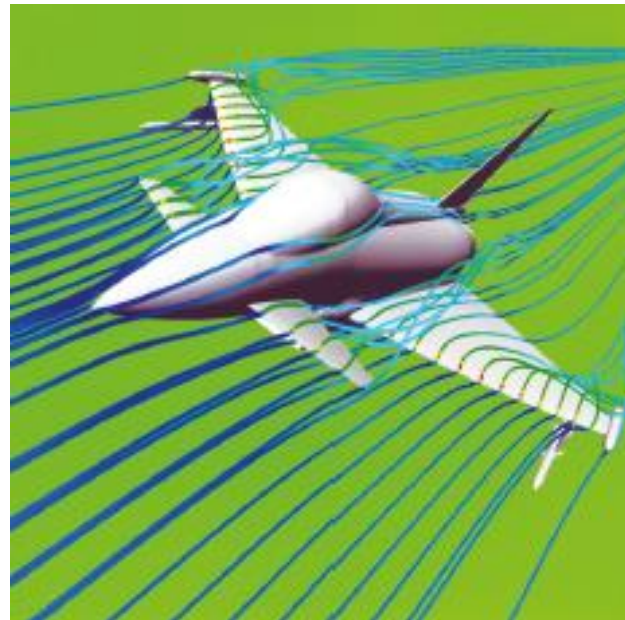


SEM0403 Fundamentos de Mecânica dos Fluidos

Análise diferencial dos escoamentos – Equações de Navier-Stokes

Oscar Rodriguez

Universidade de São Paulo



Equações do movimento para uma partícula de fluido

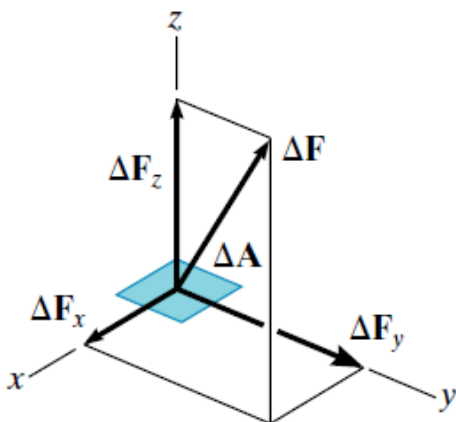
Aplicaremos a segunda lei do movimento de Newton a um elemento fluido diferencial, expressando o resultado em sua forma mais geral.

- ✓ Como vemos na figura, uma força $\Delta \mathbf{F}$, que atua numa área ΔA , terá um componente normal $\Delta \mathbf{F}_z$ e dois componentes de cisalhamento $\Delta \mathbf{F}_x$ e $\Delta \mathbf{F}_y$. A tensão é o resultado desses *componentes de força na superfície*.

O componente normal cria uma *tensão normal* sobre a área:

$$\sigma_{zz} = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_z}{\Delta A}$$

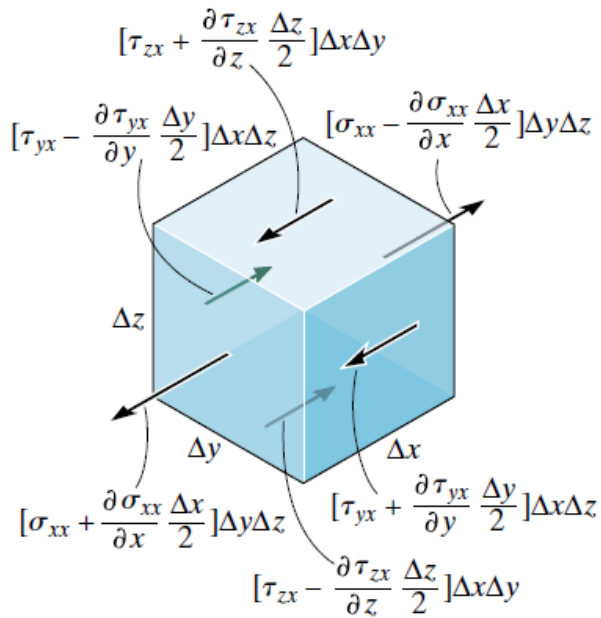
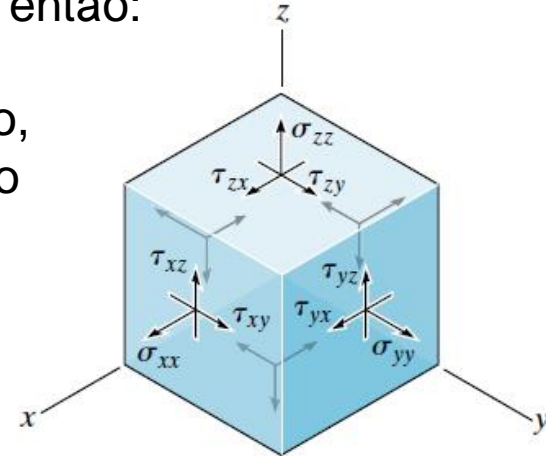
e os componentes de cisalhamento criam *tensões de cisalhamento*.



$$\tau_{zx} = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_x}{\Delta A} \quad \tau_{zy} = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_y}{\Delta A}$$

Equações do movimento para uma partícula de fluido (cont.)

- ✓ Se agora generalizarmos essa ideia e considerarmos as forças que atuam sobre as seis faces de um elemento de volume do fluido, então:
- ✓ Considere o diagrama de corpo livre da partícula de fluido, que mostra apenas as forças dos componentes de tensão que atuam na direção x :



- ✓ A **força de superfície** resultante na direção x é:

$$\begin{aligned}
 (\Delta F_x)_{fs} = & \left(\sigma_{xx} + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} \frac{\Delta x}{2} \right) \Delta y \Delta z - \left(\sigma_{xx} - \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} \frac{\Delta x}{2} \right) \Delta y \Delta z \\
 & + \left(\tau_{yx} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} \frac{\Delta y}{2} \right) \Delta x \Delta z - \left(\tau_{yx} - \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} \frac{\Delta y}{2} \right) \Delta x \Delta z \\
 & + \left(\tau_{zx} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \frac{\Delta z}{2} \right) \Delta x \Delta y - \left(\tau_{zx} - \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \frac{\Delta z}{2} \right) \Delta x \Delta y
 \end{aligned}$$

Equações do movimento para uma partícula de fluido (cont.)

- ✓ Simplificando, temos a **força de superfície** na direção x:

$$(\Delta F_x)_{fs} = \left(\frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \right) \Delta x \Delta y \Delta z$$

- ✓ Há também a **força do campo** devida ao peso da partícula. Se Δm é a massa da partícula, essa força é $\Delta W = (\Delta m)g = \rho g \Delta x \Delta y \Delta z$.
- ✓ Assim, a força peso na direção x é dada por:

$$\Delta W_x = \rho g_x \Delta x \Delta y \Delta z$$

- ✓ Portanto, a soma de todos os componentes de força de campo e de superfície atuando sobre a partícula de fluido na direção x é:

$$\Delta F_x = \left(\rho g_x + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \right) \Delta x \Delta y \Delta z$$

Obs.: analogamente para as outras direções coordenadas.

Equações do movimento para uma partícula de fluido (cont.)

- ✓ Finalmente, Aplicamos a segunda lei do movimento de Newton à partícula de fluido, onde $\mathbf{V} = \mathbf{V}(x, y, z, t)$, então a derivada material é usada para determinar a aceleração:

$$\Sigma \mathbf{F} = \Delta m \frac{D\mathbf{V}}{Dt} = (\rho \Delta x \Delta y \Delta z) \left[\frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} + u \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial x} + v \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial y} + w \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial z} \right]$$

- ✓ Quando substituirmos as forças externas, dividimos pelo volume $\Delta x \Delta y \Delta z$ e depois usamos $\mathbf{V} = u\mathbf{i} + v\mathbf{j} + w\mathbf{k}$, os componentes x, y, z dessa equação tornam-se:

$$\begin{aligned} \rho g_x + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} &= \rho \left(\frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} \right) \\ \rho g_y + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z} &= \rho \left(\frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} \right) \\ \rho g_z + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z} &= \rho \left(\frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \right) \end{aligned}$$

Estas são as equações diferenciais escalares da **quantidade de movimento** para uma partícula de fluido.

Equações de Euler

- ✓ Se considerarmos o fluido como sendo um **fluido perfeito**, então não haverá tensão de cisalhamento viscoso sobre a partícula de fluido, somente tensões normais.
- ✓ Como as tensões normais foram todas definidas como positivas (figura anterior) e para fora e, por convenção, pressão positiva produz uma *tensão compressiva*, então $\sigma_{xx} = \sigma_{yy} = \sigma_{zz} = -p$.
- ✓ Como resultado, temos as **equações do movimento de Euler**:

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

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

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

Equações de Navier-Stokes

- ✓ Os **fluidos reais** são viscosos, de modo que um conjunto mais preciso de equações usadas para descrever o escoamento deverá incluir também as forças viscosas.
- ✓ Para buscar uma solução geral, expressaremos os termos de **tensão cisalhante** das equações da quantidade de movimento relacionando os **componentes de tensão** com a viscosidade do fluido e os **gradientes de velocidade**.
- ✓ Para o caso especial do escoamento incompressível ($\rho = cte.$) e fluido newtoniano, as tensões normais e de cisalhamento estão linearmente relacionadas às suas taxas de deformação associadas, e assim:

$$\begin{aligned}\sigma_{xx} &= -p + 2\mu \frac{\partial u}{\partial x} & \tau_{xy} = \tau_{yx} &= \mu \left(\frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) \\ \sigma_{yy} &= -p + 2\mu \frac{\partial v}{\partial y} & \tau_{yz} = \tau_{zy} &= \mu \left(\frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} \right) \\ \sigma_{zz} &= -p + 2\mu \frac{\partial w}{\partial z} & \tau_{zx} = \tau_{xz} &= \mu \left(\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right)\end{aligned}$$

Equações de Navier-Stokes (cont.)

Se substituirmos essas equações nos componentes de tensão nas equações diferenciais de quantidade de movimento e simplificarmos, resultam as célebres **Equações de Navier-Stokes** da mecânica dos fluidos:

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

que, juntamente com a equação da continuidade

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

forneem um meio de obter os componentes de velocidade u , v , w e a pressão p dentro do escoamento.

Equações de Navier-Stokes (cont.)

Em notação vetorial, as equações de Navier-Stokes assumem a seguinte forma (M. Navier, 1827, e G. Stokes, 1845):

$$\underbrace{\rho \frac{D\vec{V}}{Dt}}_{\substack{\text{massa por unidade} \\ \text{de volume vezes} \\ \text{aceleração} \\ \text{(termos convectivos} \\ \text{ou de transporte de q.d.m.)}}} = \underbrace{\rho \vec{g}}_{\substack{\text{força gravitacional} \\ \text{por unidade de} \\ \text{volume} \\ \text{(força de campo)}}} - \underbrace{\nabla p}_{\substack{\text{força de pressão} \\ \text{por unidade de} \\ \text{volume} \\ \text{(força de superfície)}}} + \underbrace{\mu \nabla^2 \vec{V}}_{\substack{\text{força viscosa por} \\ \text{unidade de} \\ \text{volume} \\ \text{(termo de difusão de} \\ \text{q.d.m.)}}}$$

Para escoamentos invíscidos ($\mu = 0$), temos às equações de Euler (1755):

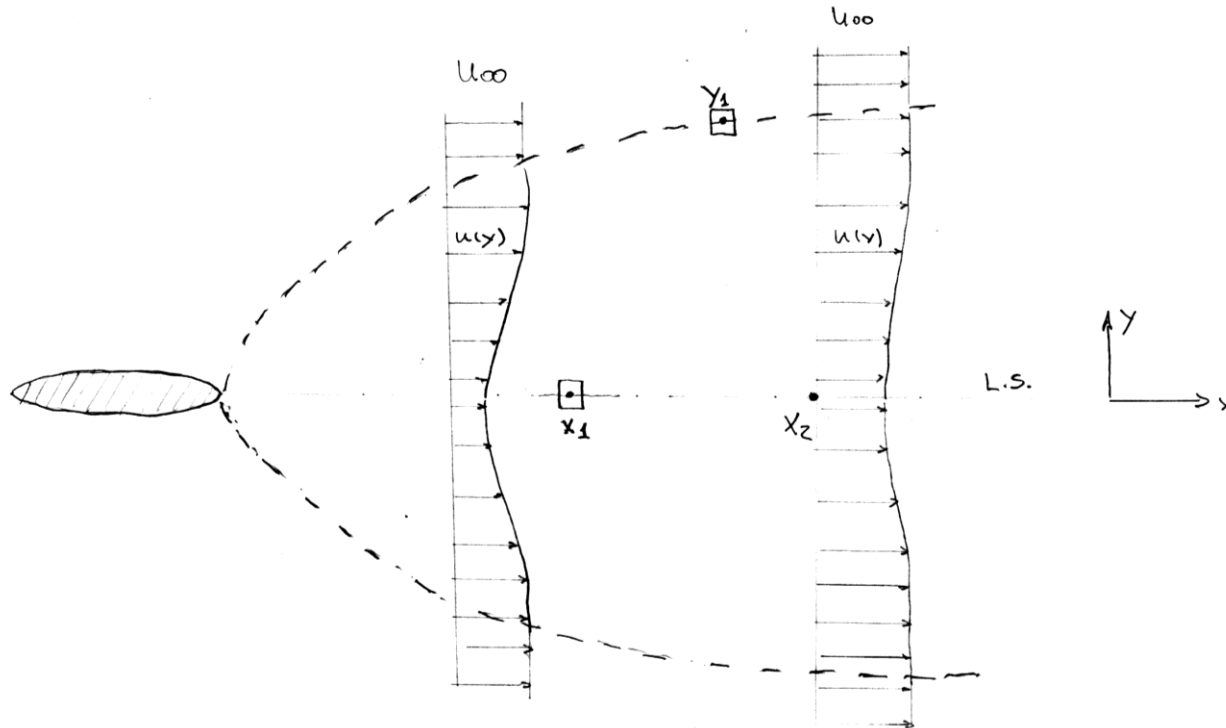
$$\rho \frac{D\vec{V}}{Dt} = \rho \vec{g} - \nabla p$$

E da integração da equação de Euler, para regime permanente e 2-D, chega-se à equação de Bernoulli.

Exemplo 1

O perfil de velocidades na esteira de um aerofólio é mostrado na figura do problema.

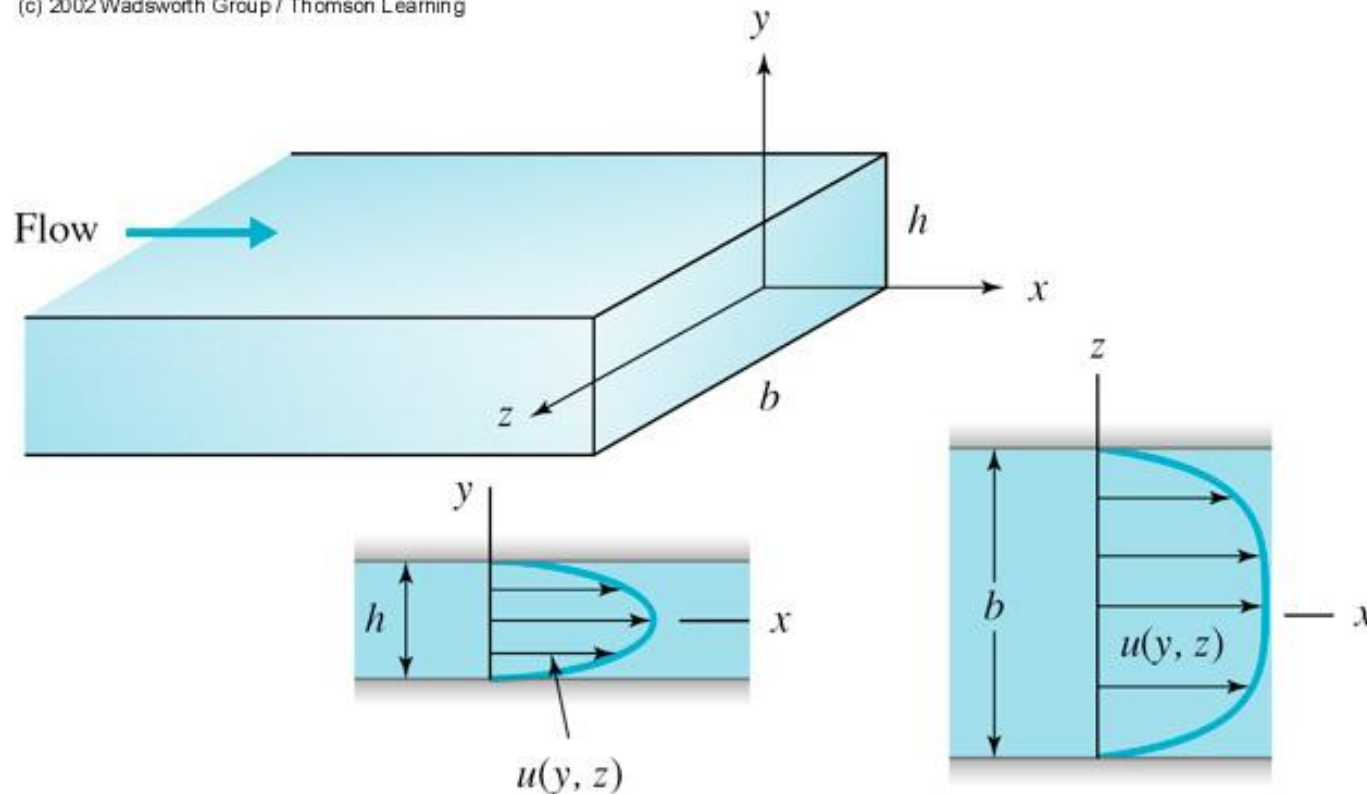
- Mostre qualitativamente a variação da velocidade u ao longo da linha de centro, de imediatamente a montante do aerofólio até o infinito.
- Para uma localização x , distante do aerofólio, esboce qualitativamente v em função de y .
- Através de medidas experimentais é conhecido que o gradiente longitudinal ao longo da linha de centro é $du/dx = 36 \text{ seg}^{-1}$. Estime a magnitude da velocidade v em $y = -0.12$ pol abaixo da linha de centro.
- Para a partícula localizada em x_1 mostre qual deve ser sua forma quando atingir x_2 .



Exemplo 2

Simplifique as equações de Navier-Stokes para a componente x para um escoamento em regime permanente em um canal horizontal e retangular, supondo todas as linhas de corrente paralelas às paredes. considere a direção x como a direção do escoamento

(c) 2002 Wadsworth Group / Thomson Learning



Exemplo 1(cont.)

Para a solução:

Equação da continuidade

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

Equações de Navier-Stokes:

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