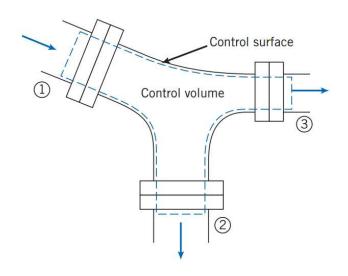


UNIVERSIDADE FEDERAL DE SANTA CATARINA Campus Araranguá - ARA Departamento de Energia e Sustentabilidade

UNIDADE 5 ANÁLISE DIFERENCIAL DO MOVIMENTO DOS FLUIDOS

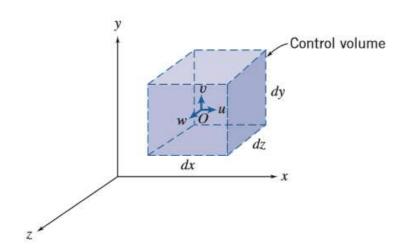
Formulação Integral x Formulação Diferencial

- Formulação integral: útil quando o interesse é analisar o comportamento geral de um campo de escoamento ou o efeito de/sobre um dispositivo.
- Formulação diferencial: análise detalhada, ponto a ponto, em que aplicamos as equações do movimento.





Considere o volume infinitesimal de fluido $d\forall = dxdydz$



- Massa específica ρ no centro O (x,y,z) do VC.
- Velocidade no centro O dada por:

$$\vec{V} = u\hat{\imath} + v\hat{\jmath} + w\hat{k}$$

Avaliando as propriedades nas faces direita e esquerda:

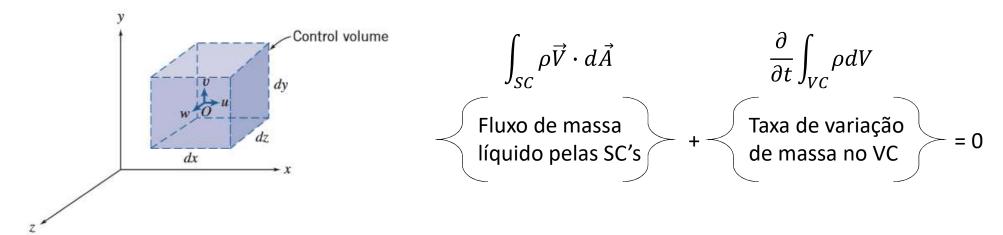
$$\rho_{R} = \rho \Big|_{x+dx/2} = \rho + \frac{\partial \rho}{\partial x} \left(\frac{dx}{2} \right)$$

$$u_{R} = u \Big|_{x+dx/2} = u + \frac{\partial u}{\partial x} \left(\frac{dx}{2} \right)$$

$$\rho_{L} = \rho \Big|_{x-dx/2} = \rho + \frac{\partial \rho}{\partial x} \left(-\frac{dx}{2} \right) = \rho - \frac{\partial \rho}{\partial x} \left(\frac{dx}{2} \right)$$

$$u_{L} = u \Big|_{x-dx/2} = u - \frac{\partial u}{\partial x} \left(\frac{dx}{2} \right)$$

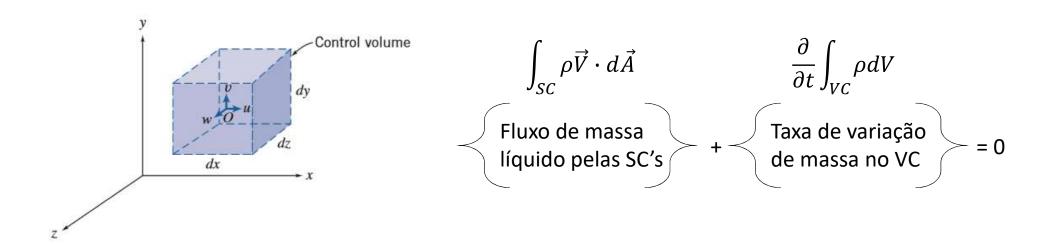
A conservação da massa enuncia que:



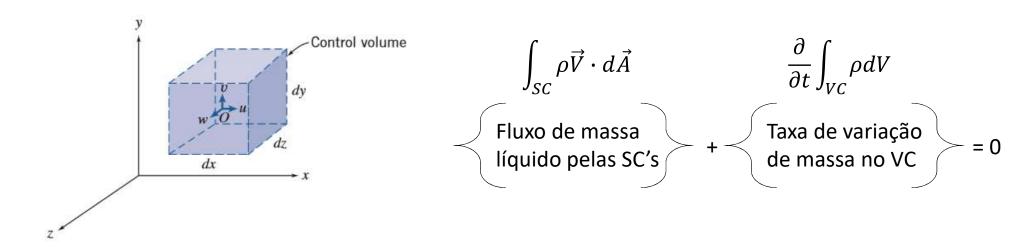
• O primeiro termo é avaliado considerando o fluxo em cada uma das 6 faces do VC.

$$(\rho uA)_R = \rho uA\Big|_{x+dx/2} = \left[\rho + \frac{\partial \rho}{\partial x} \left(\frac{dx}{2}\right)\right] \left[u + \frac{\partial u}{\partial x} \left(\frac{dx}{2}\right)\right] dydz = \rho u dydz + \frac{1}{2} \left[u \frac{\partial \rho}{\partial x} + \rho \frac{\partial u}{\partial x}\right] dxdydz$$

$$(\rho uA)_L = \rho uA\Big|_{x-dx/2} = -\left[\rho - \frac{\partial \rho}{\partial x} \left(\frac{dx}{2}\right)\right] \left[u - \frac{\partial u}{\partial x} \left(\frac{dx}{2}\right)\right] dydz = -\rho u dydz + \frac{1}{2} \left[u \frac{\partial \rho}{\partial x} + \rho \frac{\partial u}{\partial x}\right] dxdydz$$

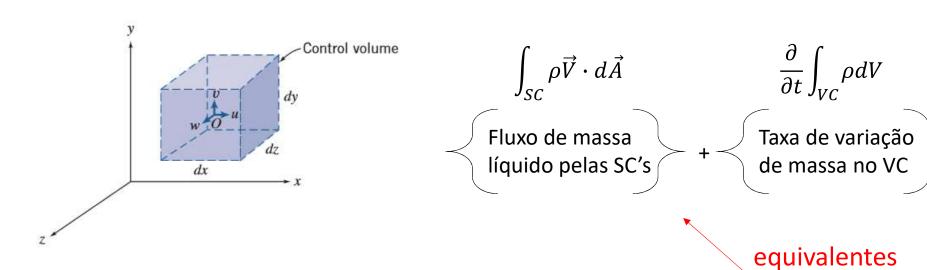


Somando as expressões:



Replicando o procedimento para os planos +y, -y, +z e -z:

+y -y +z -z Somando os fluxos:
$$\frac{\partial(\rho v)}{\partial y}dxdydz \qquad \frac{\partial(\rho w)}{\partial z}dxdydz \qquad \frac{\partial(\rho w)}{\partial z}dxdydz \qquad \frac{\partial(\rho w)}{\partial z}dxdydz$$



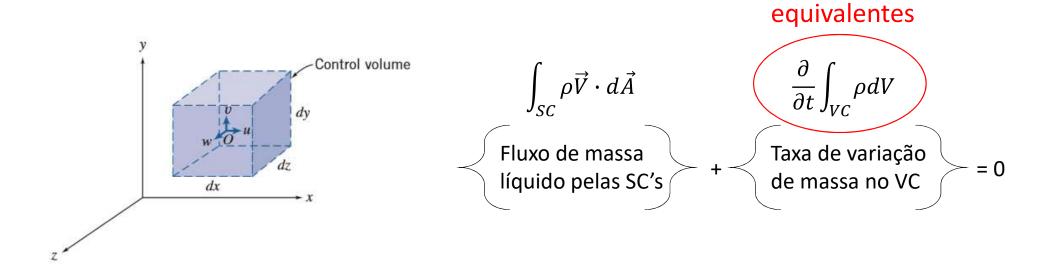
Replicando o procedimento para os planos +y, -y, +z e -z:

+y -y +z -z
$$\frac{\partial(\rho v)}{\partial y}dxdydz \qquad \frac{\partial(\rho w)}{\partial z}dxdydz$$

Somando os fluxos:

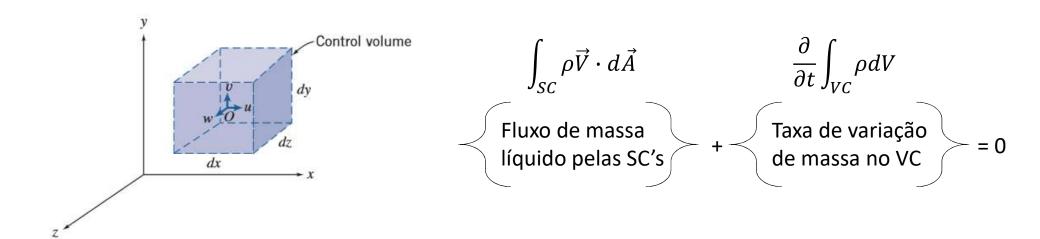
$$\left[\frac{\partial(\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho w)}{\partial z}\right] dx dy dz$$

 $\frac{\partial}{\partial t} \int_{VC} \rho dV$



A massa dentro do VC pode ser calculada como pdxdydz. Logo, a sua taxa de variação é:





A massa dentro do VC pode ser calculada como pdxdydz. Logo, a sua taxa de variação é:

Somando com o termo anterior:
$$\frac{\partial \rho}{\partial t} dx dy dz$$

$$\left[\frac{\partial (\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho w)}{\partial z} \right] dx dy dz$$

CM em coord. cartesianas.

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial (\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho w)}{\partial z} = 0$$

Eq. da continuidade

Aplicando o operador vetorial $\nabla = \hat{\imath} \frac{\partial}{\partial x} + \hat{\jmath} \frac{\partial}{\partial y} + \hat{k} \frac{\partial}{\partial z}$, podemos escrever:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial (\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho w)}{\partial z} = 0 \qquad \longrightarrow \qquad \frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot \rho \vec{V} = 0$$

Aplicando o operador vetorial $\nabla = \hat{i} \frac{\partial}{\partial x} + \hat{j} \frac{\partial}{\partial y} + \hat{k} \frac{\partial}{\partial z}$, podemos escrever:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial (\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho w)}{\partial z} = 0 \qquad \qquad \qquad \qquad \qquad \qquad \frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot \rho \vec{V} = 0$$

Para escoamento incompressível (p constante):

$$\nabla \cdot \vec{V} = 0$$
 \longrightarrow $\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0$ \longrightarrow $\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0$

Aumento de u em x é acompanhado de redução de v em y.

Aplicando o operador vetorial $\nabla = \hat{i} \frac{\partial}{\partial x} + \hat{j} \frac{\partial}{\partial y} + \hat{k} \frac{\partial}{\partial z}$, podemos escrever:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial (\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho w)}{\partial z} = 0 \qquad \longrightarrow \qquad \frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot \rho \vec{V} = 0$$

Para escoamento incompressível (p constante):

$$\nabla \cdot \vec{V} = 0$$
 \longrightarrow $\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0$ \longrightarrow $\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0$

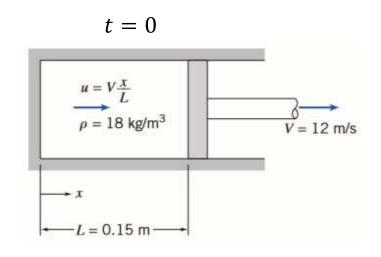
Para escoamento permanente:

$$\nabla \cdot \rho \vec{V} = 0$$

$$\frac{\partial (\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho w)}{\partial z} = 0$$

Aumento de u em x é acompanhado de redução de v em y.

Exemplo 5.2 (5ª ed.): Um amortecedor a gás na suspensão de um automóvel comporta-se como um dispositivo pistão-cilindro. Num instante em que o pistão está L = 0.15 m afastado da extremidade fechada do cilindro, a massa específica do gás é uniforme $\rho = 18$ kg/m³ e o pistão começa a mover-se, afastando-se da extremidade fechada do cilindro, com V = 12 m/s. O movimento do gás é unidimensional e proporcional à distância em relação à extremidade fechada; varia linearmente de zero, na extremidade, a u = V no pistão. Avalie a taxa de variação da massa específica do gás nesse instante. Obtenha uma expressão para a massa específica média como função do tempo.



Hipótese:

Velocidade u uniforme em cada seção.

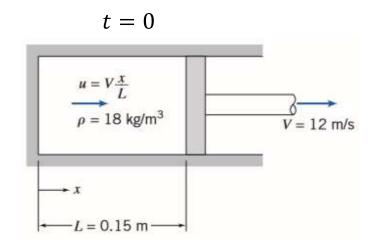
Equação Continuidade: $\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot \rho \vec{V} = 0$

Como $\vec{V} = u\hat{\imath} = u(x)$ \longrightarrow $\frac{\partial v}{\partial y} = \frac{\partial w}{\partial z} = 0$

Logo, a Eq. da continuidade para esse problema fica: $\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial \rho u}{\partial x} = 0 \longrightarrow \frac{\partial \rho}{\partial t} = -\frac{\partial \rho u}{\partial x}$

Como o interesse é na massa específica média no interior do cilindro, $\rho \approx \rho(t)$

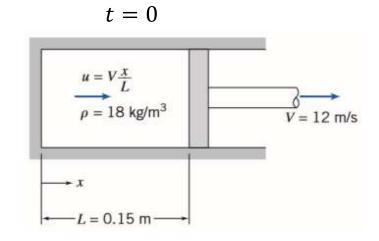
Como u = u(x), temos: $\frac{d\rho}{dt} = -\rho \frac{du}{dx}$



Substituindo a relação para u e separando variáveis:

$$\frac{d\rho}{dt} = -\rho \frac{du}{dx} \longrightarrow \frac{d\rho}{\rho} = -\frac{d}{dx} \left(\frac{Vx}{L}\right) dt = -\left(\frac{V}{L}\right) dt$$

onde
$$L = L_0 + Vt$$
 \longrightarrow $\int_{\rho_0}^{\rho} \frac{d\rho}{\rho} = -\int_0^t \left(\frac{V}{L_0 + Vt}\right) dt$

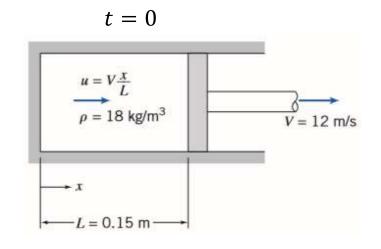


Substituindo a relação para u e separando variáveis:

$$\frac{d\rho}{dt} = -\rho \frac{du}{dx} \longrightarrow \frac{d\rho}{\rho} = -\frac{d}{dx} \left(\frac{Vx}{L}\right) dt = -\left(\frac{V}{L}\right) dt$$

onde
$$L = L_0 + Vt$$
 \longrightarrow $\int_{\rho_0}^{\rho} \frac{d\rho}{\rho} = -\int_0^t \left(\frac{V}{L_0 + Vt}\right) dt$

$$\ln\left(\frac{\rho}{\rho_0}\right) = \ln\left(\frac{L_0}{L_0 + Vt}\right) \qquad \longrightarrow \qquad \rho = \rho_0 \frac{L_0}{L_0 + Vt} \qquad \longrightarrow \qquad \rho = 18 \frac{0.15}{0.15 + 12t}$$



Substituindo a relação para u e separando variáveis:

$$\frac{d\rho}{dt} = -\rho \frac{du}{dx} \longrightarrow \frac{d\rho}{\rho} = -\frac{d}{dx} \left(\frac{Vx}{L}\right) dt = -\left(\frac{V}{L}\right) dt$$

onde
$$L = L_0 + Vt$$
 \longrightarrow $\int_{\rho_0}^{\rho} \frac{d\rho}{\rho} = -\int_0^t \left(\frac{V}{L_0 + Vt}\right) dt$

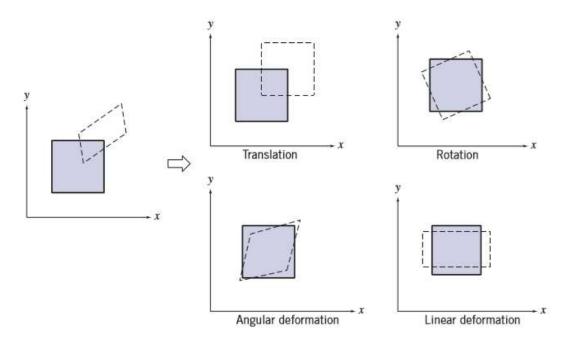
$$\ln\left(\frac{\rho}{\rho_0}\right) = \ln\left(\frac{L_0}{L_0 + Vt}\right) \qquad \longrightarrow \qquad \rho = \rho_0 \frac{L_0}{L_0 + Vt} \qquad \longrightarrow \qquad \rho = 18 \frac{0,15}{0,15 + 12t}$$

No instante inicial:

$$\frac{d\rho}{dt} = -\rho_0 \frac{d}{dx} \left(\frac{Vx}{L} \right) = -\rho_0 \left(\frac{V}{L_0} \right) = -18 * \frac{12}{0.15} = -1440 \left[\frac{kg}{m^3.s} \right]$$

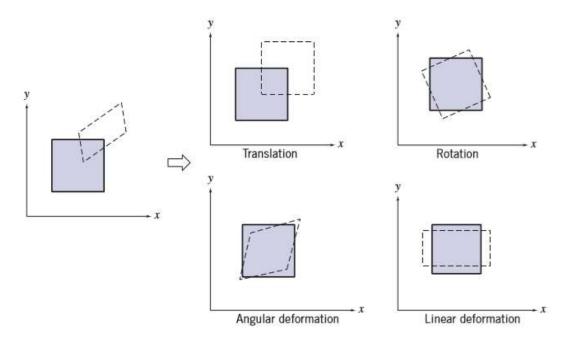
Cinemática dos fluidos

- Antes de formular o efeito das forças sobre o movimento dos fluidos (2ª lei de Newton), é importante analisar as características do movimento de um elemento de fluido infinitesimal em um escoamento.
- À medida que um elemento fluido se move, ele pode sofrer:
 - Translação
 - Rotação
 - Deformação angular
 - Deformação linear



Cinemática dos fluidos

- Antes de formular o efeito das forças sobre o movimento dos fluidos (2ª lei de Newton), é importante analisar as características do movimento de um elemento de fluido infinitesimal em um escoamento.
- À medida que um elemento fluido se move, ele pode sofrer:
 - Translação
 - Rotação
 - Deformação angular
 - Deformação linear



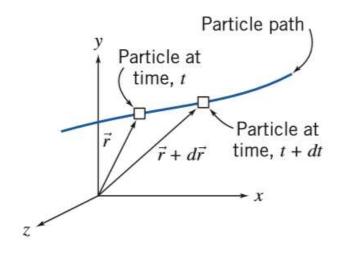
• Ao apresentar a teoria do contínuo, mostramos que o campo de escoamento pode ser descrito em função da posição espacial e do tempo:

$$\vec{V} = \vec{V}(x, y, z, t)$$
 $\rho = \rho(x, y, z, t)$

- Porém, se estivermos interessados em avaliar a aceleração de uma partícula à medida que ela se move no escoamento, devemos fazer um exercício adicional.
- Retemos a descrição de campo, de modo que a velocidade da partícula é a própria velocidade do escoamento na posição e instante desejados:

$$\vec{V}_p = \vec{V} = \vec{V}(x, y, z, t)$$

• Considere uma partícula se movendo em um escoamento conforme:



• A velocidade da partícula na posição \vec{r} e no tempo \underline{t} é:

$$\vec{V}_p \Big|_t = \vec{V}(x, y, z, t)$$
 $\vec{r} = x\hat{\imath} + y\hat{\jmath} + z\hat{k}$

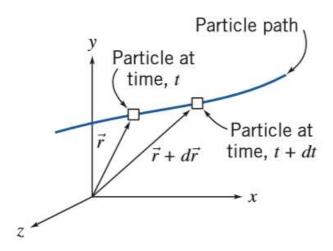
• Durante o intervalo de tempo <u>dt</u>, a partícula se deslocou em

$$\overrightarrow{dr} = dx\hat{\imath} + dy\hat{\jmath} + dz\hat{k}$$

de modo que suas novas posição e velocidade no tempo <u>t + dt</u> são:

$$\overrightarrow{r+dr} = (x+dx)\hat{\imath} + (y+dy)\hat{\jmath} + (z+dz)\hat{k} \qquad \overrightarrow{V}_p\Big|_{t+dt} = \overrightarrow{V}(x+dx,y+dy,z+dz,t+dt)$$

A variação da velocidade da partícula durante esse deslocamento é:



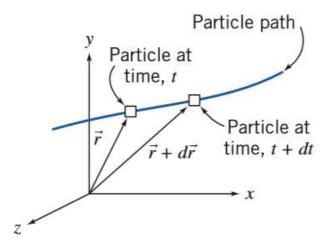
$$d\vec{V}_{p} = \frac{\partial \vec{V}}{\partial x} dx_{p} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial y} dy_{p} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial z} dz_{p} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial t} dt$$

• Portanto, a aceleração total da partícula é:

$$\vec{a}_{p} = \frac{d\vec{V}_{p}}{dt} = \frac{\partial \vec{V}}{\partial x} \frac{dx_{p}}{dt} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial y} \frac{dy_{p}}{dt} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial z} \frac{dz_{p}}{dt} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial t} \frac{dt}{dt}$$

$$\vec{a}_{p} = \frac{d\vec{V}_{p}}{dt} = u \frac{\partial \vec{V}}{\partial x} + v \frac{\partial \vec{V}}{\partial y} + w \frac{\partial \vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial t}$$

A variação da velocidade da partícula durante esse deslocamento é:



$$d\vec{V}_{p} = \frac{\partial \vec{V}}{\partial x} dx_{p} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial y} dy_{p} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial z} dz_{p} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial t} dt$$

• Portanto, a aceleração total da partícula é:

$$\vec{a}_p = \frac{d\vec{V}_p}{dt} = \frac{\partial \vec{V}}{\partial x} \frac{dx_p}{dt} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial y} \frac{dy_p}{dt} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial z} \frac{dz_p}{dt} + \frac{\partial \vec{V}}{\partial t} \frac{dt}{dt}$$

Aceleração substancial ou material

$$\frac{D\vec{V}_p}{Dt} = u\frac{\partial\vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial\vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial\vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial\vec{V}}{\partial t}$$

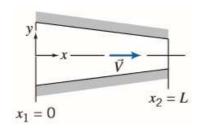


$$\frac{D\vec{V}_p}{Dt} = u\frac{\partial\vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial\vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial\vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial\vec{V}}{\partial t} \qquad \qquad \qquad \vec{a}_p = \frac{d\vec{V}_p}{dt} = u\frac{\partial\vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial\vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial\vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial\vec{V}}{\partial t}$$

• Há dois efeitos que provocam a aceleração de uma partícula:

$$\frac{D\vec{V}_p}{Dt} = u\frac{\partial\vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial\vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial\vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial\vec{V}}{\partial t}$$

- 1. Efeito local. Associado ao processo transiente. $\frac{\partial \overline{V}}{\partial t}$
- 2. Efeito de transporte convectivo para uma região de velocidade mais elevada. Não depende do tempo. Exemplo: escoamento em um bocal.



$$u\frac{\partial \vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial \vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial \vec{V}}{\partial z} = (\vec{V} \cdot \nabla)\vec{V}$$

• Componentes do vetor aceleração (sistema cartesiano):

$$\mathbf{X:} \quad a_{p,x} = \frac{Du}{Dt} = u\frac{\partial u}{\partial x} + v\frac{\partial u}{\partial y} + w\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t}$$

y:
$$a_{p,y} = \frac{Dv}{Dt} = u\frac{\partial v}{\partial x} + v\frac{\partial v}{\partial y} + w\frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial v}{\partial t}$$

z:
$$a_{p,z} = \frac{Dw}{Dt} = u\frac{\partial w}{\partial x} + v\frac{\partial w}{\partial y} + w\frac{\partial w}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial t}$$

• Componentes do vetor aceleração (sistema cartesiano):

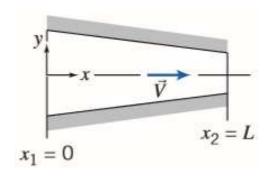
$$\mathbf{x:} \quad a_{p,x} = \frac{Du}{Dt} = u\frac{\partial u}{\partial x} + v\frac{\partial u}{\partial y} + w\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t}$$

y:
$$a_{p,y} = \frac{Dv}{Dt} = u\frac{\partial v}{\partial x} + v\frac{\partial v}{\partial y} + w\frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial v}{\partial t}$$

z:
$$a_{p,z} = \frac{Dw}{Dt} = u\frac{\partial w}{\partial x} + v\frac{\partial w}{\partial y} + w\frac{\partial w}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial t}$$

Com essas expressões, pode-se calcular a aceleração da partícula em **qualquer posição** do escoamento e a **qualquer instante**.

Exemplo 5.5 (5ª ed.): Considere o escoamento unidimensional, permanente, incompressível, através do canal plano e convergente mostrado. A velocidade na linha de centro horizontal (eixo x) é dada por $\vec{V} = V_1[1+(x/L)]\hat{\imath}$. Determine a aceleração para uma partícula se movendo ao longo dessa linha de centro. Se utilizarmos o método de descrição lagrangiano, a posição da partícula localizada em x = 0, no instante t = 0, será uma função do tempo $x_p = f(t)$. Obtenha a expressão para f(t) e, em seguida, tomando a derivada segunda da função em relação ao tempo, obtenha uma expressão para a componente x da aceleração da partícula.



Como o escoamento é 1D e permanente:

$$\vec{V} = V(x) \longrightarrow a_{p,x} = \frac{Du}{Dt} = u\frac{\partial u}{\partial x} + v\frac{\partial u}{\partial y} + w\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t} \longrightarrow a_{p,x} = u\frac{\partial u}{\partial x}$$

Como o escoamento é 1D e permanente:

$$\vec{V} = V(x) \longrightarrow a_{p,x} = \frac{Du}{Dt} = u\frac{\partial u}{\partial x} + v\frac{\partial u}{\partial y} + w\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t} \longrightarrow a_{p,x} = u\frac{\partial u}{\partial x}$$

Substituindo a expressão para velocidade $\vec{V} = V_1[1 + (x/L)]\hat{\imath}$

$$a_{p,x} = V_1 \left[1 + \frac{x}{L} \right] \frac{\partial}{\partial x} \left\{ V_1 \left[1 + \frac{x}{L} \right] \right\} \quad \longrightarrow \quad a_{p,x} = \frac{V_1^2}{L} \left[1 + \frac{x}{L} \right]$$

Como o escoamento é 1D e permanente:

$$\vec{V} = V(x) \longrightarrow a_{p,x} = \frac{Du}{Dt} = u\frac{\partial u}{\partial x} + v\frac{\partial u}{\partial y} + w\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t} \longrightarrow a_{p,x} = u\frac{\partial u}{\partial x}$$

Substituindo a expressão para velocidade $\vec{V} = V_1[1 + (x/L)]\hat{\imath}$

$$a_{p,x} = V_1 \left[1 + \frac{x}{L} \right] \frac{\partial}{\partial x} \left\{ V_1 \left[1 + \frac{x}{L} \right] \right\} \quad \longrightarrow \quad a_{p,x} = \frac{V_1^2}{L} \left[1 + \frac{x}{L} \right]$$

FORMULAÇÃO
FULFRIANA

Propriedade da partícula assume o valor do escoamento na posição espacial.

Para determinarmos a aceleração da partícula a partir de um método de descrição lagrangiano, devemos escrever sua posição instantânea em função do tempo:

$$x_p = x_p(t)$$

Sabendo que a velocidade da partícula é u_p, temos:

$$u_p = \frac{dx_p}{dt} \longrightarrow u_p = \frac{dx_p}{dt} = V_1 \left[1 + \frac{x_p}{L} \right]$$

Separando variáveis e integrando:

Posição instantânea da partícula

$$\int_0^{x_p} \frac{dx_p}{\left[1 + \frac{x_p}{L}\right]} = \int_0^t V_1 dt \longrightarrow L \ln\left(1 + \frac{x_p}{L}\right) = V_1 t \longrightarrow x_p = L\left(e^{V_1 t/L} - 1\right)$$

Derivando duas vezes em relação ao tempo, obtemos a aceleração:

$$a_{p,x} = \frac{d^2 x_p}{dt^2} = \frac{d^2}{dt^2} \left[L(e^{V_1 t/L} - 1) \right] = \frac{V_1^2}{L} e^{V_1 t/L}$$

Aceleração da partícula é função apenas do tempo. **FORMULAÇÃO LAGRANGIANA**

Derivando duas vezes em relação ao tempo, obtemos a aceleração:

$$a_{p,x} = \frac{d^2 x_p}{dt^2} = \frac{d^2}{dt^2} \left[L(e^{V_1 t/L} - 1) \right] = \frac{V_1^2}{L} e^{V_1 t/L}$$

Aceleração da partícula é função apenas do tempo. **FORMULAÇÃO LAGRANGIANA**

Comparando resultados obtidos pelas duas expressões:

$$\mathbf{t} = \mathbf{0} \ (\mathbf{x} = \mathbf{0}) \qquad \qquad \mathbf{t} = \mathbf{t}_{L} (\mathbf{x} = \mathbf{L})$$

$$\mathbf{EULERIANO} \qquad a_{p,x} = \frac{V_{1}^{2}}{L} \left[1 + \frac{x}{L} \right] \qquad a_{p,x} = \frac{V_{1}^{2}}{L} \qquad \qquad a_{p,x} = 2 \frac{V_{1}^{2}}{L}$$

$$\mathbf{LAGRANGIANO} \qquad a_{p,x} = \frac{V_{1}^{2}}{L} e^{V_{1}t/L} \qquad \qquad a_{p,x} = \frac{V_{1}^{2}}{L} \qquad \qquad L = L(e^{V_{1}t/L} - 1) \longrightarrow e^{V_{1}t/L} = 2$$

$$a_{p,x} = 2 \frac{V_{1}^{2}}{L}$$

Conservação da quantidade de movimento linear

- A forma diferencial da Eq. da QML é obtida a partir da aplicação da 2ª Lei de Newton a uma partícula infinitesimal de massa dm.
- Para um sistema finito: $\vec{F} = \frac{d\vec{P}}{dt}$ onde $\vec{P} = \int_{massa} \vec{V} dm$
- Para um sistema infinitesimal:

$$\vec{P} = \vec{V}m$$

$$d\vec{F} = \frac{d\vec{P}}{dt} = \frac{d(\vec{V}m)}{dt} = \vec{V}\frac{dm}{dt} + dm\frac{d\vec{V}}{dt} = dm\frac{d\vec{V}}{dt}$$

em que:
$$\frac{d\vec{V}}{dt} = u\frac{\partial\vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial\vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial\vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial\vec{V}}{\partial t}$$

$$d\vec{F} = dm\left(u\frac{\partial\vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial\vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial\vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial\vec{V}}{\partial t}\right)$$

Conservação da quantidade de movimento linear

- A forma diferencial da Eq. da QML é obtida a partir da aplicação da 2ª Lei de Newton a uma partícula infinitesimal de massa dm.
- Para um sistema finito: $\vec{F} = \frac{d\vec{P}}{dt}$ onde $\vec{P} = \int_{mas} \vec{V} dm$
- Para um sistema infinitesimal:

$$\vec{P} = \vec{V}m$$

$$d\vec{F} = \frac{d\vec{P}}{dt} = \frac{d(\vec{V}m)}{dt} = \vec{V}\frac{dm}{dt} + dm\frac{d\vec{V}}{dt} = dm\frac{d\vec{V}}{dt}$$

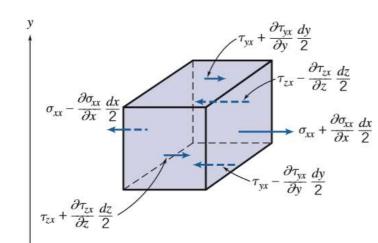
em que:
$$\frac{d\vec{V}}{dt} = u\frac{\partial\vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial\vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial\vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial\vec{V}}{\partial t}$$

$$\vec{d\vec{F}} = dm\left(u\frac{\partial\vec{V}}{\partial x} + v\frac{\partial\vec{V}}{\partial y} + w\frac{\partial\vec{V}}{\partial z} + \frac{\partial\vec{V}}{\partial t}\right)$$

Conservação da quantidade de movimento linear

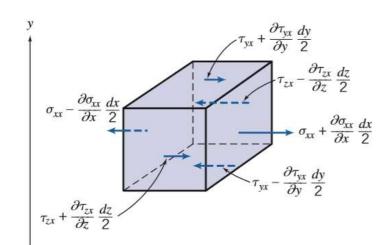
• As forças que atuam na partícula podem ser de corpo ou de superfície (tangenciais ou normais).

• Considerando apenas as componentes x das forças sobre o elemento de massa dm e admitindo que σ_{xx} , τ_{vx} e τ_{zx} atuam no centro do elemento:



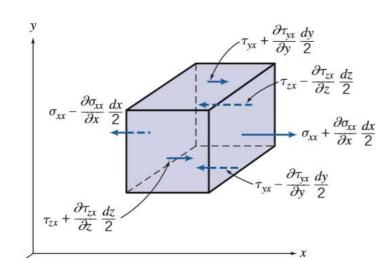
- As forças que atuam na partícula podem ser de corpo ou de superfície (tangenciais ou normais).
- Considerando apenas as componentes x das forças sobre o elemento de massa dm e admitindo que σ_{xx} , τ_{yx} e τ_{zx} atuam no centro do elemento:

$$\begin{split} dF_{s,x} &= \left(\sigma_{xx} + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} \frac{dx}{2}\right) dydz - \left(\sigma_{xx} - \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} \frac{dx}{2}\right) dydz + \\ &+ \left(\tau_{yx} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} \frac{dy}{2}\right) dxdz - \left(\tau_{yx} - \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} \frac{dy}{2}\right) dxdz + \\ &+ \left(\tau_{zx} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \frac{dz}{2}\right) dxdy - \left(\tau_{zx} - \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \frac{dz}{2}\right) dxdy \end{split}$$



- As forças que atuam na partícula podem ser de corpo ou de superfície (tangenciais ou normais).
- Considerando apenas as componentes x das forças sobre o elemento de massa dm e admitindo que σ_{xx} , τ_{vx} e τ_{zx} atuam no centro do elemento:

$$\begin{split} dF_{s,x} &= \left(\sigma_{xx} + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} \frac{dx}{2}\right) dydz - \left(\sigma_{xx} - \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} \frac{dx}{2}\right) dydz + \\ &+ \left(\tau_{yx} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} \frac{dy}{2}\right) dxdz - \left(\tau_{yx} - \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} \frac{dy}{2}\right) dxdz + \\ &+ \left(\tau_{zx} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \frac{dz}{2}\right) dxdy - \left(\tau_{zx} - \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \frac{dz}{2}\right) dxdy \end{split}$$



$$dF_{s,x} = \left(\frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z}\right) dx dy dz$$

• A força de corpo na direção x é:

$$dF_{b,x} = \rho g_x d \forall$$

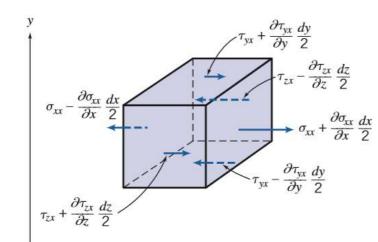
 Assim, o somatório de forças externas na direção x que atuam sobre o elemento dm fica:

$$dF_{x} = dF_{b,x} + dF_{s,x}$$

$$= \left(\rho g_{x} + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z}\right) dx dy dz$$



x:
$$\left(\rho g_x + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \right) = \rho \left(u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t} \right)$$



• Aplicando o mesmo procedimento para os eixos y e z:

y:
$$\left(\rho g_y + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z} \right) = \rho \left(u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial v}{\partial t} \right)$$

2:
$$\left(\rho g_z + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z} \right) = \rho \left(u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial t} \right)$$

• Para um fluido newtoniano, as tensões viscosas podem ser escritas em função da taxa de deformação e da viscosidade:

$$\sigma_{xx} = -p - \frac{2}{3}\mu\nabla \cdot \vec{V} + 2\mu\frac{\partial u}{\partial x} \qquad \tau_{xy} = \mu\left(\frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y}\right) \qquad \tau_{xz} = \mu\left(\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x}\right)$$

$$\tau_{yx} = \tau_{xy} \qquad \sigma_{yy} = -p - \frac{2}{3}\mu\nabla \cdot \vec{V} + 2\mu\frac{\partial v}{\partial y} \qquad \tau_{yz} = \mu\left(\frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z}\right)$$

$$\tau_{zx} = \tau_{xz} \qquad \tau_{zy} = \tau_{yz} \qquad \sigma_{zz} = -p - \frac{2}{3}\mu\nabla \cdot \vec{V} + 2\mu\frac{\partial w}{\partial z}$$

 Inserindo esses termos nas equações para cada coordenada e simplificando para hipótese de escoamento incompressível e viscosidade constante:

x:
$$\rho \left(u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t} \right) = \rho g_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \mu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right)$$

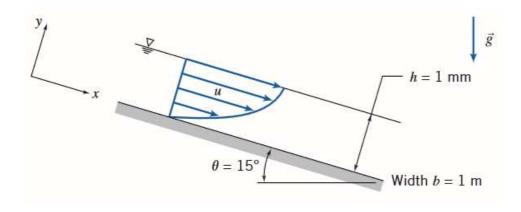
$$p: \qquad \rho \left(u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial v}{\partial t} \right) = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \mu \left(\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial z^2} \right)$$

$$\mathbf{z:} \quad \rho \left(u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial t} \right) = \rho g_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \mu \left(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial z^2} \right)$$

A solução dessas equações fornece o campo de velocidades

Equações de Navier-Stokes para um escoamento incompressível com μ cte.

Exemplo 5.9 (5ª ed.): Um líquido escoa para baixo sobre uma superfície plana inclinada em um filme laminar, permanente, completamente desenvolvido e de espessura h. Simplifique as equações da continuidade e de Navier-Stokes para modelar esse campo de escoamento. Obtenha expressões para o perfil de velocidade do líquido, a distribuição de tensão de cisalhamento, a vazão volumétrica e a velocidade média. Relacione a espessura do filme de líquido com a vazão volumétrica por unidade de profundidade em um filme d'água com espessura h = 1mm, escoando sobre uma superfície com largura b = 1m, inclinada de θ = 15° em relação à horizontal.



<u>Hipóteses:</u> 1) Escoamento incompressível; 2) viscosidade constante; 3) w = 0, d/dz = 0; 4) completamente desenvolvido (d/dx = 0); 5) regime permanente.

Eqs. Básicas:
$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial (\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho w)}{\partial z} = 0$$

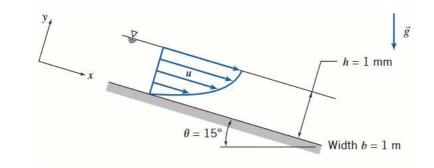
$$\rho\left(u\frac{\partial u}{\partial x} + v\frac{\partial u}{\partial y} + w\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t}\right) = \rho g_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \mu\left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2}\right)$$

$$\rho\left(u\frac{\partial v}{\partial x} + v\frac{\partial v}{\partial y} + w\frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial v}{\partial t}\right) = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \mu\left(\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial z^2}\right)$$

$$\rho\left(u\frac{\partial w}{\partial x} + v\frac{\partial w}{\partial y} + w\frac{\partial w}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial t}\right) = \rho g_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \mu\left(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial z^2}\right)$$

<u>Hipóteses:</u> 1) Escoamento incompressível; 2) viscosidade constante; 3) w = 0, d/dz = 0; 4) completamente desenvolvido (d/dx = 0); 5) regime permanente.

Eqs. Básicas:
$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial (\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho w)}{\partial z} = 0$$



<u>Hipóteses:</u> 1) Escoamento incompressível; 2) viscosidade constante; 3) w = 0, d/dz = 0; 4) completamente desenvolvido (d/dx = 0); 5) regime permanente.

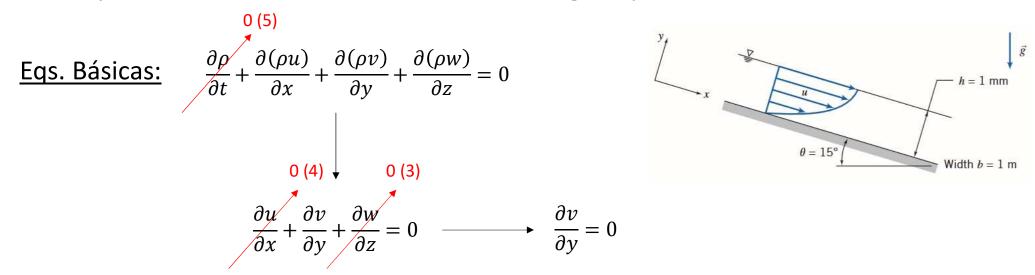
Eqs. Básicas:

$$\rho\left(u\frac{\partial u}{\partial x} + v\frac{\partial u}{\partial y} + w\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial u}{\partial t}\right) = \rho g_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \mu\left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2}\right)$$

$$\rho\left(u\frac{\partial v}{\partial x} + v\frac{\partial v}{\partial y} + w\frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial v}{\partial t}\right) = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \mu\left(\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial z^2}\right)$$

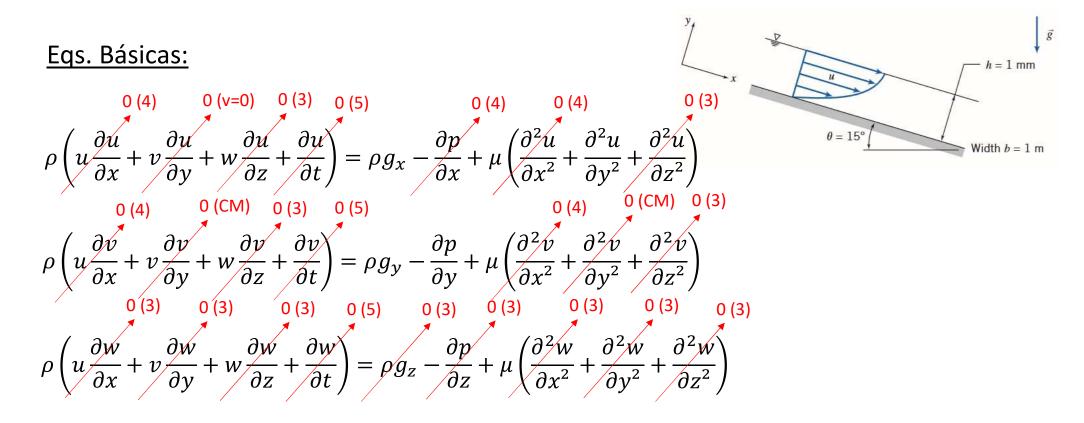
$$\rho\left(u\frac{\partial w}{\partial x} + v\frac{\partial w}{\partial y} + w\frac{\partial w}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial t}\right) = \rho g_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \mu\left(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial z^2}\right)$$

<u>Hipóteses:</u> 1) Escoamento incompressível; 2) viscosidade constante; 3) w = 0, d/dz = 0; 4) completamente desenvolvido (d/dx = 0); 5) regime permanente.



Na parede, v = 0. Portanto, v = 0 ao longo de toda a espessura de filme.

<u>Hipóteses:</u> 1) Escoamento incompressível; 2) viscosidade constante; 3) w = 0, d/dz = 0; 4) completamente desenvolvido (d/dx = 0); 5) regime permanente.



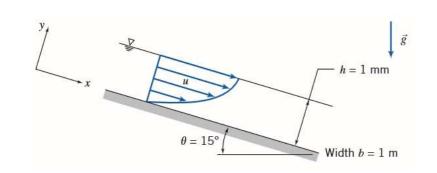
Finalmente:

x:
$$0 = \rho g_x + \mu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2}$$
 y: $0 = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y}$

$$\mathbf{y:} \quad 0 = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y}$$

Como
$$\frac{\partial u}{\partial t} = \frac{\partial u}{\partial x} = \frac{\partial u}{\partial z} = 0 \longrightarrow \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} = \frac{d^2 u}{dy^2}$$

Logo:
$$\frac{d^2u}{dy^2} = -\frac{\rho g \sin \theta}{\mu} \xrightarrow{1^{\underline{a}} \text{ int.}} \frac{du}{dy} = -\frac{\rho g \sin \theta}{\mu} y + c_1 \xrightarrow{2^{\underline{a}} \text{ int.}} u = -\frac{\rho g \sin \theta}{2\mu} y^2 + c_1 y + c_2$$



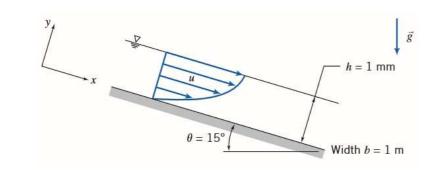
solução geral

Finalmente:

x:
$$0 = \rho g_x + \mu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2}$$
 y: $0 = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y}$

y:
$$0 = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y}$$

Como
$$\frac{\partial u}{\partial t} = \frac{\partial u}{\partial x} = \frac{\partial u}{\partial z} = 0 \longrightarrow \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} = \frac{d^2 u}{dy^2}$$



solução geral

$$\text{Logo: } \frac{d^2u}{dy^2} = -\frac{\rho g \sin \theta}{\mu} \xrightarrow{\text{1ª int.}} \frac{du}{dy} = -\frac{\rho g \sin \theta}{\mu} y + c_1 \xrightarrow{\text{2ª int.}} u = -\frac{\rho g \sin \theta}{2\mu} y^2 + c_1 y + c_2$$

$$u = -\frac{\rho g \sin \theta}{2\mu} y^2 + c_1 y + c_2$$

Solução particular obtida a partir das condições de contorno:

1)
$$u(0) = 0$$
 não-escorregamento na parede \longrightarrow $c_2 = 0$

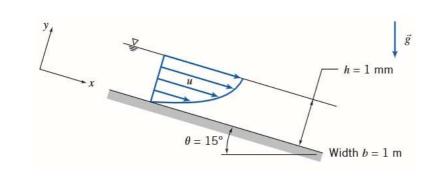
1)
$$u(0) = 0$$
 não-escorregamento na parede \longrightarrow $c_2 = 0$
2) $\frac{du}{dy}\Big|_{y=h} = 0$ tensão nula na superfície livre \longrightarrow $c_1 = \frac{\rho g \sin \theta}{\mu} h$ $u(y) = \frac{\rho g \sin \theta}{\mu} \left(hy - \frac{y^2}{2}\right)$

Perfil de velocidade

$$u(y) = \frac{\rho g \sin \theta}{\mu} \left(hy - \frac{y^2}{2} \right)$$

A distribuição da tensão cisalhante é:

$$\tau_{yx} = \mu \frac{du}{dy}$$



Assim,

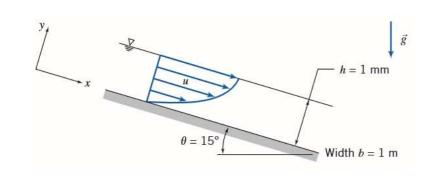
$$\tau_{yx} = \mu \frac{d}{dy} \left[\frac{\rho g \sin \theta}{\mu} \left(hy - \frac{y^2}{2} \right) \right] = \rho g \sin \theta (h - y)$$
 Tensão + Na parede (y+), sentido x+

A vazão volumétrica é:

$$Q = \int_A udA = \int_0^h ubdy = \frac{\rho g \sin \theta}{\mu} b \int_0^h \left(hy - \frac{y^2}{2} \right) dy = \frac{\rho g b \sin \theta}{\mu} \left(\frac{h^3}{2} - \frac{h^3}{6} \right) = \frac{\rho g b h^3 \sin \theta}{3\mu}$$

Velocidade média:

$$\bar{V} = \frac{Q}{A} = \frac{\rho g b h^3 \sin \theta}{3\mu b h} = \frac{\rho g h^2 \sin \theta}{3\mu}$$



A espessura do filme em função da vazão é:

$$h = \sqrt[3]{\frac{3\mu Q}{\rho g b \sin \theta}}$$

Finalmente, a vazão volumétrica é obtida para um conjunto de valores:

$$h = 1mm$$
 $\rho = 1000kg/m^3$
 $\theta = 15^{\circ}$ $\mu = 10^{-3}Pa.s$
 $b = 1m$



$$Q = \frac{\rho g b h^3 \sin \theta}{3\mu} = 0.846 L/s$$