - \frac{y^3}{3D^2} \right]_{y=0}^D \, dx \\
 &= V_s \cdot \frac{2}{3} \cdot D \int_{x=-\frac{W}{2}}^{\frac{W}{2}} \left(1 - \frac{4x^2}{W^2}\right) \, dx = V_s \cdot \frac{2}{3} \cdot D \cdot \left[ x - \frac{4x^3}{3W^2} \right]_{x=-\frac{W}{2}}^{\frac{W}{2}} = \\
 &= V_s \cdot \frac{2}{3} \cdot D \cdot 2 \cdot \left( \frac{W}{2} - \frac{4}{3} \cdot \frac{W}{8} \right) \\
 &= \frac{4}{9} \cdot V_s \cdot W \cdot D
 \end{aligned}$$

b:  $U_{\text{med}} = Q/(WD) = 4/9 V_s$

c:

$u(y, z) = U_s(1 - 4y^2/W^2)(1 - z^2/D^2)$

$$\begin{aligned}
 a_x &= \frac{\partial u}{\partial t} + u \cdot \frac{\partial u}{\partial x} + v \cdot \frac{\partial u}{\partial y} + w \cdot \frac{\partial u}{\partial z} = 0, \text{ da } \frac{\partial u}{\partial t}, \frac{\partial u}{\partial x}, v, w = 0 \\
 a_y &= \frac{\partial v}{\partial t} + u \cdot \frac{\partial v}{\partial x} + v \cdot \frac{\partial v}{\partial y} + w \cdot \frac{\partial v}{\partial z} = 0, \text{ da } \frac{\partial v}{\partial t}, \frac{\partial v}{\partial x}, v, w = 0 \\
 a_z &= \frac{\partial w}{\partial t} + u \cdot \frac{\partial w}{\partial x} + v \cdot \frac{\partial w}{\partial y} + w \cdot \frac{\partial w}{\partial z} = 0, \text{ da } \frac{\partial w}{\partial t}, \frac{\partial w}{\partial x}, v, w = 0 \\
 &\quad \frac{\partial V}{\partial t} = 0 \quad \frac{\partial V}{\partial x} = 0
 \end{aligned}$$

d) permanente (  $\frac{\partial V}{\partial t} = 0$  ) uniforme (  $\frac{\partial V}{\partial x} = 0$  ).

e)

$du/dx + dv/dy + dw/z = 0 + 0 + 0 = 0 \rightarrow$  incompressível

f)

vetor rotacional

$$\begin{aligned}
 2\omega_x &= \frac{\partial w}{\partial y} - \frac{\partial v}{\partial z} = 0, \text{ da } w, v = 0 \\
 2\omega_y &= \frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial x} = 0, \text{ da } \frac{\partial u}{\partial z}, w = 0
 \end{aligned}$$

$$2\omega_z = \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} = 0 - C \cdot \left[ 0 - 2 \cdot \left( 1 - \frac{y}{h} \right) \cdot \frac{-1}{h} \right]$$

$$\omega_z = C \cdot \left( 1 - \frac{y}{h} \right) \cdot \frac{-1}{h} = -\frac{u(h)}{h} \cdot \left( 1 - \frac{y}{h} \right)$$

Rotationsvektor:

$$\vec{\omega} = (\omega_x, \omega_y, \omega_z) = \left( 0, 0, -\frac{u(h)}{h} \cdot \left( 1 - \frac{y}{h} \right) \right)$$


4. (4P) Calcule a pressão dentro de uma gota (forma esférica) de água causada pela tensão superficial (água/ar:  $\sigma = 0,0734 \text{ N/m}$ ) para dois diâmetros diferentes.

**Solução:**

**Surface Tension**

$\sigma = 0.0734 \text{ N/m}$  for air/water  
force acting along a line

example Find P inside a water droplet



$P(\pi r^2) = \sigma(2\pi r)$

$P = \frac{2\sigma}{r}$

5. (4P) Determine se os escoamentos na figura Fig. 3 são uniformes ou não (justifique com poucas palavras)

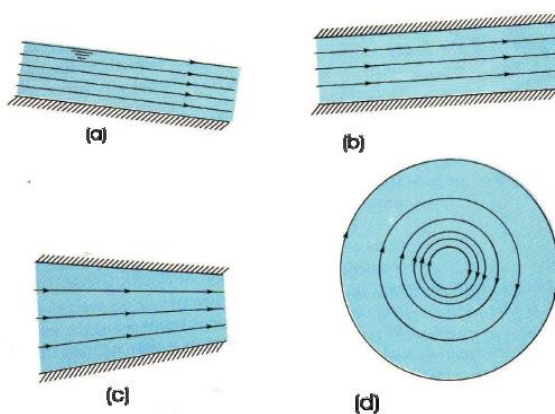


Fig. 3: Escoamentos

**Solução**

- a, b e d são uniformes: a variação da velocidade ao longo de uma linha corrente é zero  $\partial v / \partial s = 0$

6. (12 P) Um Caisson (tanque cilíndrico de forma de funil, Fig. 4, com volume vazio  $V_0 = 30000 \text{ m}^3$ , peso  $G = 1,5 \cdot 10^4 \text{ kN}$ , diâmetro  $D = 50 \text{ m}$ , altura  $h = 5 \text{ m}$ ) com abertura na parte inferior é colocado na água.

- a. Calcule a profundidade  $y_1$  que o Caisson entra na água, considerando uma compressão isotérmica do ar dentro do Caisson seguindo Boyle-Mariotte ( $p_0 \cdot V_0 = p_i \cdot V_i$ ) e pressão atmosférica  $p_0 = 10^5 \text{ Pa}$ .

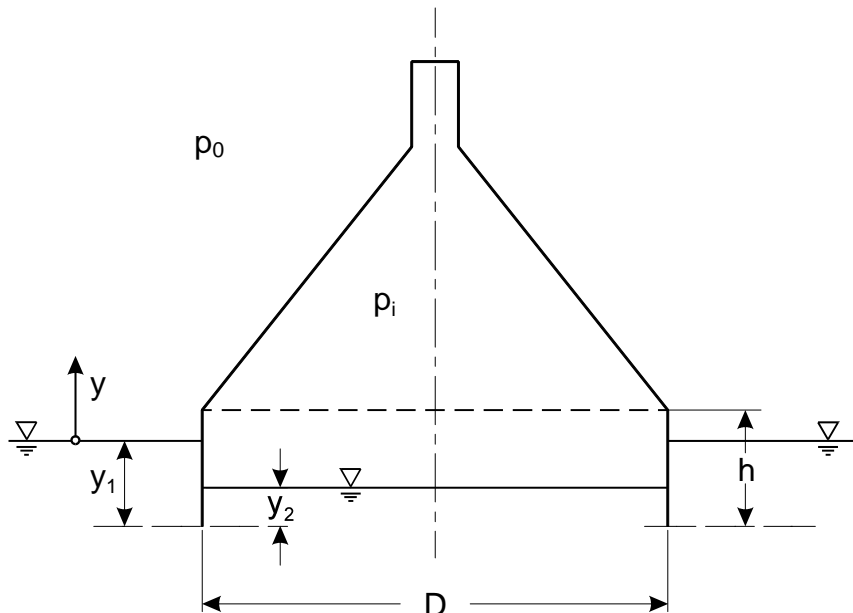


Fig. 4: Funil na água

### Solução

$$p_1 = p_0 + \rho \cdot g \cdot y_1 = p_i + \rho \cdot g \cdot y_2$$

$$p_i - p_0 = \rho \cdot g \cdot (y_1 - y_2)$$

$$\sum F_y = -A + G = 0$$

$$A = \rho \cdot g \cdot (y_1 - y_2) \cdot \frac{\pi}{4} \cdot D^2 = (p_i - p_0) \cdot \frac{\pi}{4} \cdot D^2 = G$$

$$p_i = p_0 + \frac{4 \cdot G}{\pi \cdot D^2} = 10^5 \text{ Pa} + \frac{4 \cdot 1,5 \cdot 10^7 \text{ N}}{\pi \cdot (50 \text{ m})^2} = 107,64 \text{ kPa}$$

$$p_0 \cdot V_0 = p_i \cdot V_i \quad (\text{Boyle - Mariotte})$$

$$V_i = V_0 - \frac{\pi}{4} \cdot D^2 \cdot y_2 = V_0 \cdot \frac{p_0}{p_i}$$

$$y_2 = V_0 \cdot 4 \cdot \frac{1 - \frac{p_0}{p_i}}{\pi \cdot D^2} = 30000 \text{ m}^3 \cdot 4 \cdot \frac{1 - \frac{100}{107,39}}{\pi \cdot (50 \text{ m})^2} = 1,084 \text{ m}$$

$$y_1 = y_2 + \frac{p_i - p_0}{\rho \cdot g} = 1,084 \text{ m} + \frac{107,64 \text{ kPa} - 100 \text{ kPa}}{1000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot 9,81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2}} = 1,863 \text{ m}$$

7. (5P) Um fluido incompressível escoar em regime permanente na junção de tubulação ilustrado na Fig. 5. Qual é a magnitude e orientação da velocidade  $V_4$ ?

Dado:

Área  $A_1 = 4,5 \text{ m}^2$

Velocidade  $V_1 = 2,0 \text{ m/s}$

Área  $A_2 = 3,0 \text{ m}^2$

Velocidade  $V_2 = 1,0 \text{ m/s}$

Área  $A_3 = 2,0 \text{ m}^2$

Velocidade  $V_3 = 3,0 \text{ m/s}$

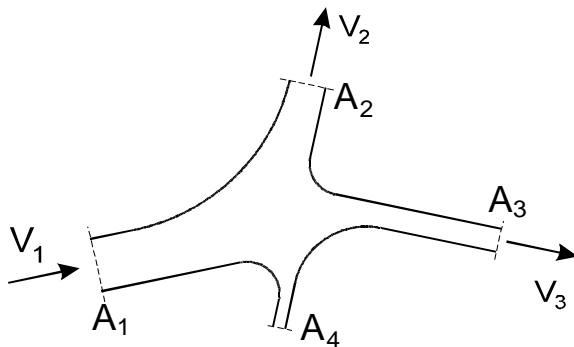


Fig. 5: Junção de tubulações

Solução

Equação da continuidade

$$-V_1 \cdot A_1 + V_2 \cdot A_2 + V_3 \cdot A_3 + V_4 \cdot A_4 = 0$$

$$V_4 = V_1 \cdot \frac{A_1}{A_4} - V_2 \cdot \frac{A_2}{A_4} - V_3 \cdot \frac{A_3}{A_4} =$$

$$= \left( 2 \cdot \frac{4,5}{1,0} - 1 \cdot \frac{3,0}{1,0} - 3 \cdot \frac{2,0}{1,0} \right) \frac{\text{m}}{\text{s}} = 0 \frac{\text{m}}{\text{s}}$$

8.

9. (10P) A comporta ( Fig. 6, largura B, estrutura sem água, peso desprezível) abre quando o nível de água se encontra exatamente na altura do eixo.

- Desenha qualitativamente na Fig. 6 as distribuições de pressão que atuam na comporta.
- Calcule o valor de K para que a comporta abra nesta condição.

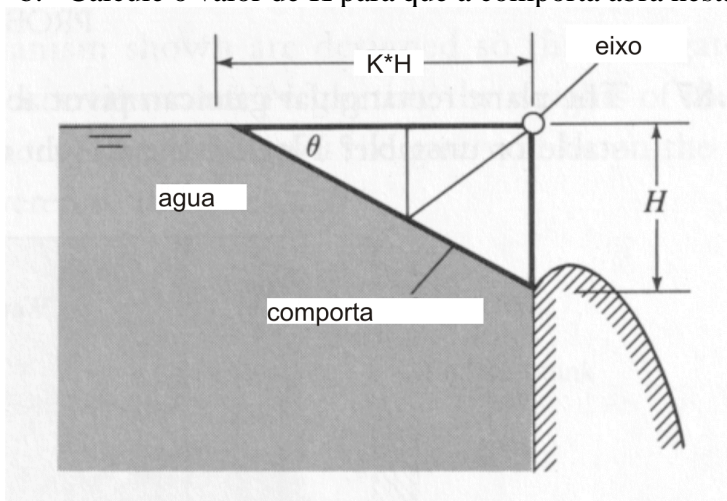


Fig. 6: Comporta

**Solução**

Gráfico: 5 ponto

$$\Sigma M_{\text{eixo}} = 0 = H^{1/2} \gamma^* HB^{2/3} H - H^{1/2} \gamma^* KHB^{1/3} KH$$

$$K = 2^{1/2}$$

10.

11. (5 P) A Fig. 7 mostra um tubo em U aberto para a atmosfera de diâmetro interno igual a 1 cm, com mercúrio (massa específica  $\rho_m = 13550 \text{ kg/m}^3$ ). Se  $20 \text{ cm}^3$  de água (massa específica  $\rho_a = 999 \text{ kg/m}^3$ ) são inseridos no lado direito, calcule a nova configuração das alturas de mercúrio nos dois lados depois que o sistema entrar novamente em repouso.

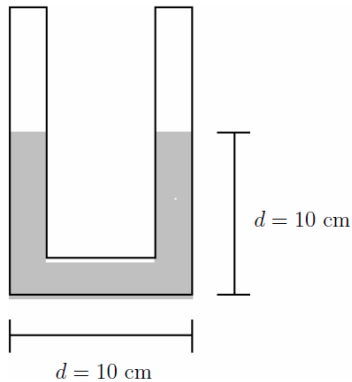


Fig. 7: Tubo U com mercúrio

12. (10P) O cilindro feito de dois materiais (Fig. 9,  $\rho_1 = 2,9 \cdot \rho_{\text{água}}$  e  $\rho_2 = 0,2 \cdot \rho_{\text{água}}$ ) é colocado no reservatório da Fig. 8 com estratificação discreta de dois fluidos ( $\rho_{\text{água}} = 1000 \text{ kg/m}^3$  e  $\rho_{\text{óleo}} = 900 \text{ kg/m}^3$ ).

- Calcule a profundidade em que o cilindro flutua dentro do reservatório.
- Determine se o cilindro flutua com estabilidade ou não e justifique em palavras (qualitativamente, poucas palavras) a sua resposta

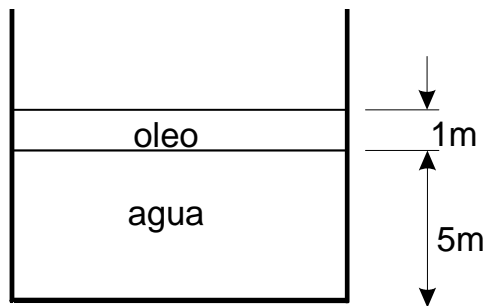


Fig. 8: Reservatório com água e óleo

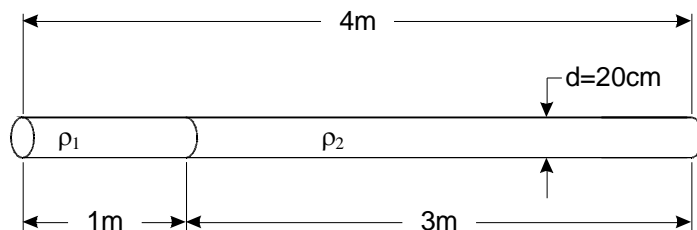


Fig. 9: Cilindro maciço de dois materiais

Solução



$$\sum F_z = p \cdot A - W$$

Pressão em profundidade t:

$$p = \rho_{\text{öl}} \cdot g \cdot 1 \text{ m} + \rho_{\text{Wasser}} \cdot g \cdot t$$

Peso do cilindro:

$$W = (\rho_1 \cdot g \cdot 1 \text{ m} + \rho_2 \cdot g \cdot 3 \text{ m}) \cdot A$$

$$\sum F_z = (\rho_{\text{öl}} \cdot g \cdot 1 \text{ m} + \rho_{\text{Wasser}} \cdot g \cdot t) \cdot A - (\rho_1 \cdot g \cdot 1 \text{ m} + \rho_2 \cdot g \cdot 3 \text{ m}) \cdot A = 0$$

$$t = \frac{\rho_1 \cdot 1 \text{ m} + \rho_2 \cdot 3 \text{ m} - \rho_{\text{öl}} \cdot 1 \text{ m}}{\rho_{\text{Wasser}}} = 2,70 \text{ m}$$

13.

### Equações dadas:

Conservação de massa de fluido:

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_{V_c} \rho dV_c + \int_{S_c} \rho (\vec{V} \cdot d\vec{A}) = 0 \quad \text{com } V_c: \text{ volume de controle, } S_c: \text{ superfície de controle,}$$

$\rho$ : massa específica, t: tempo,  $\vec{V}$ : vetor velocidade,  $\vec{A}$ : vetor área normal

Conservação de massa de um soluto:

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_{V_c} C_a \rho dV_c + \int_{S_c} C_a \rho (\vec{V} \cdot d\vec{A}) = \int_{S_c} D \nabla (C_a \rho) d\vec{A} \quad \text{com } C_a: \text{ concentração do soluto e } D: \text{ difusividade molecular}$$

Componentes da aceleração em escoamentos com vetor velocidade  $\mathbf{V} = (u, v, w)$

$$a_x = \frac{\partial u}{\partial t} + u \cdot \frac{\partial u}{\partial x} + v \cdot \frac{\partial u}{\partial y} + w \cdot \frac{\partial u}{\partial z}$$

$$a_y = \frac{\partial v}{\partial t} + u \cdot \frac{\partial v}{\partial x} + v \cdot \frac{\partial v}{\partial y} + w \cdot \frac{\partial v}{\partial z}$$

$$a_z = \frac{\partial w}{\partial t} + u \cdot \frac{\partial w}{\partial x} + v \cdot \frac{\partial w}{\partial y} + w \cdot \frac{\partial w}{\partial z}$$

Componentes do vetor rotação  $\boldsymbol{\omega}$

$$2\omega_x = \frac{\partial w}{\partial y} - \frac{\partial v}{\partial z}$$

$$2\omega_y = \frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial x}$$

$$2\omega_z = \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y}$$

Deformação

$$g_{xy} = \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y}$$

$$g_{yz} = \frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z}$$

$$g_{zx} = \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x}$$