

PME 3222

Estática de fluidos

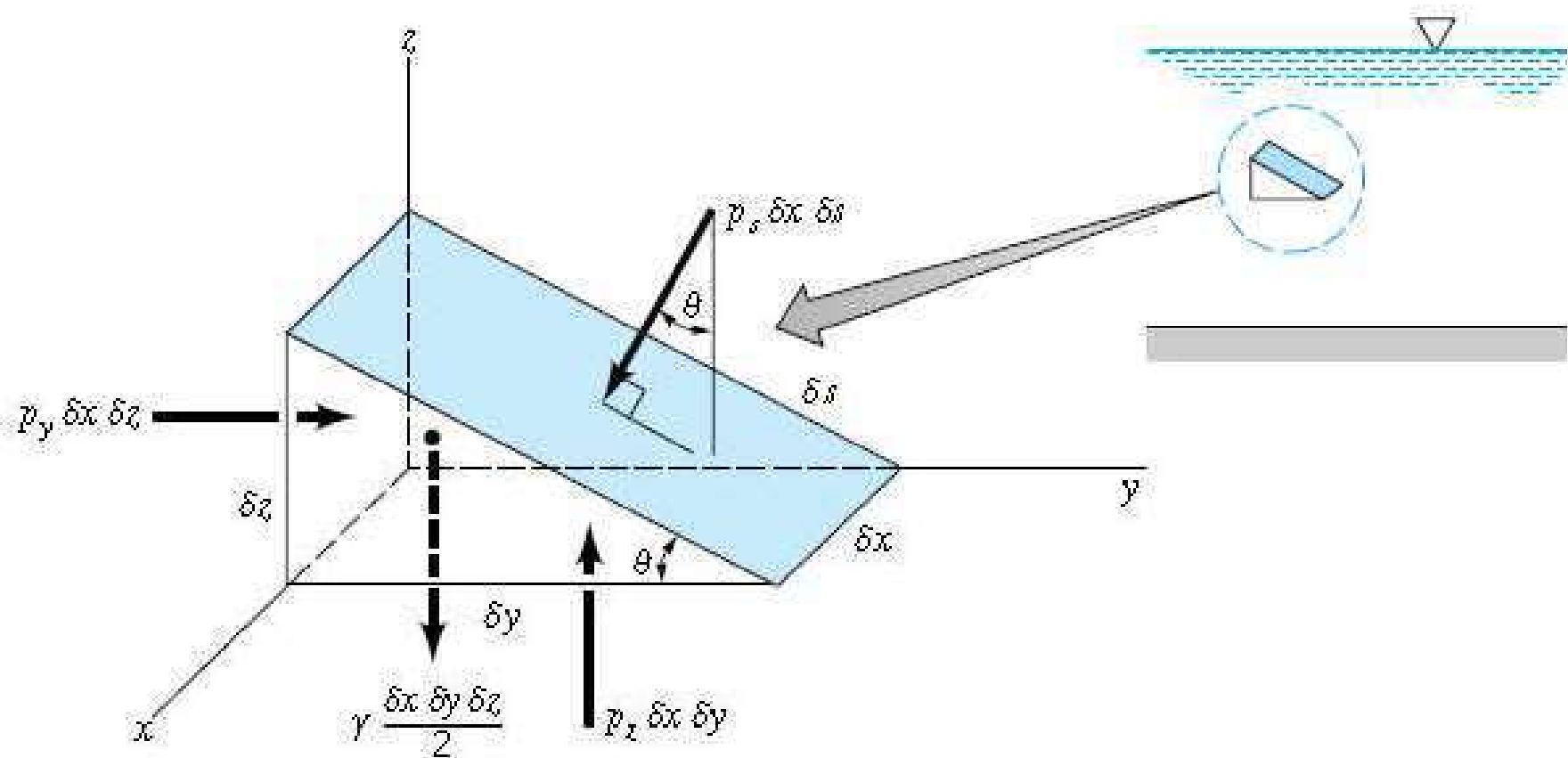
Alberto Hernandez Neto

# Pressão num ponto

- Pressão: força normal por unidade de área que atua sobre um ponto fluido em um dado plano
- Processos com fluido estático:
  - Tensões de cisalhamento são nulas
  - Forças de superfície: apenas forças de pressão
- Estudo da pressão: sua variação no meio fluido e seu efeito sobre superfícies imersas

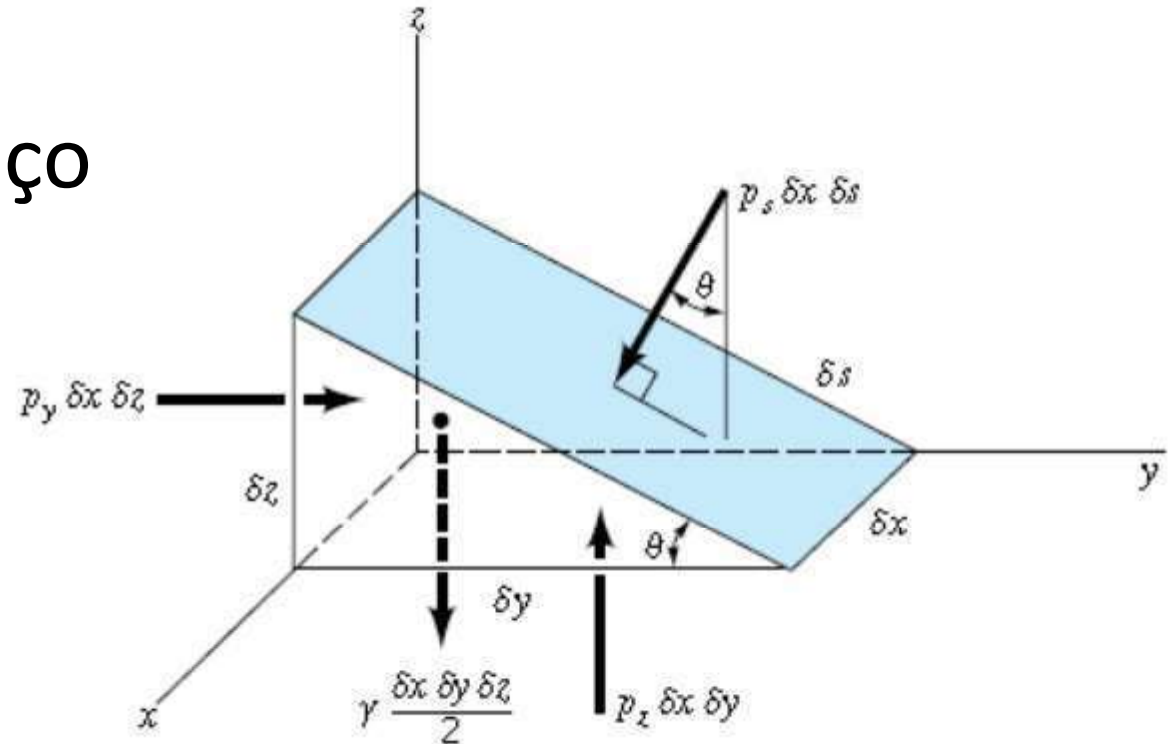
# Pressão num ponto

- Considerando um elemento fluido na forma de cunha, com dimensões  $\delta x$ ,  $\delta y$ ,  $\delta z$  e peso específico  $\gamma$ :



# Pressão num ponto

- Realizando o balanço de forças na direção  $y$  e  $z$  tem-se:



$$\sum F_y = p_y \delta x \delta z - p_s \delta x \delta s \sin \theta = \rho \frac{\delta x \delta y \delta z}{2} a_y$$

$$\sum F_z = p_z \delta x \delta y - p_s \delta x \delta s \cos \theta - \gamma \frac{\delta x \delta y \delta z}{2} = \rho \frac{\delta x \delta y \delta z}{2} a_z$$



# Pressão num ponto

Sendo:  $\delta_y = \delta_s \cos \theta$

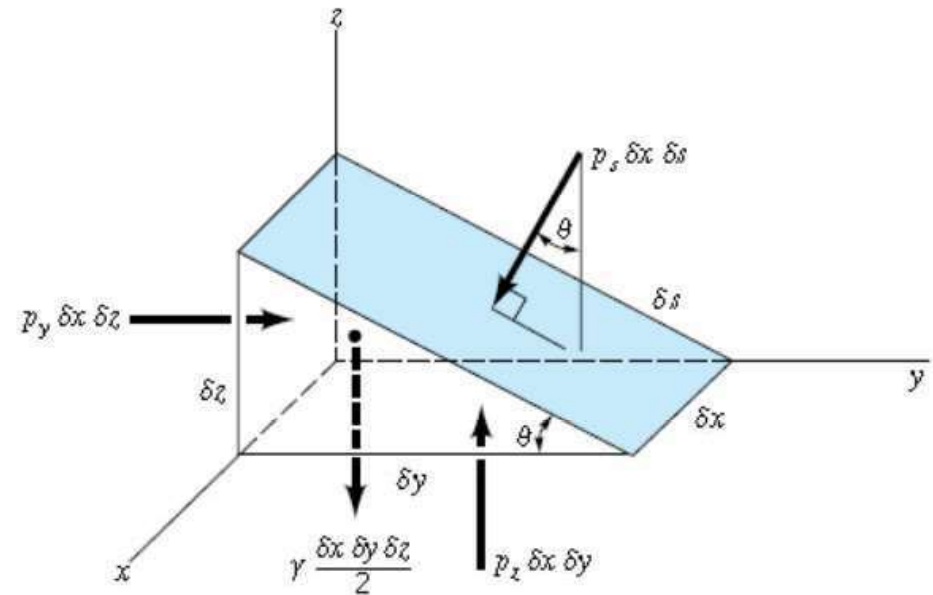
$$\delta_z = \delta_s \sin \theta$$

Tem-se que:  $p_y - p_s = \rho \frac{\delta y}{2} a_y$

$$p_z - p_s = (\gamma + \rho a_z) \frac{\delta z}{2}$$

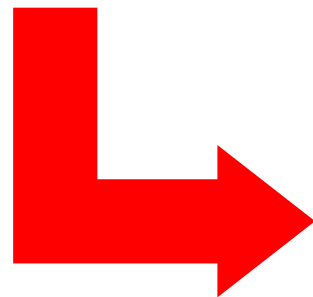
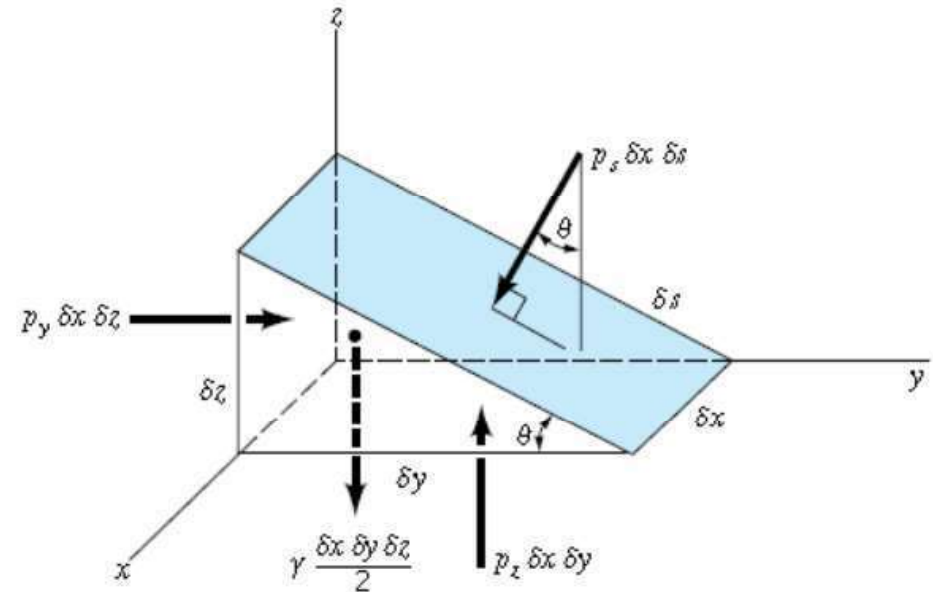
Para um ponto:  $\delta x \rightarrow 0, \delta y \rightarrow 0, \delta z \rightarrow 0$

$$\therefore p_y = p_s; p_z = p_s$$



# Pressão num ponto

- Como  $\theta$  é arbitrário, tem-se que quando o fluido está em repouso ou quando  $\tau = 0$  (sem tensão de cisalhamento):

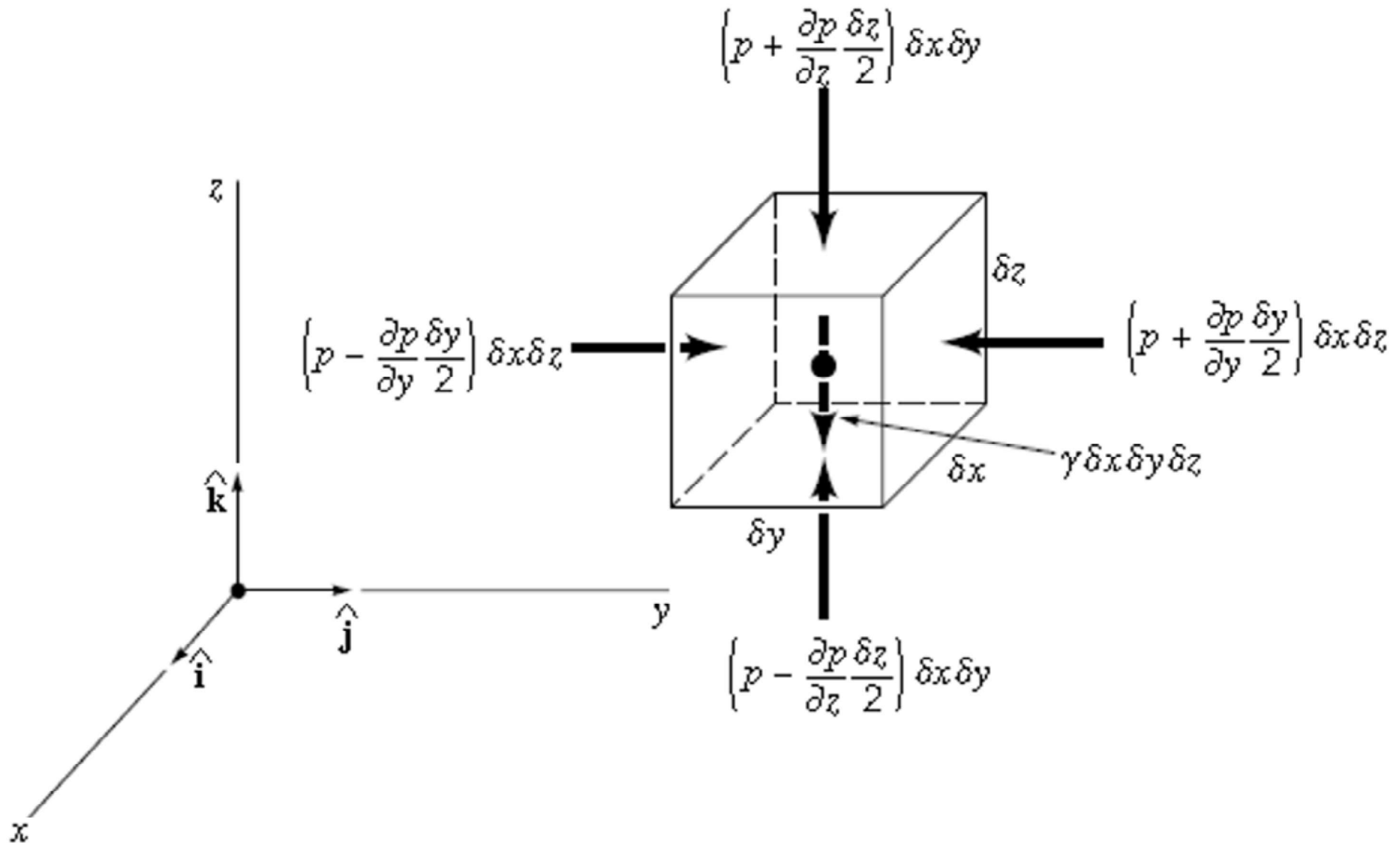


O valor da pressão em um ponto do fluido independe da direção

# Equação básica do campo de pressão

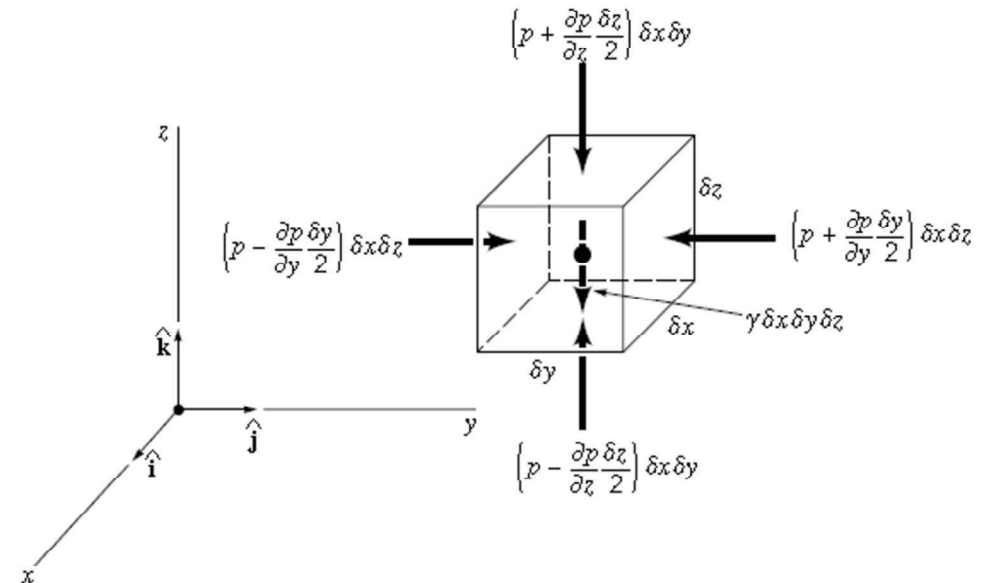
- Definindo-se um pequeno elemento em um fluido qualquer com:
  - Dimensões elementares  $\delta x$ ,  $\delta y$  e  $\delta z$
  - Pressão no seu centro geométrico igual a  $p$
  - Propriedades fixas e iguais a
    - $\rho$  = massa específica
    - $\gamma = \rho g$  = peso específico
    - variações da pressão no elemento aproximada por séries de Taylor de ordem 1

# Equação básica do campo de pressão



# Equação básica do campo de pressão

- Balanço de forças



$$\delta F_y = \left( p - \frac{\partial p}{\partial y} \frac{\delta y}{2} \right) \delta x \delta z - \left( p + \frac{\partial p}{\partial y} \frac{\delta y}{2} \right) \delta x \delta z = -\frac{\partial p}{\partial y} \delta x \delta y \delta z \quad (1)$$

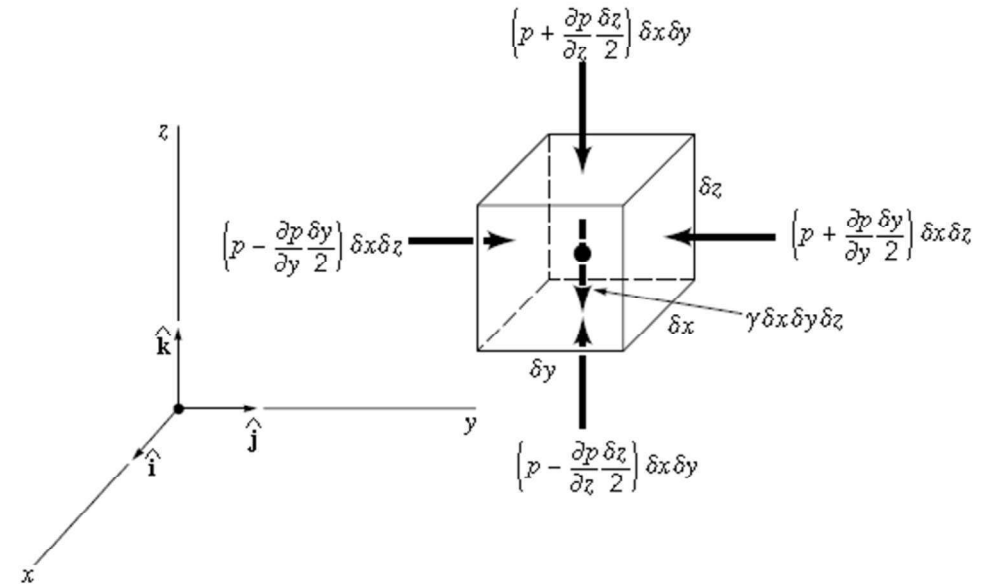
$$\delta F_x = -\frac{\partial p}{\partial x} \delta x \delta y \delta z \quad (2)$$

$$\delta F_z = -\frac{\partial p}{\partial z} \delta x \delta y \delta z \quad (3)$$

# Equação básica do campo de pressão

- Na forma vetorial

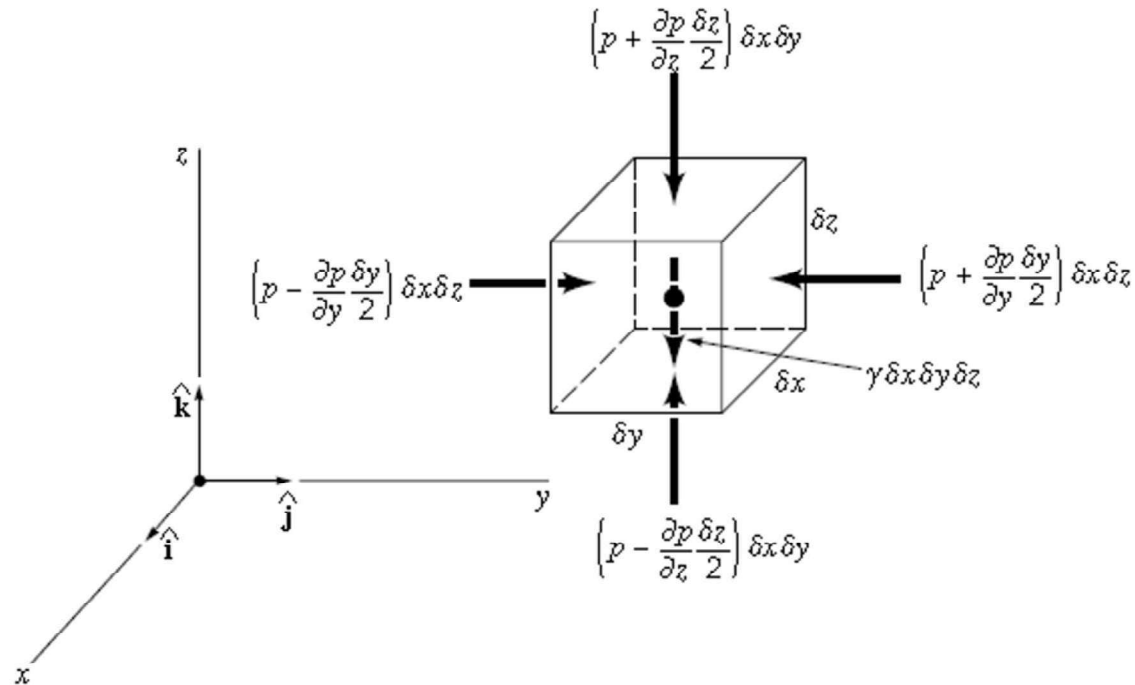
$$\delta \vec{F}_S = \delta F_x \hat{i} + \delta F_y \hat{j} + \delta F_z \hat{k} \quad (4)$$



- Substituindo as eqs. (1), (2) e (3) na eq (4) tem-se:

$$\delta \vec{F}_S = - \left( \frac{\partial p}{\partial x} \hat{i} + \frac{\partial p}{\partial y} \hat{j} + \frac{\partial p}{\partial z} \hat{k} \right) \delta x \delta y \delta z$$

# Equação básica do campo de pressão



$$\delta \vec{F}_s = - \underbrace{\left( \frac{\partial p}{\partial x} \hat{i} + \frac{\partial p}{\partial y} \hat{j} + \frac{\partial p}{\partial z} \hat{k} \right)}_{\nabla p} \delta x \delta y \delta z \quad \rightarrow \quad \frac{\delta \vec{F}_s}{\delta x \delta y \delta z} = \nabla p$$

# Equação básica do campo de pressão

- Pode-se descrever as forças de campos gravitacionais (influência dos demais campos desprezada) como:

$$\delta \vec{F}_B = \rho \delta x \delta y \delta z \vec{g}$$

- Pela segunda lei de Newton tem-se que:

$$\sum \delta \vec{F} = \delta m \vec{a}$$

$$\delta \vec{F}_S + \delta \vec{F}_B = \delta m \vec{a}$$

$$-\nabla p \delta x \delta y \delta z + \rho \delta x \delta y \delta z \vec{g} = \rho \delta x \delta y \delta z \vec{a}$$



# Equação básica do campo de pressão

- Dividindo a expressão anterior por  $\delta x \delta y \delta z$ :

$$-\nabla p + \rho \vec{g} = \rho \vec{a}$$

- Esta é a equação básica que descreve o campo de pressão em fluido

# Equação do campo de pressão

- Adotando as seguintes simplificações:

1. Se a aceleração da gravidade  $g$  não varia com  $z$ :

$$\vec{g} = -g\hat{k} \quad \longrightarrow \quad -\nabla p + \gamma\hat{k} = \rho\vec{a}$$

2. Se o fluido está em repouso (estático):

$$\vec{a} = 0 \quad \longrightarrow \quad -\nabla p + \gamma\hat{k} = 0$$

# Equação do campo de pressão

- Adotando as seguintes simplificações:

3. Se:

$$\left. \begin{array}{l} \frac{\partial p}{\partial x} = 0 \\ \frac{\partial p}{\partial y} = 0 \\ \frac{\partial p}{\partial z} = -\gamma \end{array} \right\} \Rightarrow p = p(z) \rightarrow \frac{\partial p}{\partial z} = \frac{dp}{dz} = -\gamma$$

# Equação do campo de pressão

- Adotando as seguintes simplificações:

4. Se  $\rho$  for constante (fluido incompressível)

$$\int_{p_1}^{p_2} dp = -\gamma \int_{z_1}^{z_2} dz \quad \longrightarrow \quad p_2 - p_1 = \gamma (z_2 - z_1)$$

Sendo:

$$h = (z_2 - z_1) \quad \longrightarrow \quad p_1 = p_2 + \gamma h \quad \longrightarrow$$

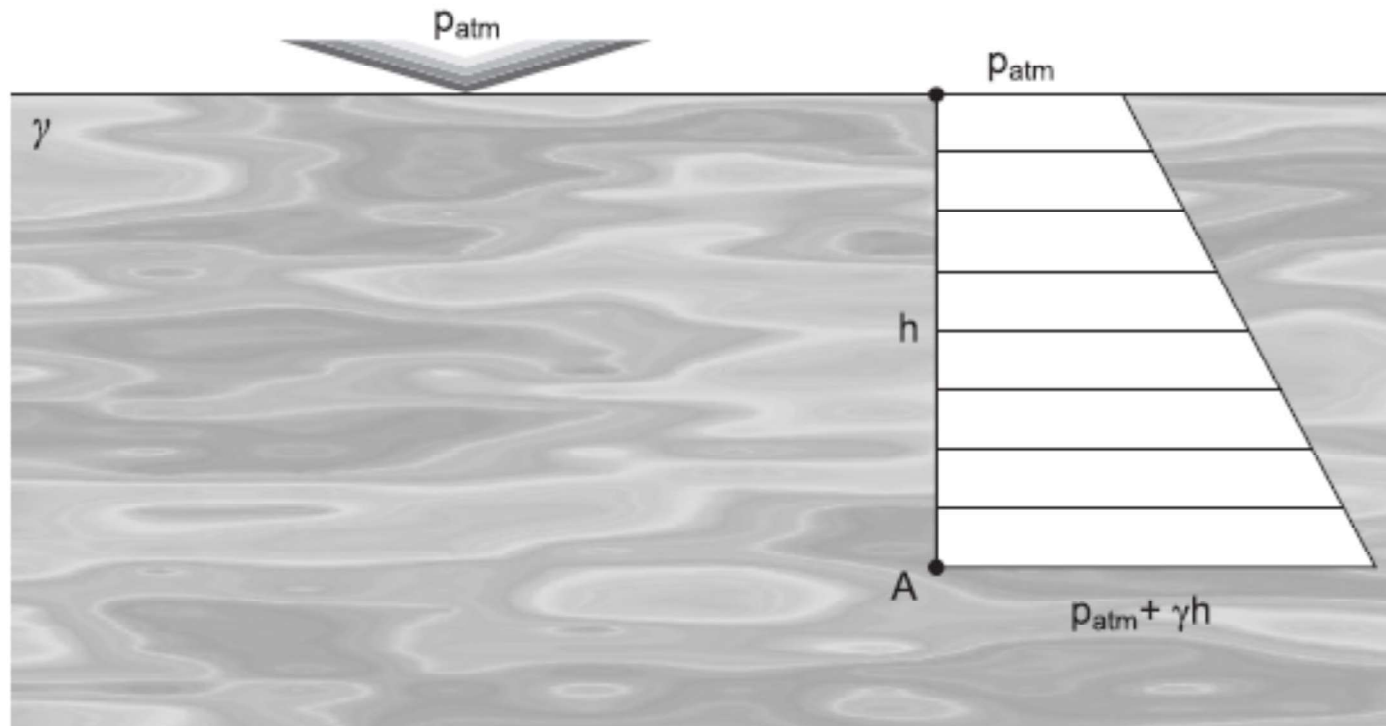
Lei de Stevin  
da Hidrostática



***“A diferença entre as pressões de dois pontos de um fluido em equilíbrio (repouso) é igual ao produto entre a densidade do fluido, a aceleração da gravidade e a diferença entre as profundidades dos pontos.”***

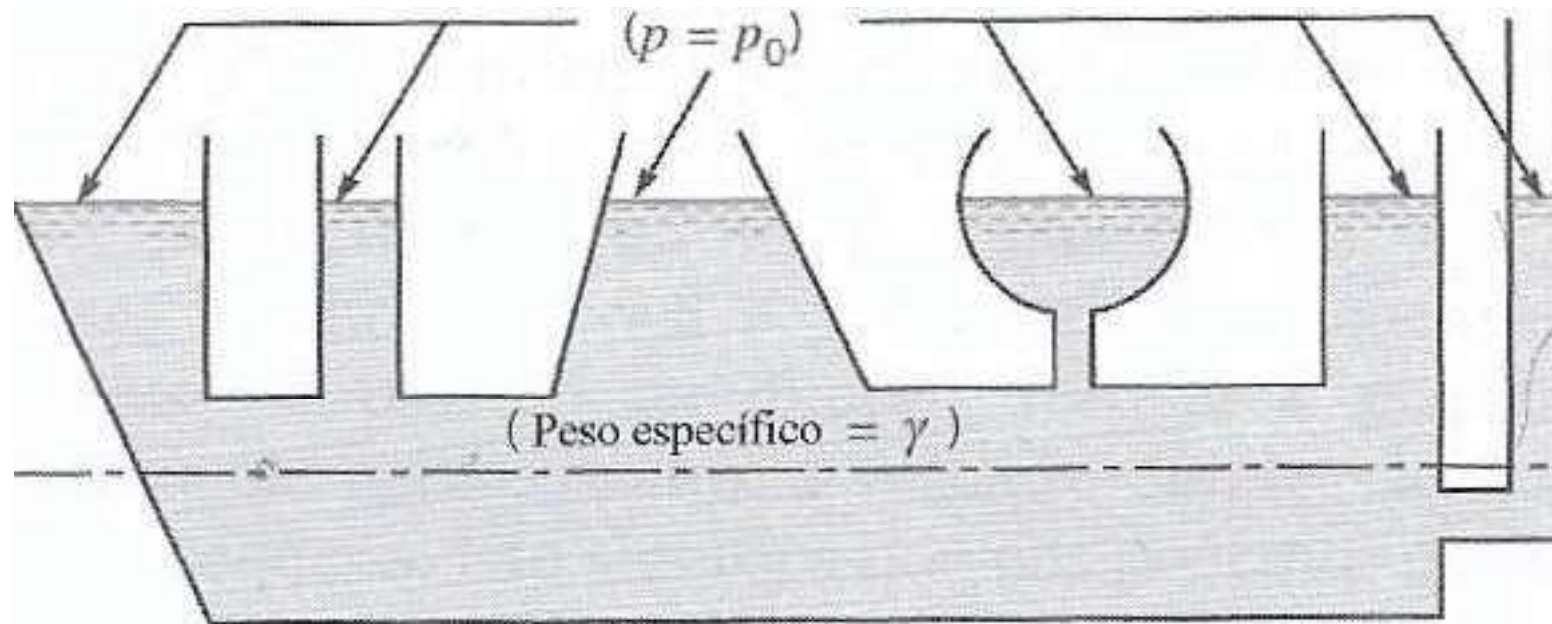
# Equação do campo de pressão

$$h = (z_2 - z_1) = \frac{p_2 - p_1}{\gamma} \Rightarrow \text{Carga de Pressão}$$



# Pressão em fluido incompressível estático

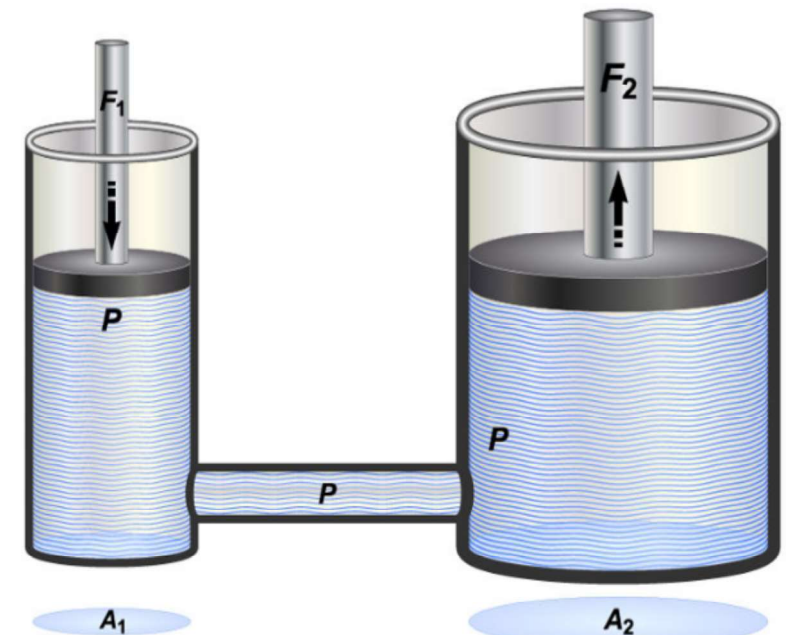
- Consequência da Lei de Stevin
  - Pressão na mesma cota é igual independente do formato do recipiente



# Pressão em fluido incompressível estático

- Lei de Pascal

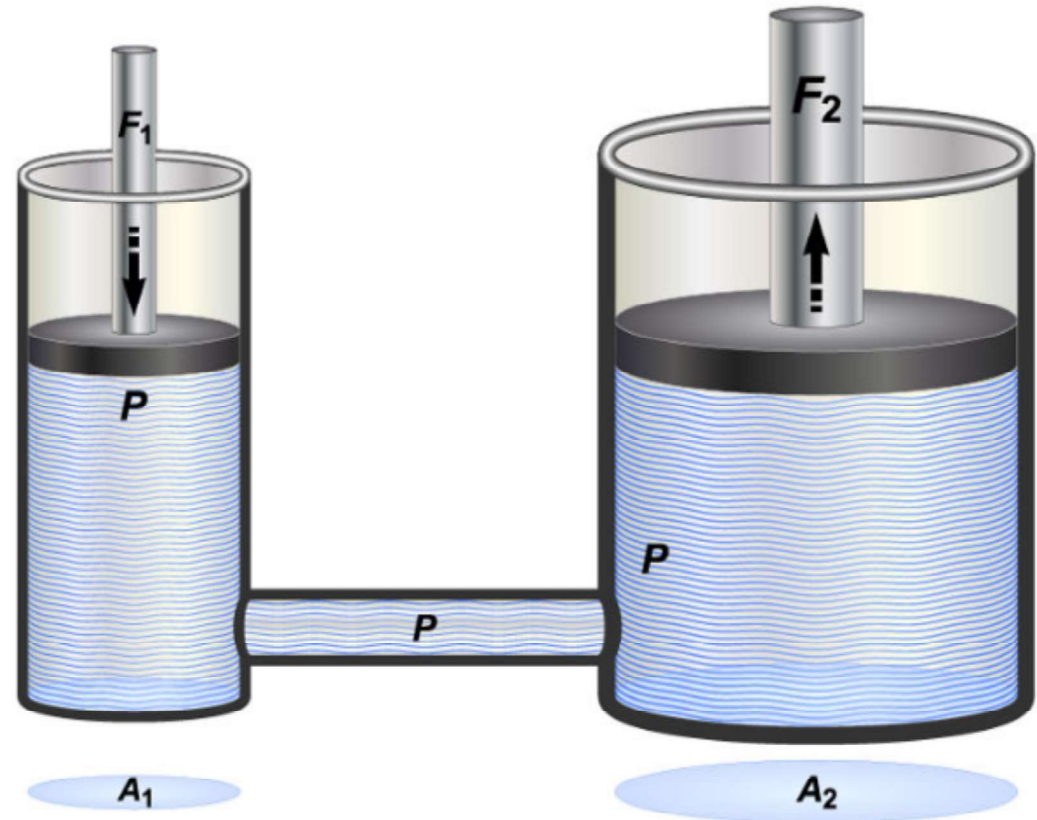
***“O aumento da pressão exercida em um líquido em equilíbrio é transmitido integralmente a todos os pontos do líquido bem como às paredes do recipiente em que ele está contido.”***



# Pressão em fluido incompressível estático

- Lei de Pascal
  - Em termos matemáticos

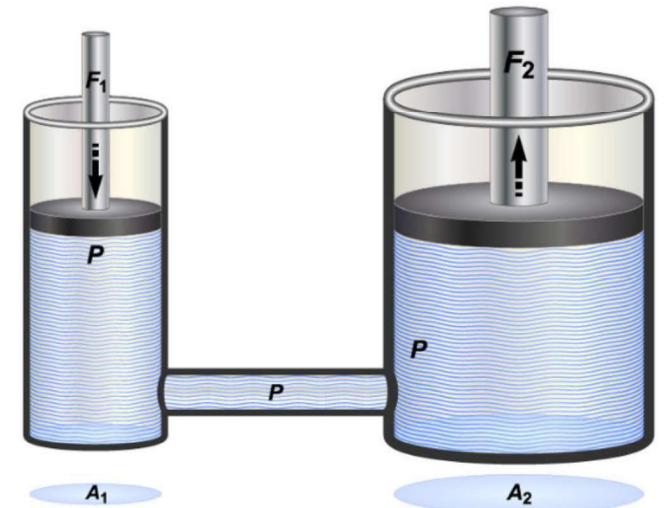
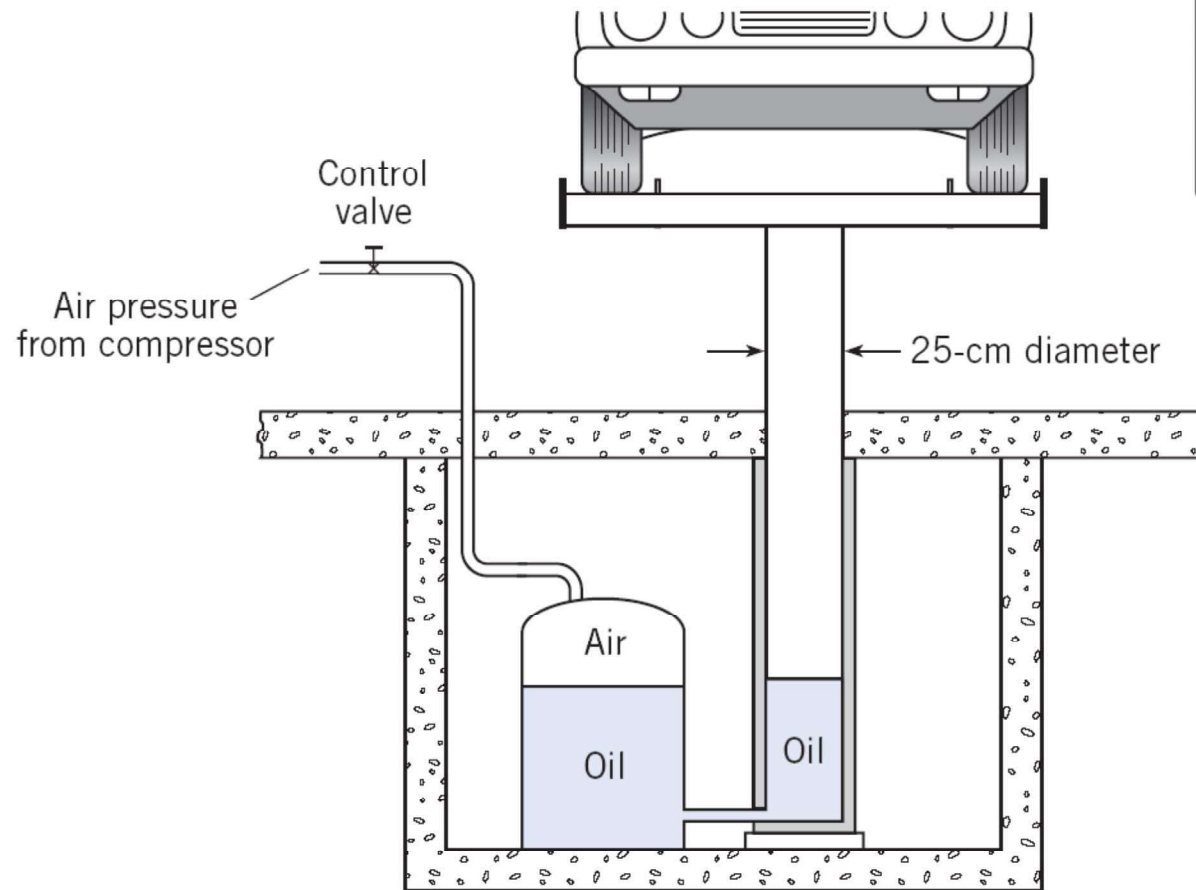
$$\frac{F_1}{A_1} = \frac{F_2}{A_2}$$





# Pressão em fluido incompressível estático

- Uso: Elevadores hidráulicos



# Medição de Pressão

- Valores estabelecidos em relação a uma referência
  - **Atmosfera Padrão**
    - Representação ideal da atmosfera terrestre avaliada numa latitude média e condição ambiental média anual

---

## Propriedades da Atmosfera Padrão (Nível do Mar)\*

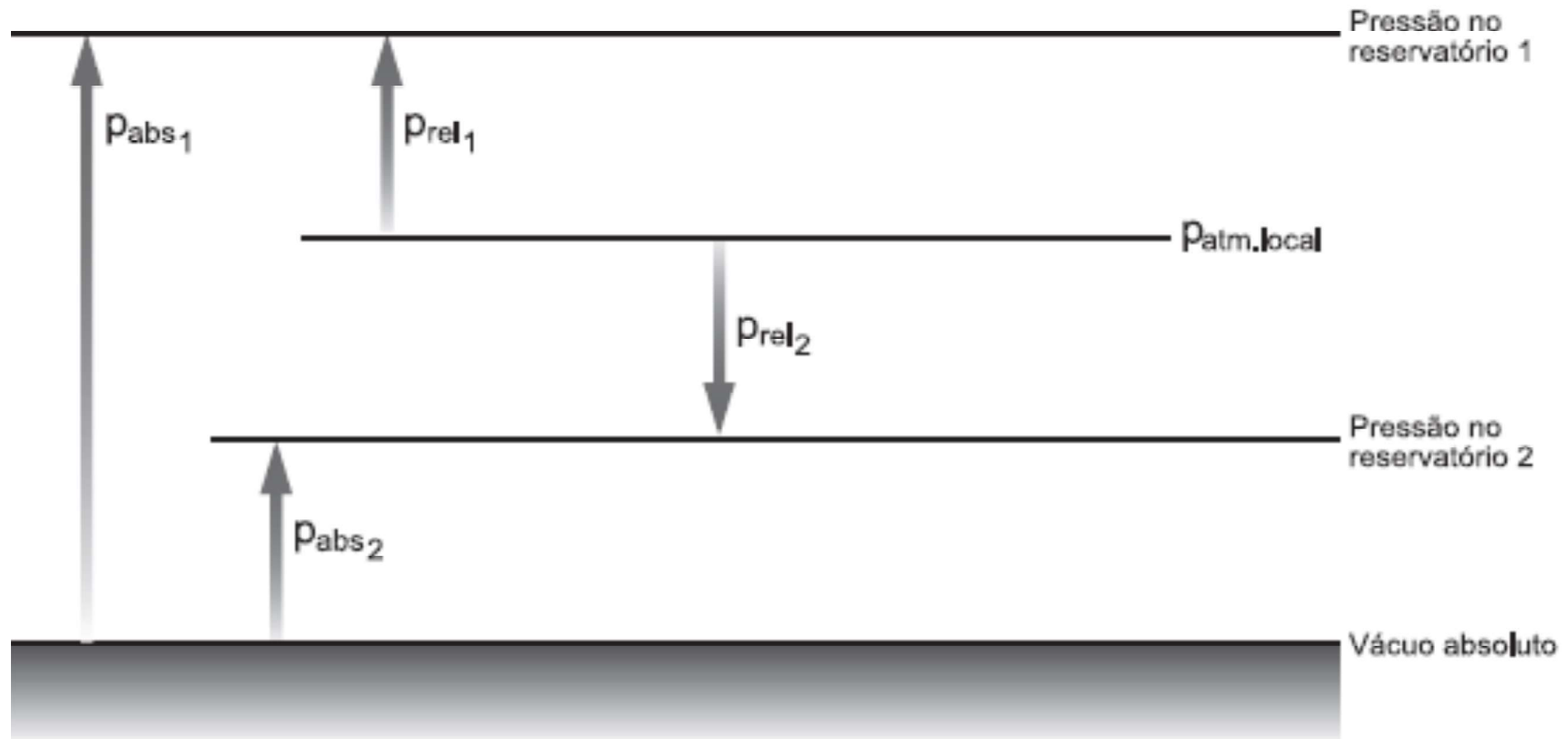
Temperatura, $T$	288,15 K (15 °C)
Pressão, $p$	101,325 kPa
Massa específica, $\rho$	1,225 kg/m <sup>3</sup>
Peso específico, $\gamma$	12,014 N/m <sup>3</sup>
Viscosidade, $\mu$	$1,789 \times 10^{-5}$ N.s/m <sup>2</sup>

\* Aceleração da gravidade ao nível do mar = 9,807 m/s<sup>2</sup>

---

# Medição de Pressão

- Valores estabelecidos em relação a uma referência
  - Unidades: Pa = N/m<sup>2</sup> (SI), psi, bar, altura de coluna de líquido (m.c.a ou mH<sub>2</sub>O, mmHg, mmH<sub>2</sub>O), etc.

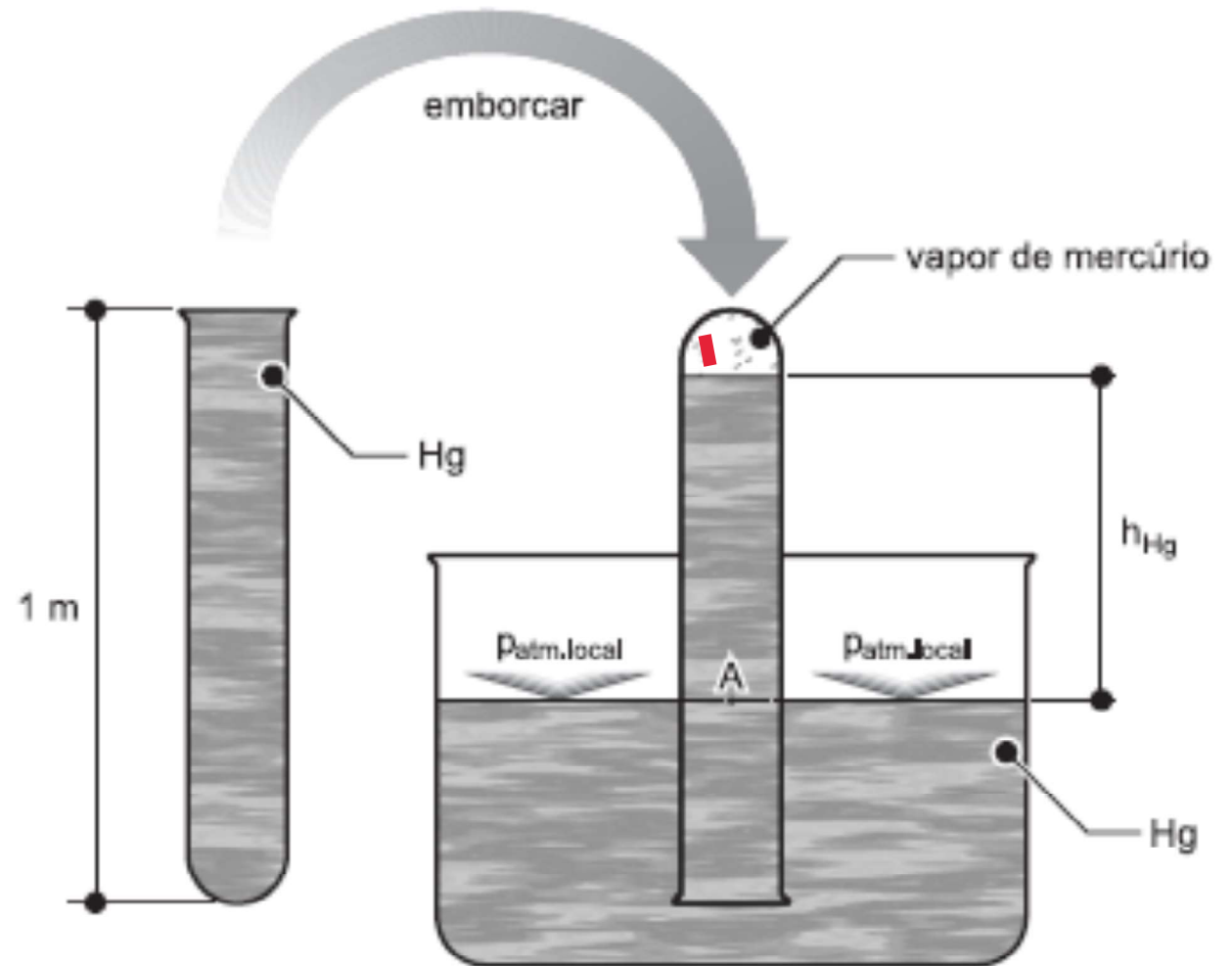


# Medição de Pressão

- Pressão atmosférica: barômetro de mercúrio

$$p_{atm} = \underbrace{p_{vapor}}_{\text{desprezível}} + \gamma_{Hg} h$$

$$p_{atm} = \gamma_{Hg} h$$



Ao nível do mar:  $p_{atm} = 760 \text{ mmHg} = 10,33 \text{ mH}_2\text{O}$

# Medição de Pressão

- Valores da pressão atmosférica em diferentes unidades

$$P_{atm} = 101.325 \text{ Pa (Pascal)}$$

$$= 1,0 \text{ atm (atmosfera)}$$

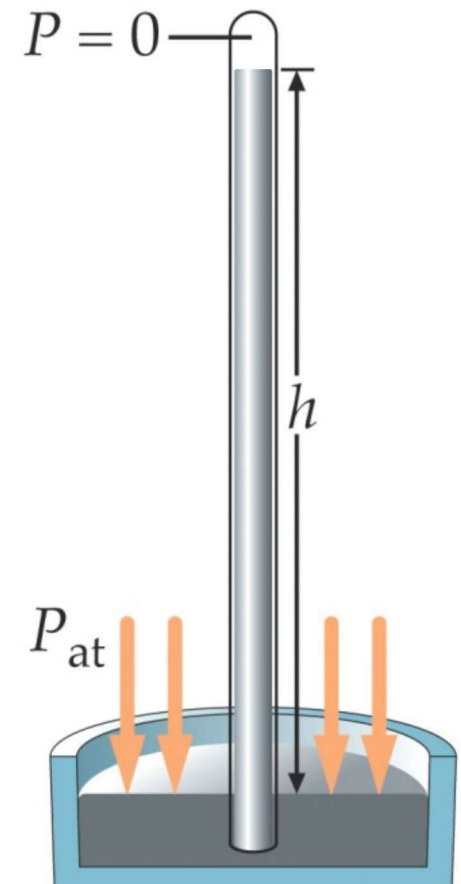
$$= 1,01325 \text{ bar}$$

$$= 760 \text{ mmHg}$$

$$= 10,33 \text{ mH}_2\text{O}$$

$$= 1,0332 \text{ kgf/cm}^2$$

$$= 14,7 \text{ psi}$$



# Manometria

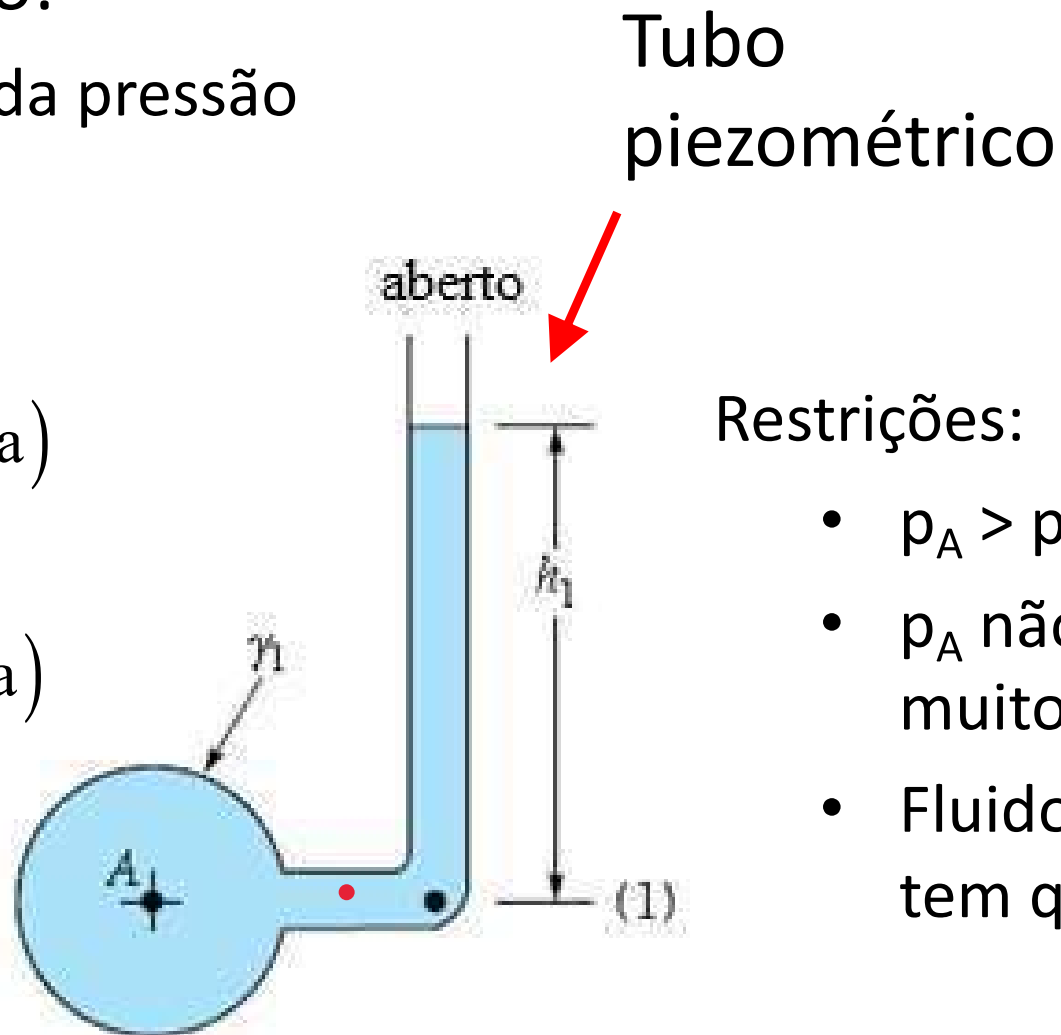
- Manômetro:
  - Medição da pressão relativa

$$p_A = p_O + \gamma_1 h_1$$

(pressão absoluta)

$$p_A = \gamma_1 h_1$$

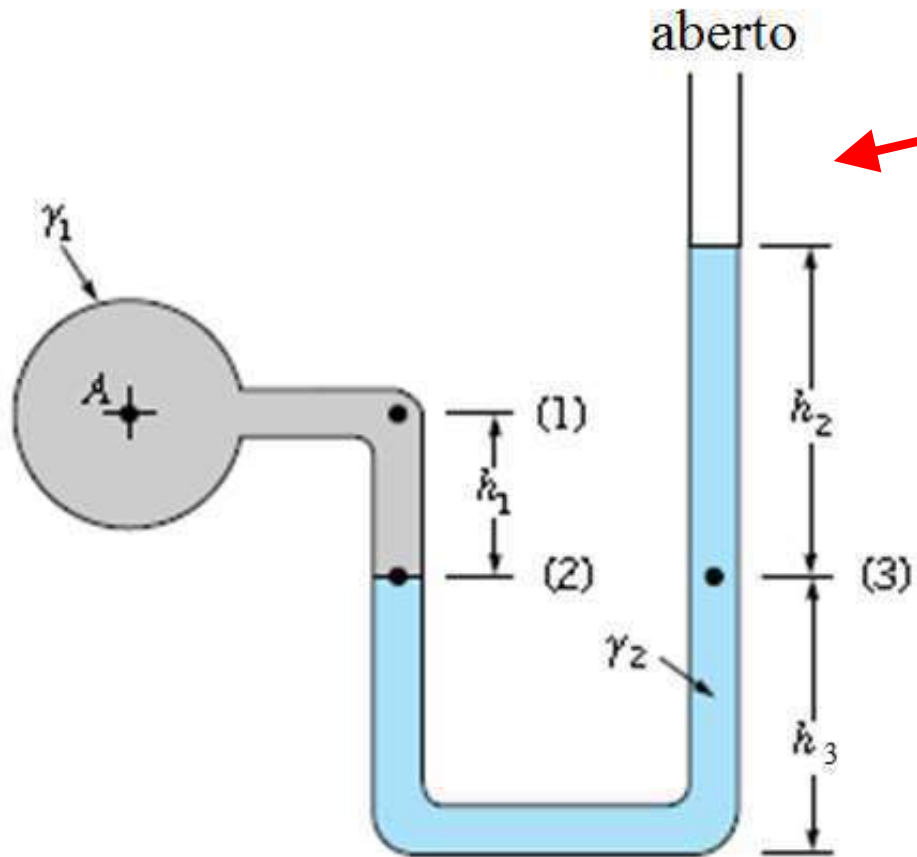
(pressão relativa)



Restrições:

- $p_A > p_{\text{atm}}$
- $p_A$  não pode ser muito grande
- Fluido do recipiente tem que ser líquido

# Manometria



Manômetro com tubo em U

$$p_A = p_1$$

$$p_1 = p_2 - \gamma_1 h_1$$

$$p_2 = p_3$$

$$p_3 = p_{atm} + \gamma_2 h_2$$

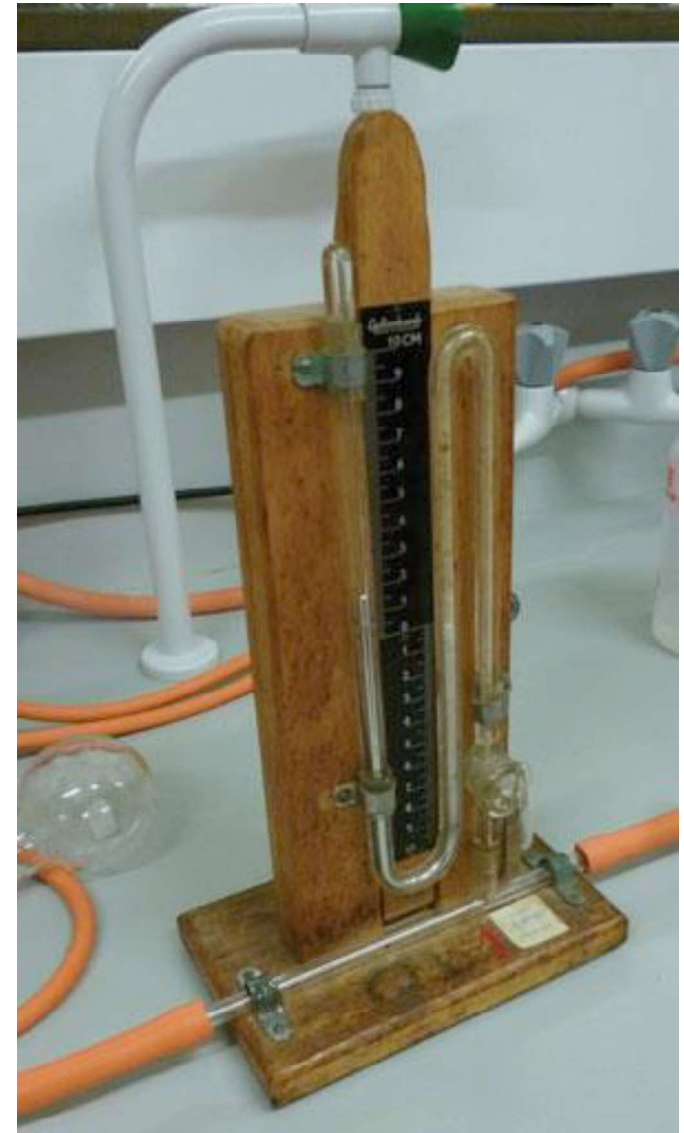
---

$$p_1 = -\gamma_1 h_1 + \gamma_2 h_2 + p_{atm}$$

- Fluido manométrico pode ser diferente do fluido do recipiente
- Se o fluido do recipiente for um gás, o seu peso específico pode ser desprezado

# Manometria

Manômetros  
com tubo  
em U





# Manometria

## Manômetros de coluna inclinada



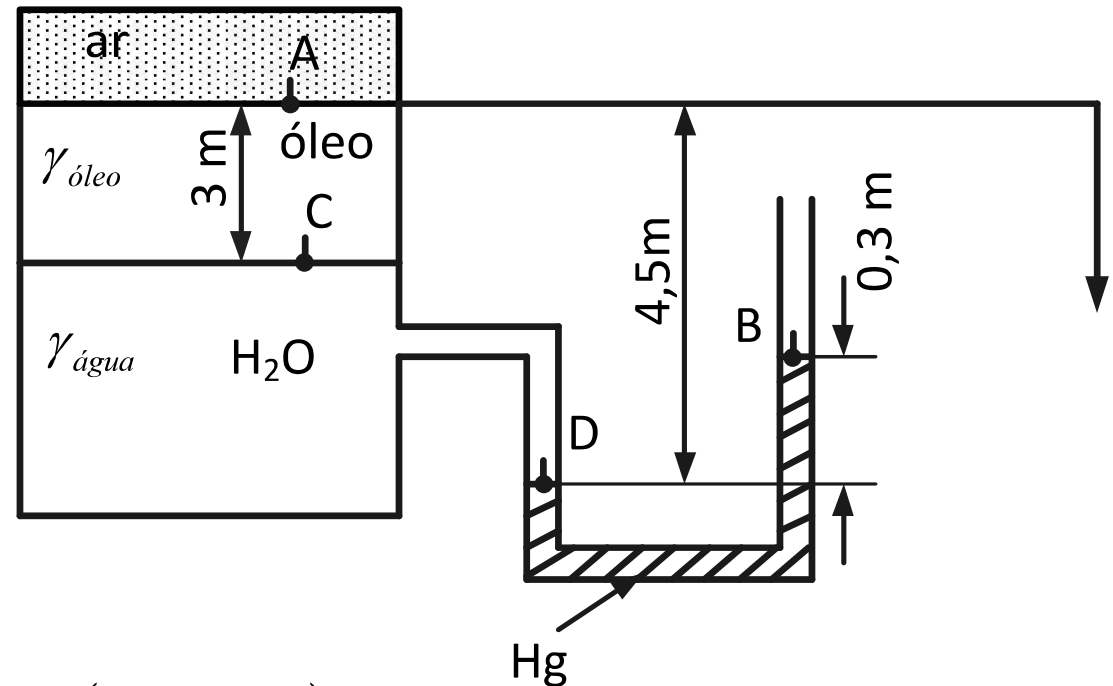
# Exercício 1

Calcular a pressão efetiva em A, kgf/cm<sup>2</sup>

$$\gamma_{\text{óleo}} = 800 \text{ kgf/m}^3$$

$$\gamma_{\text{água}} = 1.000 \text{ kgf/m}^3$$

$$\gamma_{\text{Hg}} = 13.600 \text{ kgf/m}^3$$



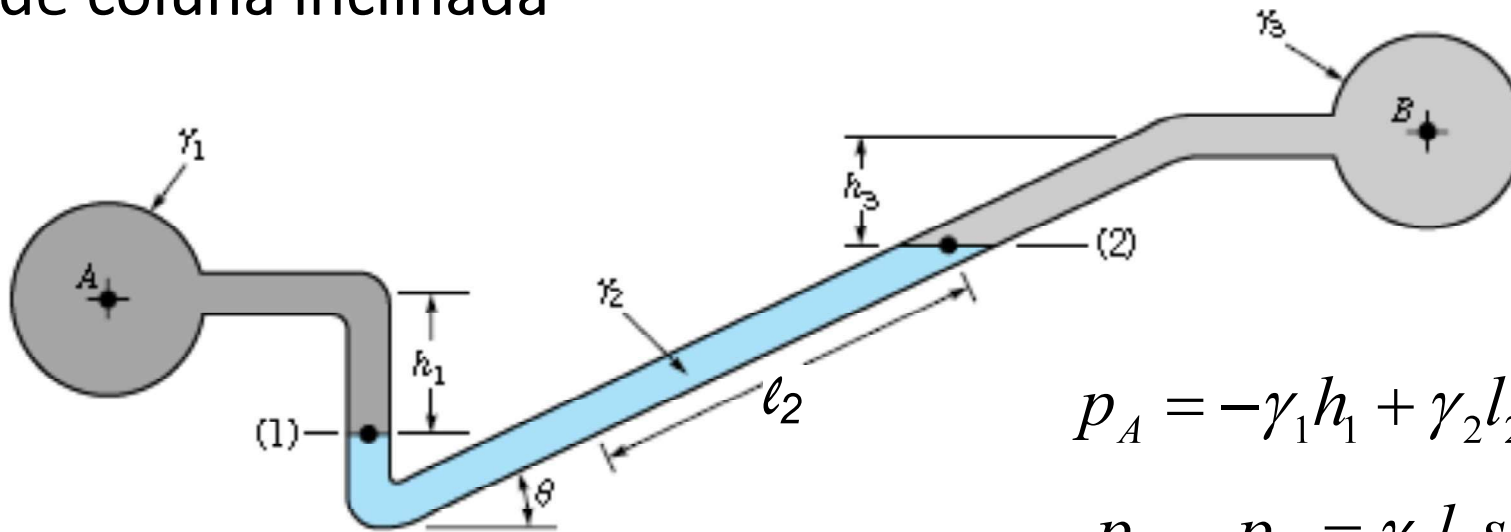
$$p_A = -\gamma_{\text{óleo}} h_C - \gamma_{\text{água}} (h_D - h_C) + \gamma_{\text{Hg}} (h_D - h_B)$$

$$p_A = -800 \times 3 - 1.000(4,5 - 3) + 13.600(0,3) = 180 \text{ kgf/m}^2$$

$$p_A = 0,018 \text{ kgf/cm}^2$$

# Exercício 2

Avaliação da pressão em manômetro de coluna inclinada



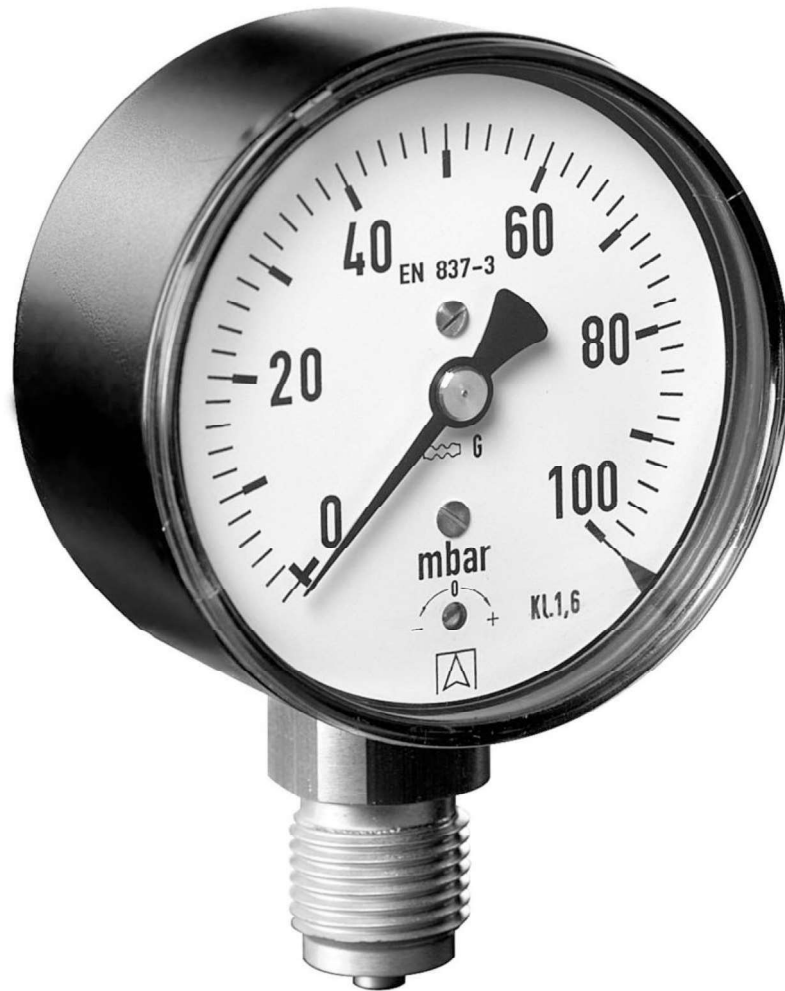
$$p_A = -\gamma_1 h_1 + \gamma_2 l_2 \text{sen}\theta + \gamma_3 h_3 + p_B$$

$$p_A - p_B = \gamma_2 l_2 \text{sen}\theta - \gamma_1 h_1 + \gamma_3 h_3$$

Se os fluidos em 1 e 3 forem gases:  $\gamma_1 h_1 = \gamma_3 h_3 = 0$

$$p_A - p_B = \gamma_2 l_2 \text{sen}\theta \Rightarrow l_2 = \frac{p_A - p_B}{\gamma_2 \text{sen}\theta}$$

# Manometria

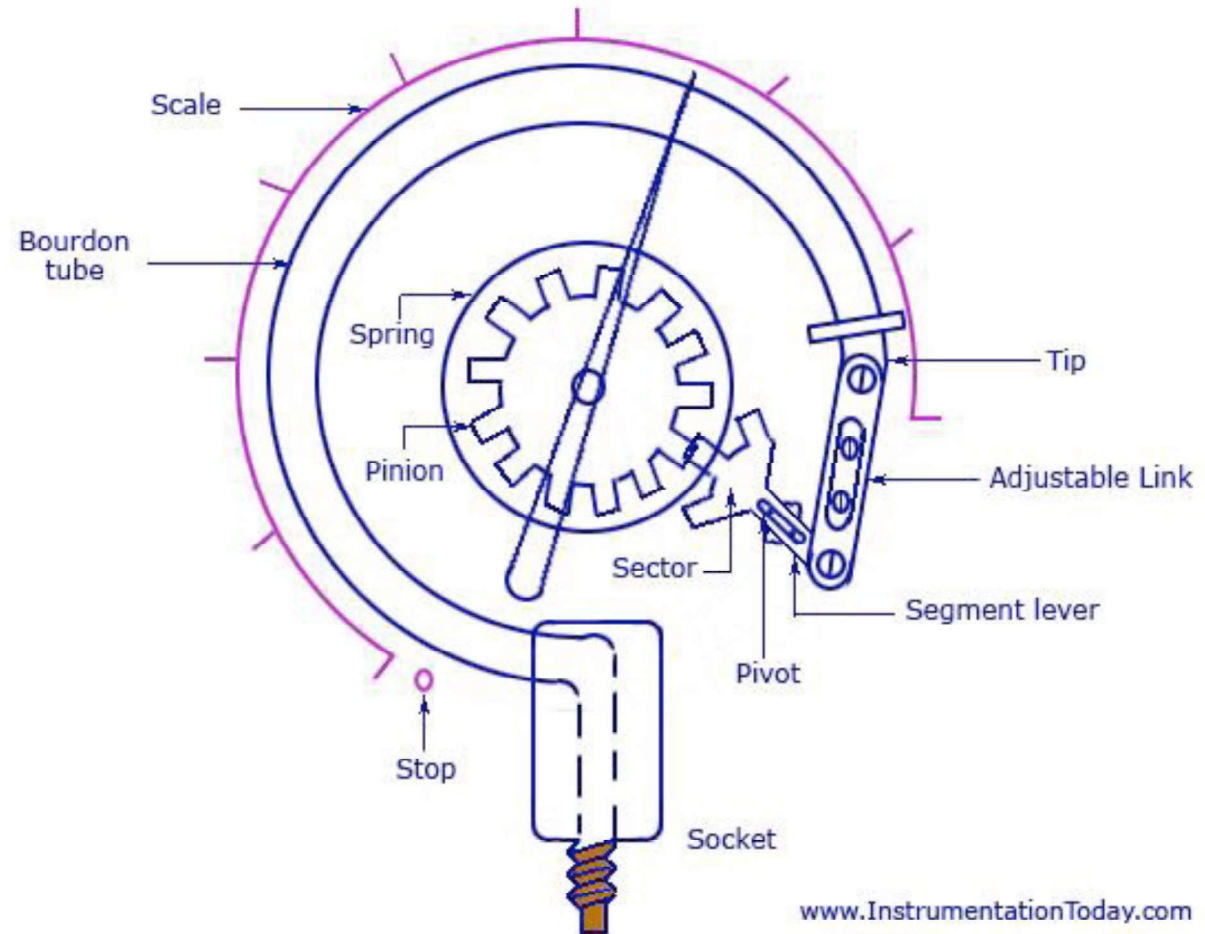


## Manômetros de Bourdon



# Manometria

## Manômetro de Bourdon



Bourdon Tube Pressure Gauge



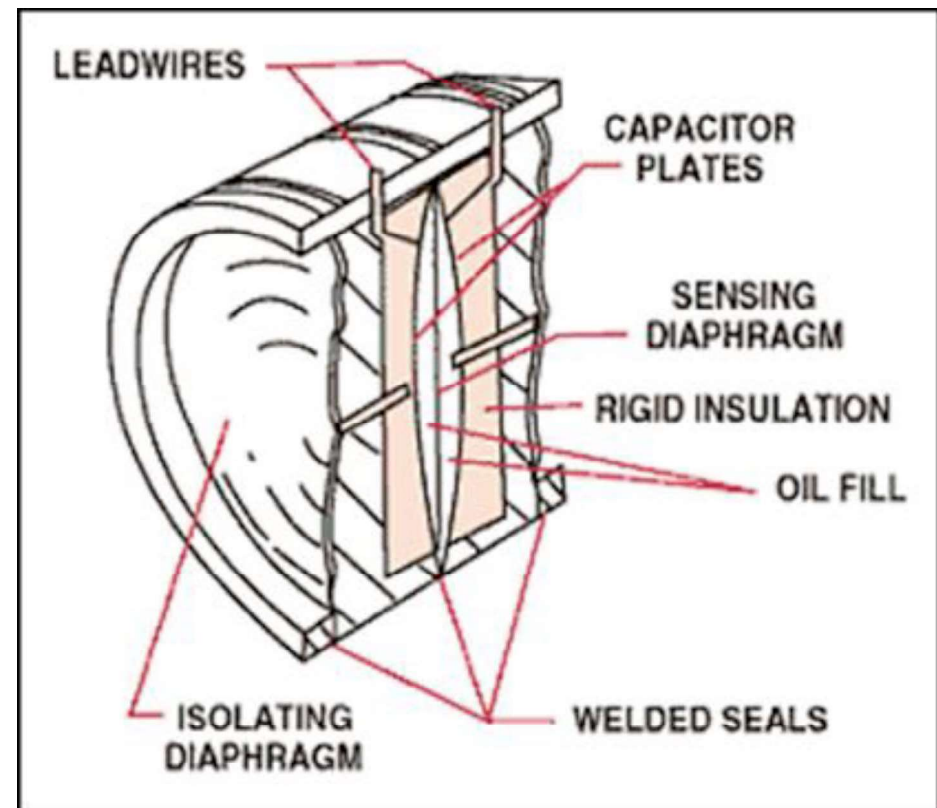
# Manometria

## Manômetros digitais



# Manometria

## Manômetros digitais



# Manometria



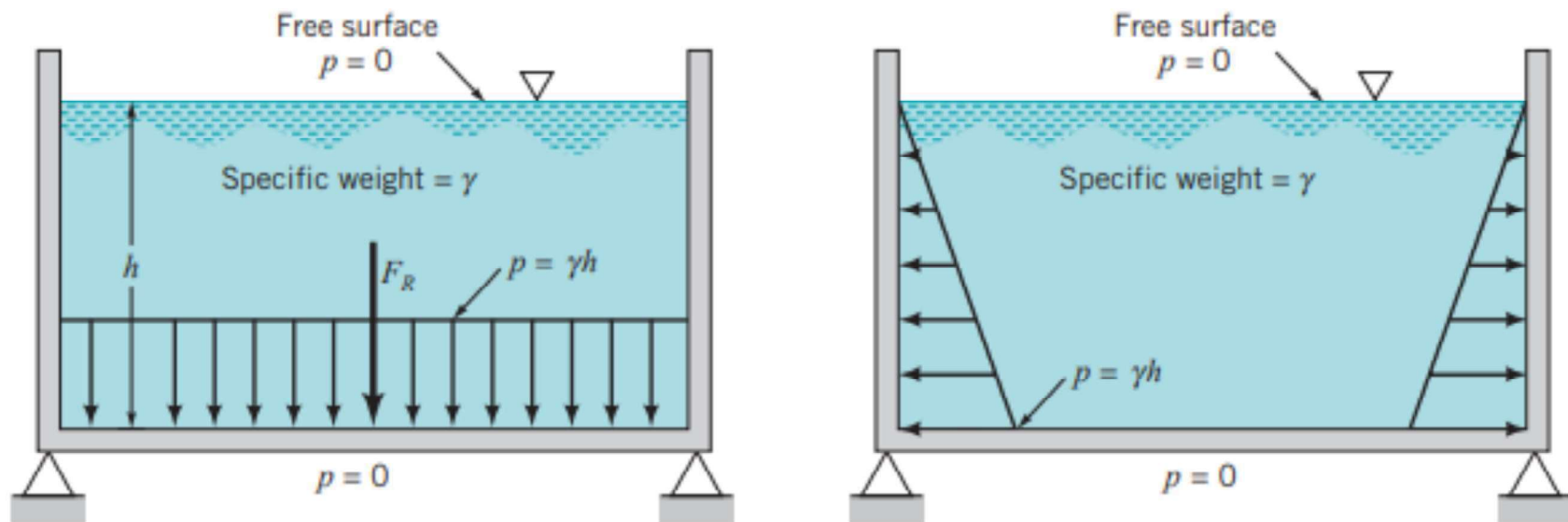
Transdutores de  
pressão





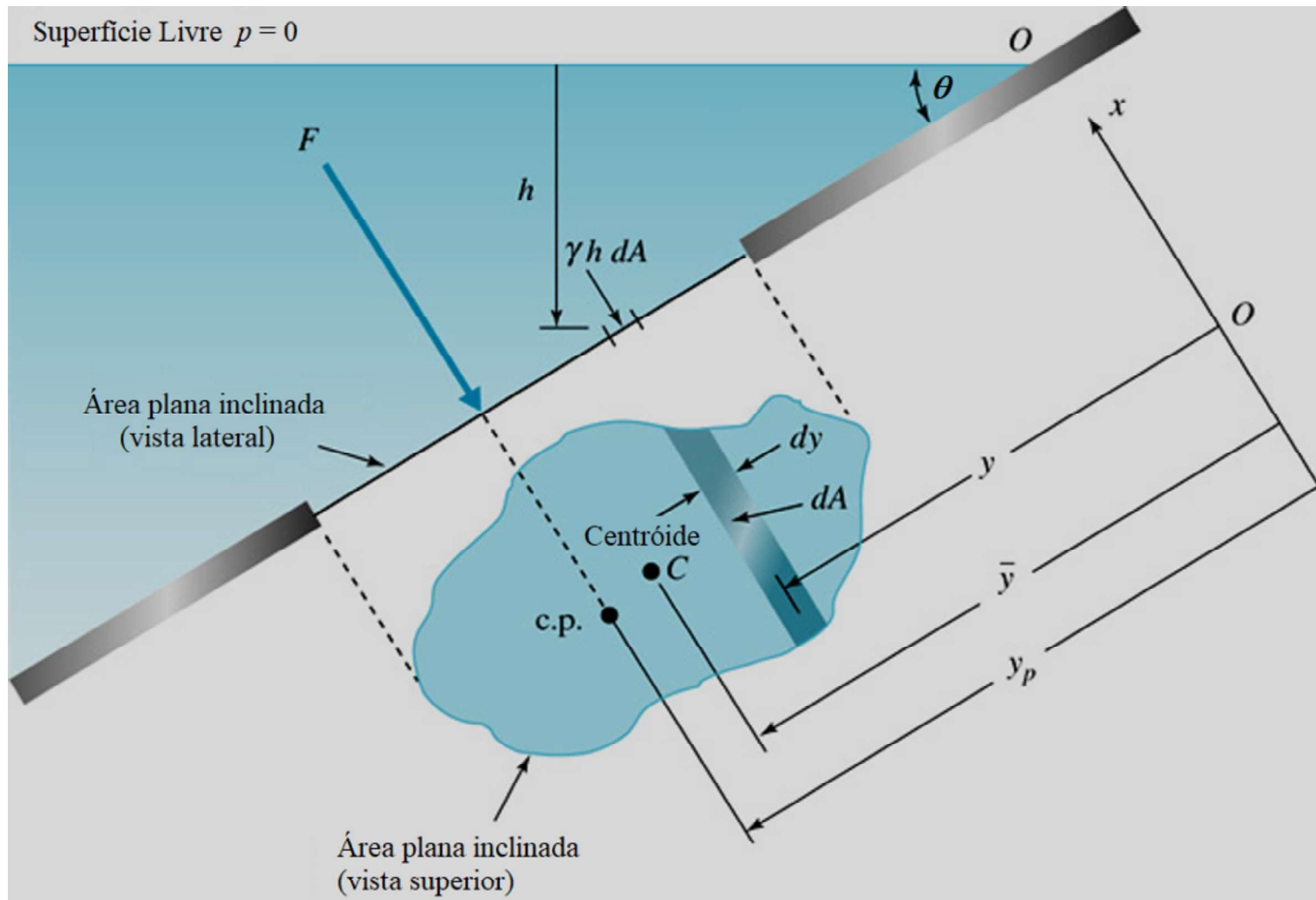
# Força Hidrostática em superfícies planas

- Distribuição de pressões em um reservatório aberto
  - Dois métodos de resolução
    - Método dos momentos de 1ª e 2ª ordem
    - Método dos Prismas de Pressão



# Força em superfícies planas

- Método dos momentos de 1<sup>a</sup> e 2<sup>a</sup> ordem
  - Centróide (C): propriedade matemática da área
  - Centro de Pressão (cp): local de ação da força resultante



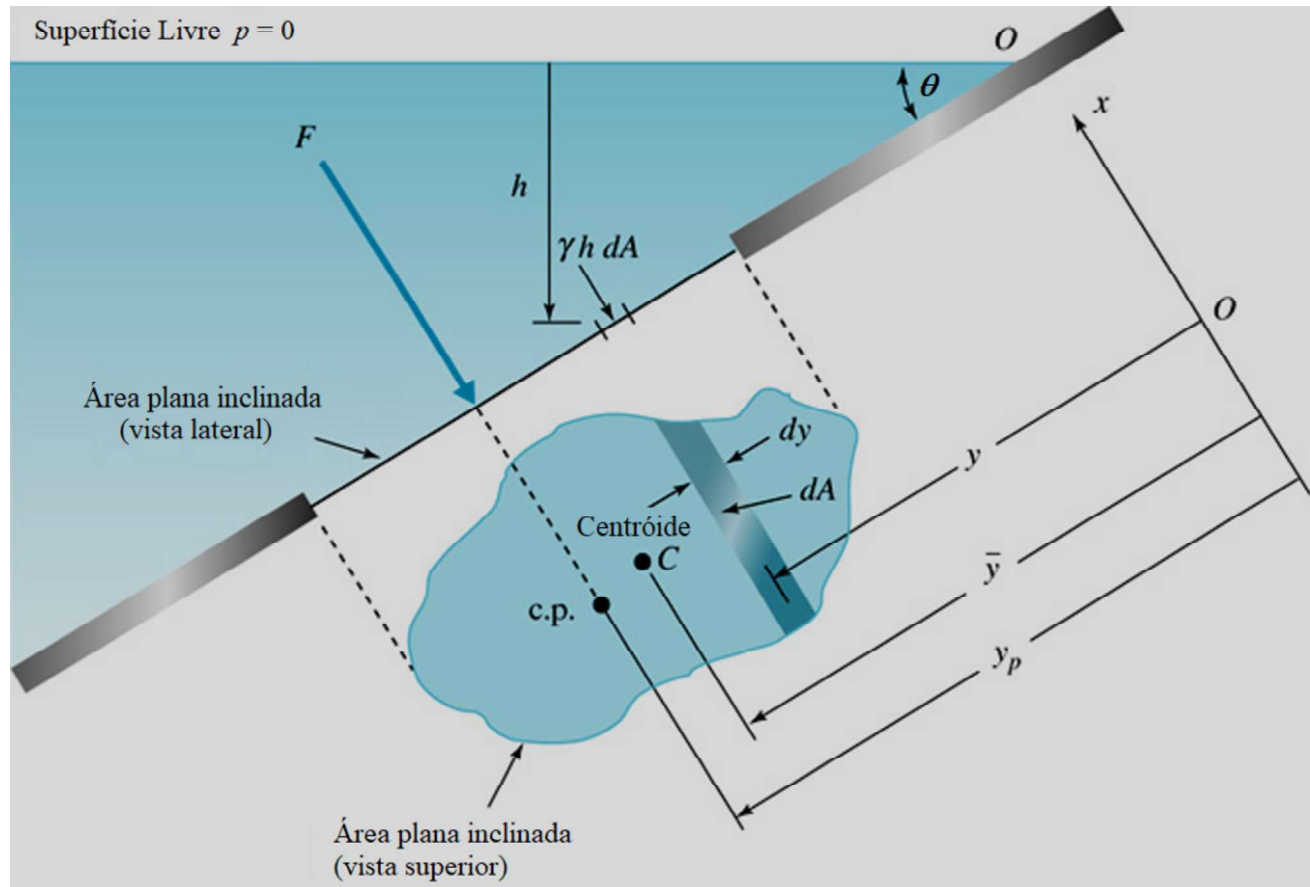
# Força em superfícies planas

- Método dos momentos de 1ª e 2ª ordem

$$\begin{aligned} F_R &= \int_A \gamma h dA \\ &= \int_A \gamma y \sin \theta dA \\ &= \gamma \sin \theta \int_A y dA \end{aligned}$$



Essa integral é o Momento de 1ª ordem da área em relação ao eixo x



# Força em superfícies planas

- Método dos momentos de 1ª e 2ª ordem

$$F_R = \gamma \operatorname{sen} \theta \int_A y dA$$

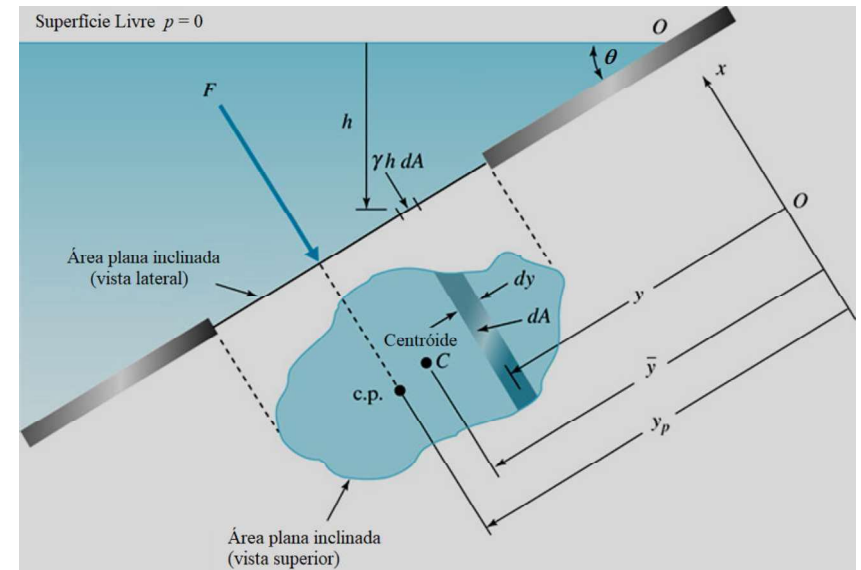
- Como a integral é o Momento de 1ª ordem da área em relação ao eixo x, pode-se escrever

$$\int_A y dA = y_c A$$

Coordenada do centróide

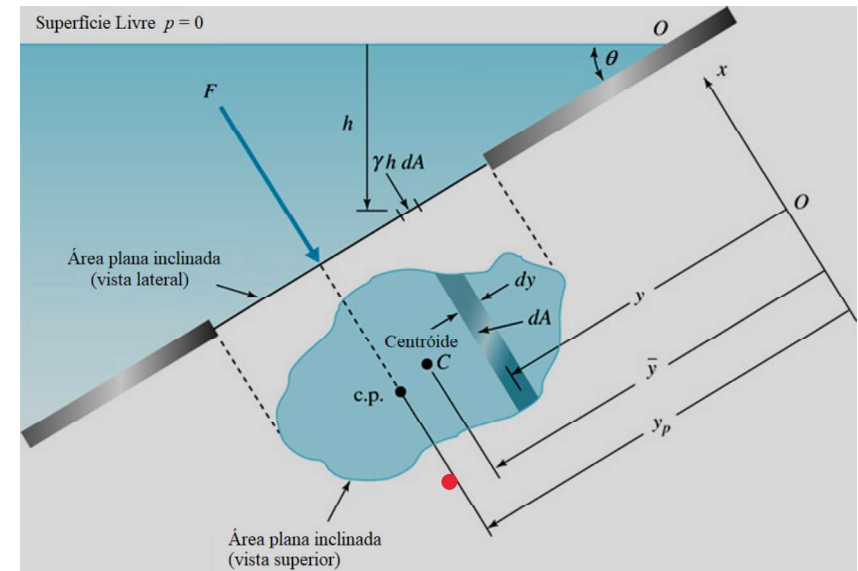
- E assim

$$F_R = \gamma A y_c \operatorname{sen} \theta = \gamma h_c A$$



# Força em superfícies planas

- A linha de ação da força resultante,  $y_r$ , pode ser determinada pela soma dos momentos em relação a  $x$ 
  - momento da força resultante = momentos das forças de pressão



$$F_R y_R = \int_A y dF = \int_A \gamma \sin \theta y_c^2 dA$$

- Como

$$F_R = \gamma \sin \theta y_c A$$



$$y_R = \frac{\int y^2 dA}{y_c A}$$



Momento de 2ª ordem da superfície  $A$ , ou momento de inércia  $I_x$

$$y_R = \frac{I_x}{y_c A}$$

# Força em superfícies planas

- Pelo teorema dos eixos paralelos temos

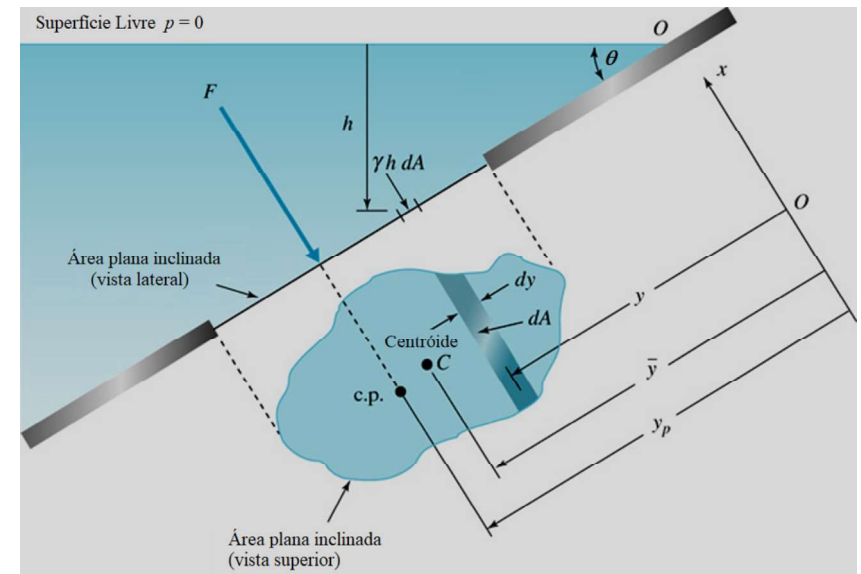
$$I_x = I_{xc} + Ay_c^2$$



$$y_R = \underbrace{\frac{I_{xc}}{y_c A}}_{> 0} + y_c$$



**Ponto de aplicação estará sempre abaixo da cota do centróide**

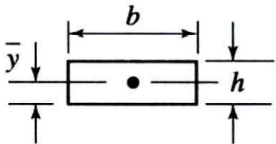
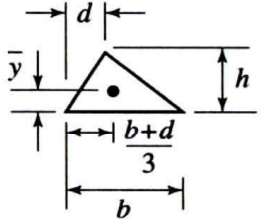
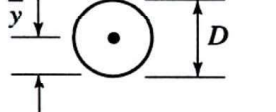
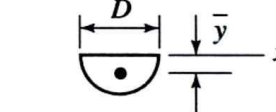
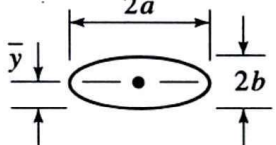
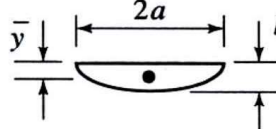


- De forma análoga para a coordenada  $x_r$

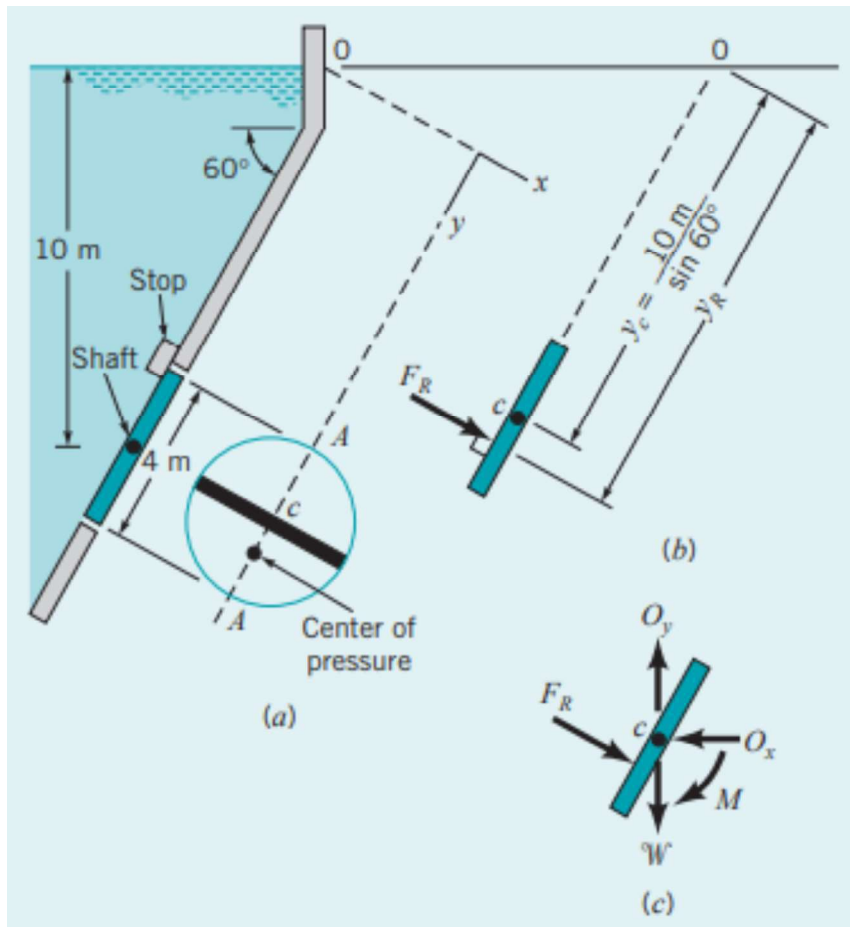
$$x_R = \frac{\int xy dA}{y_c A} = \frac{I_{xy}}{y_c A} \Rightarrow x_R = \frac{I_{xyc}}{y_c A} + x_c$$

# Forças em superfícies planas

- Propriedades geométricas de algumas superfícies

	<i>Esboço</i>	<i>Área</i>	<i>Centróide</i>	<i>Segundo momento</i>
Retângulo		$bh$	$\bar{y} = h/2$	$\bar{I} = bh^3/12$ $\bar{I}_{xy} = 0$
Triângulo		$bh/2$	$\bar{y} = h/3$	$\bar{I} = bh^3/36$ $\bar{I}_{xy} = (b - 2d)bh^3/72$
Círculo		$\pi D^2/4$	$\bar{y} = r$	$\bar{I} = \pi D^4/64$
Semicírculo		$\pi D^2/8$	$\bar{y} = 4r/3\pi$	$I_x = \pi D^4/128$
Elipse		$\pi ab$	$\bar{y} = b$	$\bar{I} = \pi ab^3/4$
Semi-elipse		$\pi ab/2$	$\bar{y} = 4b/3\pi$	$I_x = \pi ab^3/8$

# Exercício 3



1. Determine a magnitude e a força resultante da exercida pela água sobre a comporta circular com 4m de diâmetro.
2. Determine o momento a ser aplicado no eixo para abrir a comporta.



# Exercício 3

$$F_R = \gamma h_c A = 9,8 \cdot 10^3 \times 10 \times \frac{\pi \cdot 4^2}{4} = 1,23 \cdot 10^6 \text{ N}$$

Ponto de aplicação

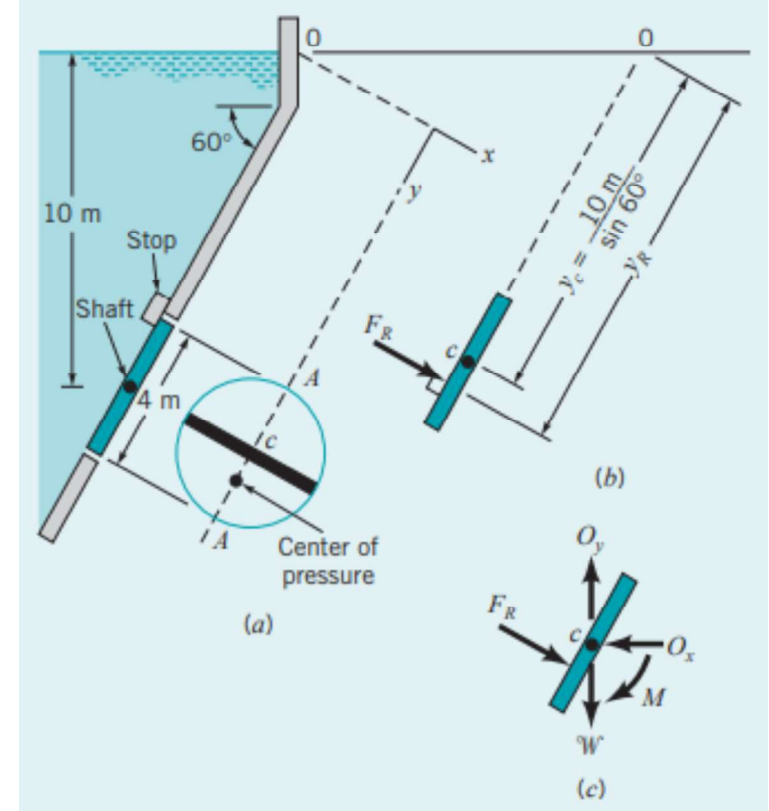
$$y_R = \frac{I_{xc}}{y_c A} + y_c \quad \text{e} \quad x_R = \frac{I_{xy_c}}{y_c A} + x_c \quad (\text{por simetria})$$

da tabela  $I_{x_c} = \frac{\pi R^4}{4}$  e  $y_c = \frac{10}{\sin 60} \rightarrow y_R = 11,6 \text{ m}$

$$y_R - y_c = 11,6 - \frac{10}{\sin 60} = 0,0866, \text{ um pouco abaixo do centróide, o que implica que o batente está forçado.}$$

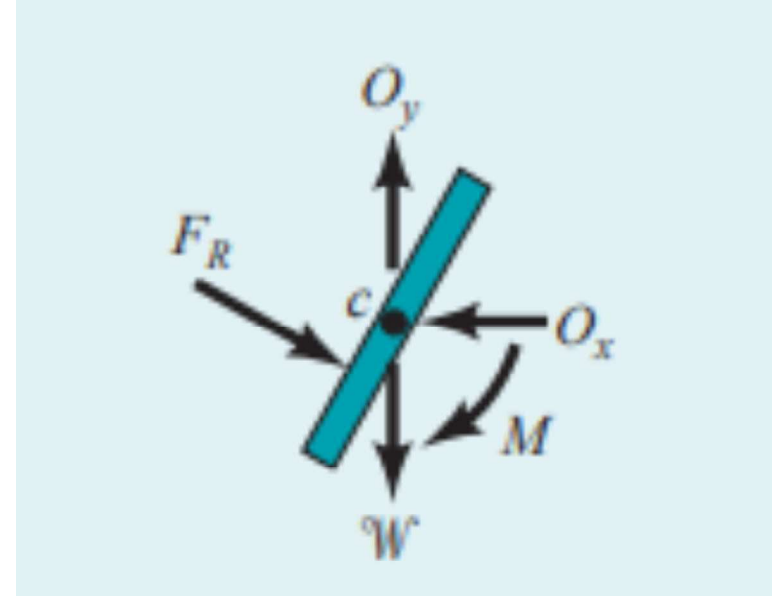
Para dimensionar o motor/redutor para abrir a comporta e sangrar o reservatório, calcula-se o momento ou torque

$$\sum M_C = 0 \text{ e portanto } F_R * (y_R - y_c) = 1,23 \cdot 10^6 \cdot 0,0866 = 1,07 \cdot 10^5 \text{ Nm}$$



# Exercício 3

- O momento necessário para abrir a comporta vem do balanço de momentos no eixo da comporta



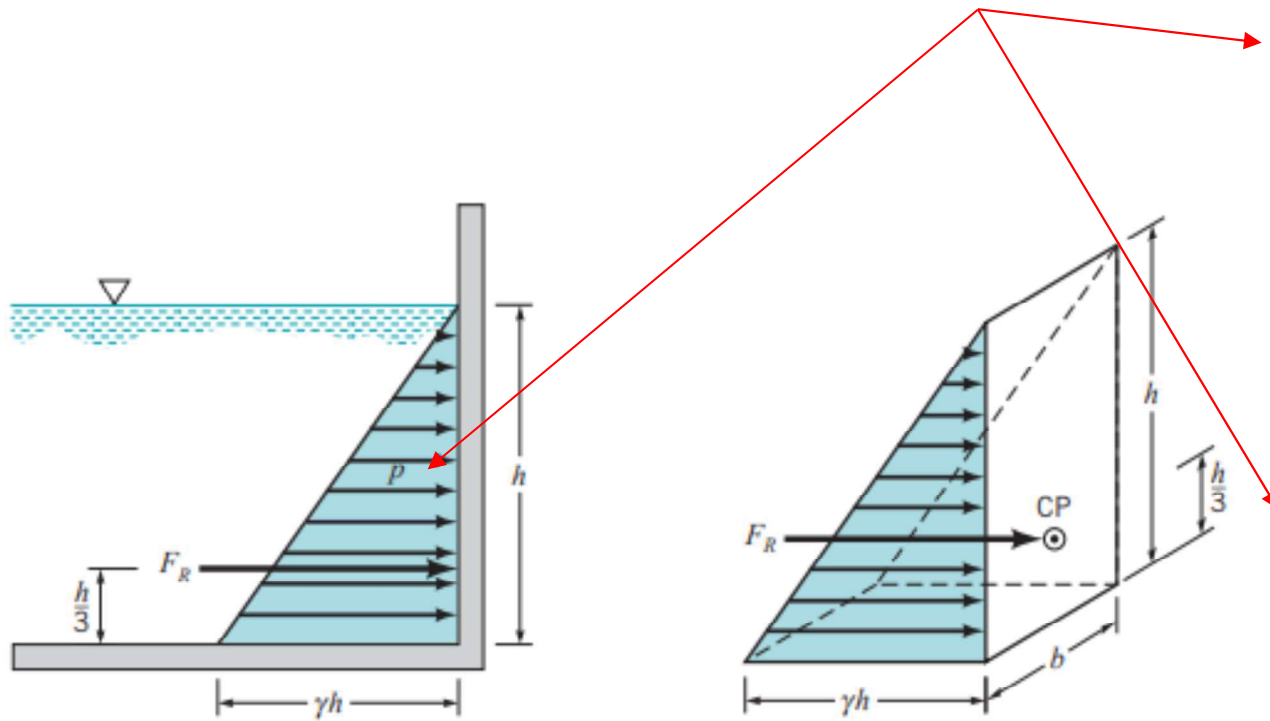
$$\Sigma M_c = M_{abertura} - M_{F_R} = 0$$

$$M_{abertura} = F_R (y_R - y_c) = 1,23 \times 10^6 (0,0866)$$

$$M_{abertura} = 1,07 \times 10^5 \text{ N.m}$$

# Força em superfícies planas

- Método do prisma de pressões
  - mais simples para superfícies retangulares



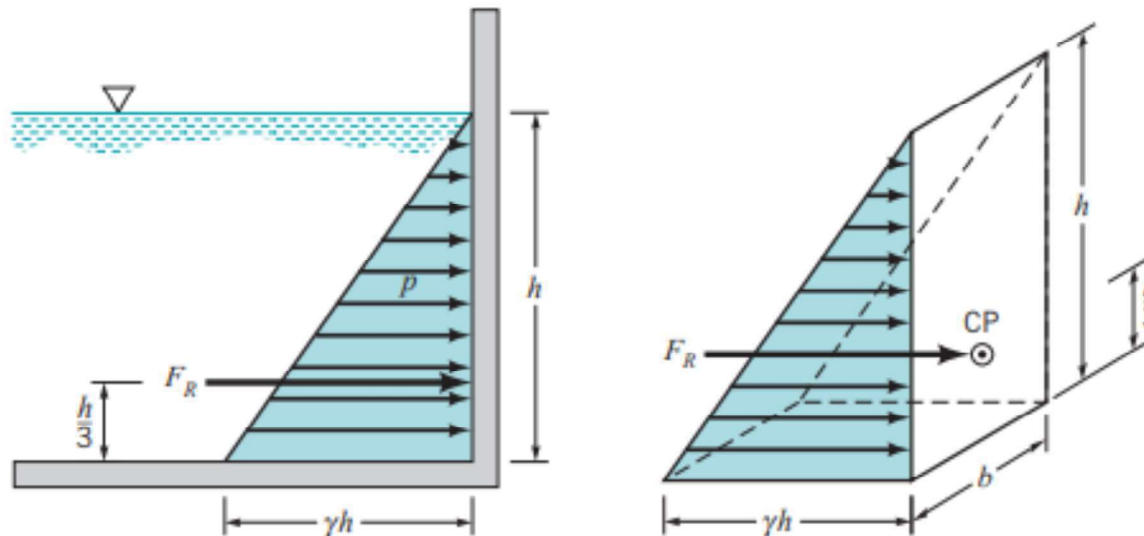
- $P$  varia linearmente com profundidade ( $p = \gamma h$ )
- $p_{efet} = 0$  na superfície
- $p_{media}$  ocorre em plano  $h/3$  na distribuição triangular

# Força em superfícies planas

- Método do prisma de pressões
  - Força que atua na área

$$F_R = p_{média} \times \text{área} = \frac{\gamma h}{2} \times bh$$

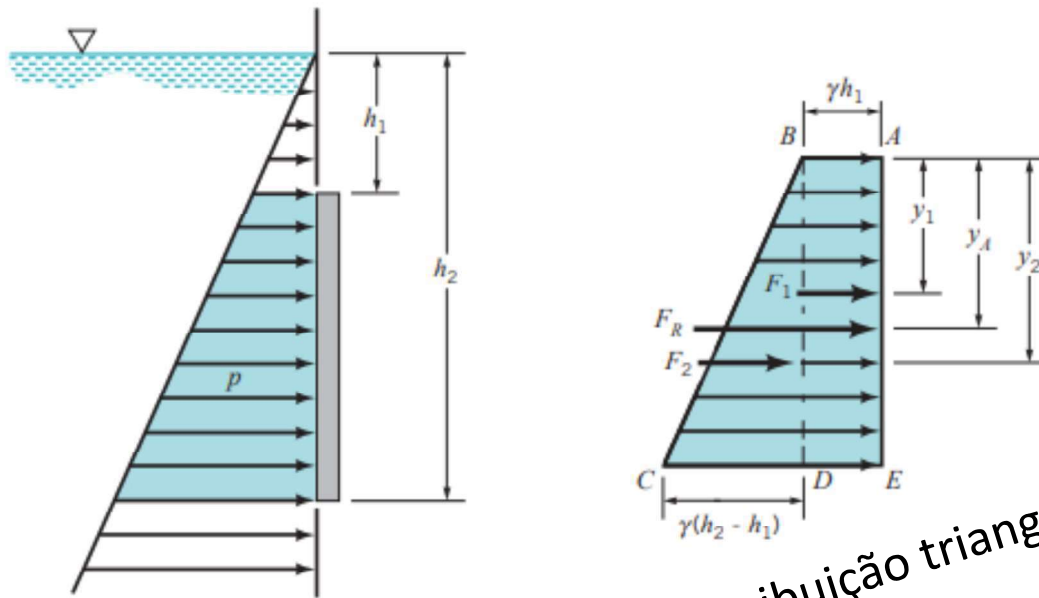
= volume do prisma do prisma de pressão



- P varia linearmente com profundidade ( $p = \gamma h$ )
- $p_{efet} = 0$  na superfície
- $p_{media}$  ocorre em plano  $h/3$  na distribuição triangular

# Força em superfícies planas

- Método do prisma de pressões
  - abordagem tb vale quando a superfície está toda submersa



Distribuição triangular de pressões =  $\gamma(h_2 - h_1) \cdot h_2 \cdot b$

Distribuição retangular de pressões =  $\gamma h_1 \cdot h_1 \cdot b$

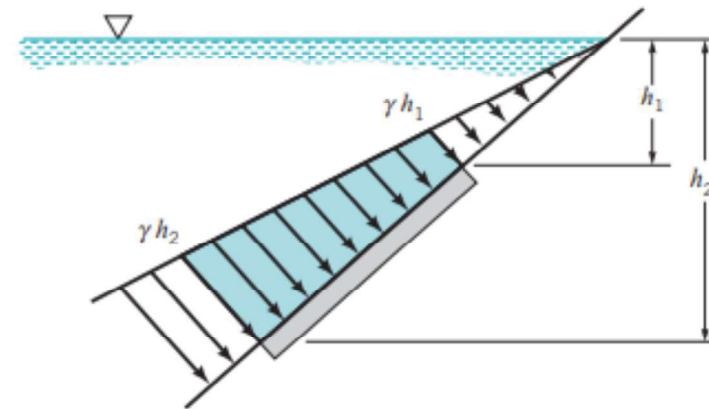
$$F_R = F_1 + F_2 \quad (\Delta + \square)$$

A localização de  $F_R$  é determinada a partir do momento em relação a um eixo

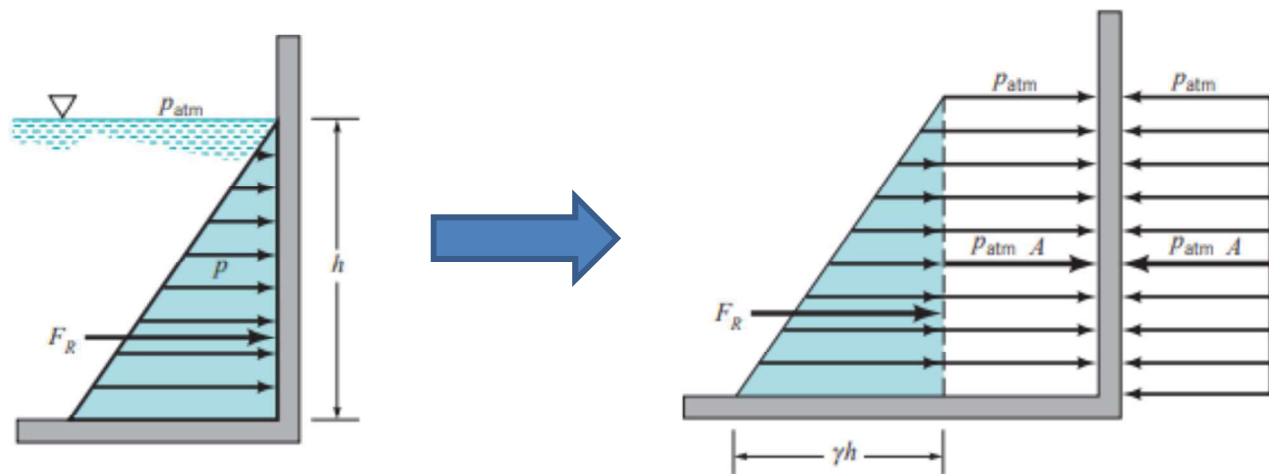
$$F_R y_R = F_1 y_1 + F_2 y_2$$

# Força em Superfícies Planas

- Superfícies inclinadas

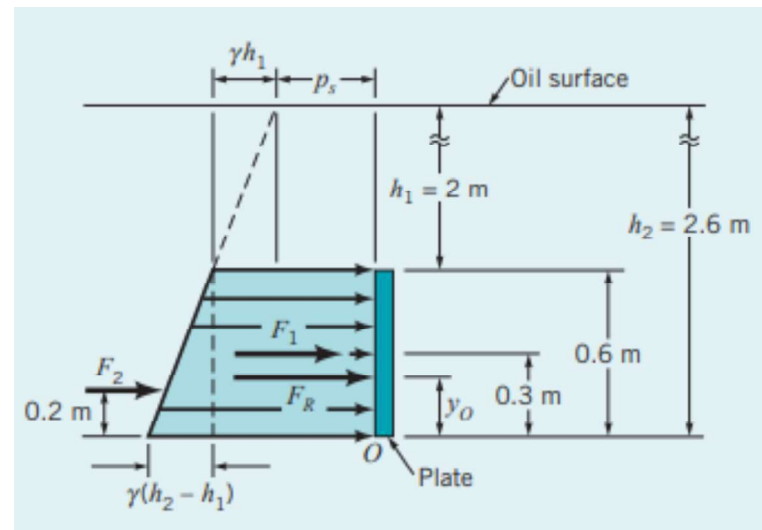
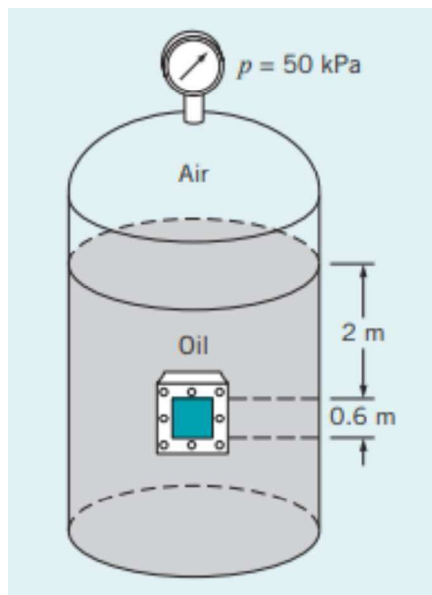


- Efeito de  $p_{atm}$



# Exercício 4

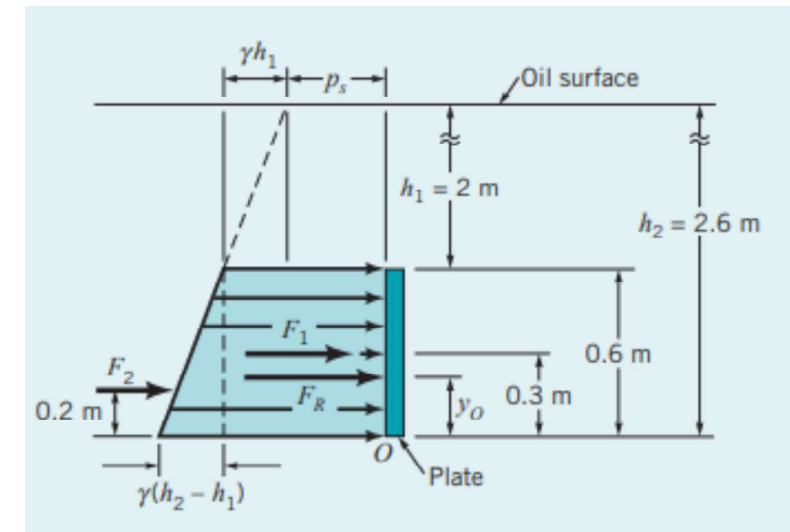
- Tanque pressurizado com ar contém óleo (densidade = 0,9) e possui uma vigia para limpeza e inspeção com  $0,6 \times 0,6 \text{ m}^2$ . Qual a magnitude e localização da força nesta placa?



# Exercício 4

Como  $d_{\text{óleo}} = 0,9$

$$\Rightarrow \rho_{\text{óleo}} = 0,9 \times 10^3 \text{ kg/m}^3$$



Cálculo da força:

$$F_1 = (p_{\text{gás}} + \rho g h_1) A = (50 \times 10^3 + 0,9 \times 10^3 \cdot 9,81 \cdot 2) \cdot 0,36 = 24,4 \times 10^3 \text{ N}$$

$$F_2 = \rho g \left( \frac{h_1 - h_2}{2} \right) A = 0,9 \times 10^3 \cdot 9,81 \cdot \frac{0,6}{2} \cdot 0,36 = 0,95 \times 10^3 \text{ N}$$

$$F_R = F_1 + F_2 = 25,35 \times 10^3 \text{ N}$$



# Exercício 4

A localização vertical do ponto de aplicação da força  $F_R$  é obtida a partir da soma dos momentos em relação ao eixo que passa pelo ponto  $O$ :

$$F_R y_R = F_1 y_1 + F_2 y_2$$

$$\therefore y_R = \frac{24,4 \times 10^3 \cdot 0,3 + 0,95 \times 10^3 \cdot 0,2}{25,35 \times 10^3}$$

$$y_R = 0,296\text{m}$$

