

Equações de Navier-Stokes

J. L. Baliño

Escola Politécnica - Universidade de São Paulo

Apostila de aula
2017, v. 1



Sumário

- 1 Relações constitutivas
- 2 Conservação do momento linear
- 3 Equação de Navier-Stokes

Relação constitutiva para um fluido newtoniano

É a relação mais simples entre o tensores de estado de tensão e taxa de deformação (Claude-Louis Navier, 1822; George Gabriel Stokes, 1845). Baseada em três postulados:

- 1** O fluido é contínuo e o tensor de tensor de tensões $\underline{\mathbf{T}}$ é no máximo uma função linear do tensor taxa de deformação $\underline{\epsilon}$.
Corolário: não há efeito da translação ou rotação nem da história pasada (histerese).
- 2** O fluido é isotrópico (propriedades independentes da direção) e, portanto, a lei é independente dos eixos coordenados escolhidos para descrevê-la. Corolário: os eixos principais dos tensores relacionados são coincidentes.
- 3** Na ausência de taxa de deformação, o estado de tensão se reduz ao estado hidrostático $\underline{\mathbf{T}} = -p\underline{\mathbf{I}}$.



Relação constitutiva para um fluido newtoniano

Escolhendo os eixos principais x_1, y_1, z_1 para estabelecer a relação constitutiva. Nestes eixos, as matrizes associadas aos tensores são diagonais, resultando das hipóteses:

$$T_{11} = -p + C_1 \epsilon_{11} + C_2 \epsilon_{22} + C_3 \epsilon_{33}$$

Pela condição de isotropia, as direções perpendiculares a x_1 são equivalentes, isto é $C_2 = C_3$, resultando dois coeficientes independentes:

$$\begin{aligned} T_{11} &= -p + (C_1 - C_2) \epsilon_{11} + C_2 (\epsilon_{11} + \epsilon_{22} + \epsilon_{33}) \\ &= -p + \kappa \epsilon_{11} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V}) \end{aligned}$$

onde $\kappa = C_1 - C_2$. Analogamente para as outras componentes:

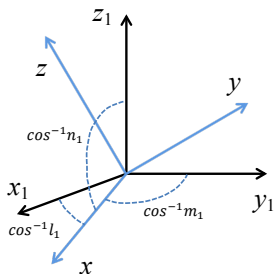
$$T_{22} = -p + \kappa \epsilon_{22} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})$$

$$T_{33} = -p + \kappa \epsilon_{33} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})$$



Relação constitutiva para um fluido newtoniano

Fazemos uma transformação aos eixos x, y, z onde as matrizes associadas tem elementos extra-diagonais. Se \underline{T}_1 e $\underline{\epsilon}_1$ são as matrizes associadas aos eixos principais, enquanto \underline{T} e $\underline{\epsilon}$ são as matrizes associadas aos eixos transformados, a transformação resulta:



$$\underline{T} = \underline{Q}^T \cdot \underline{T}_1 \cdot \underline{Q}$$

$$\underline{\epsilon} = \underline{Q}^T \cdot \underline{\epsilon}_1 \cdot \underline{Q}$$

\underline{Q} : matriz de transformação (cosenos diretores dos eixos transformados colocados em coluna).

$$\{Q\} = \begin{pmatrix} l_1 & l_2 & l_3 \\ m_1 & m_2 & m_3 \\ n_1 & n_2 & n_3 \end{pmatrix} ; \begin{cases} \tilde{x}_1 = l_1 \tilde{x} + l_2 \tilde{y} + l_3 \tilde{z} \\ \tilde{x}_2 = m_1 \tilde{x} + m_2 \tilde{y} + m_3 \tilde{z} \\ \tilde{x}_3 = n_1 \tilde{x} + n_2 \tilde{y} + n_3 \tilde{z} \end{cases}$$



Relação constitutiva para um fluido newtoniano

A transformação para um elemento diagonal (por exemplo T_{xx} e ϵ_{xx}) e um elemento extra-diagonal (por exemplo T_{xy} e ϵ_{xy}) resulta:

$$T_{xx} = l_1^2 T_{11} + m_1^2 T_{22} + n_1^2 T_{33}$$

$$\epsilon_{xx} = l_1^2 \epsilon_{11} + m_1^2 \epsilon_{22} + n_1^2 \epsilon_{33}$$

$$T_{xy} = l_1 l_2 T_{11} + m_1 m_2 T_{22} + n_1 n_2 T_{33}$$

$$\epsilon_{xy} = l_1 l_2 \epsilon_{11} + m_1 m_2 \epsilon_{22} + n_1 n_2 \epsilon_{33}$$

Substituindo as tensões nas direções principais e levando em conta as relações:

$$\check{i} \cdot \check{i} = l_1^2 + m_1^2 + n_1^2 = 1$$

$$\check{i} \cdot \check{j} = l_1 l_2 + m_1 m_2 + n_1 n_2 = 0$$

Relação constitutiva para um fluido newtoniano

$$\begin{aligned}
 T_{xx} &= l_1^2 [-p + \kappa \epsilon_{11} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})] + m_1^2 [-p + \kappa \epsilon_{22} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})] \\
 &\quad + n_1^2 [-p + \kappa \epsilon_{33} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})] \\
 &= -p (l_1^2 + m_1^2 + n_1^2) + \kappa (l_1^2 \epsilon_{11} + m_1^2 \epsilon_{22} + n_1^2 \epsilon_{33}) \\
 &\quad + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V}) (l_1^2 + m_1^2 + n_1^2) \\
 &= -p + \kappa \epsilon_{xx} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 T_{xy} &= l_1 l_2 [-p + \kappa \epsilon_{11} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})] + m_1 m_2 [-p + \kappa \epsilon_{22} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})] \\
 &\quad + n_1 n_2 [-p + \kappa \epsilon_{33} + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V})] \\
 &= -p (l_1 l_2 + m_1 m_2 + n_1 n_2) + \kappa (l_1 l_2 \epsilon_{11} + m_1 m_2 \epsilon_{22} + n_1 n_2 \epsilon_{33}) \\
 &\quad + C_2 (\nabla \cdot \mathbf{V}) (l_1 l_2 + m_1 m_2 + n_1 n_2) \\
 &= \kappa \epsilon_{xy}
 \end{aligned}$$



Relação constitutiva para um fluido newtoniano

Definindo $\kappa = 2\mu$ e $C_2 = \lambda$, onde μ é a *viscosidade dinâmica* e λ é o *segundo coeficiente de viscosidade*, resultam finalmente:

$$T_{xx} = -p + 2\mu \epsilon_{xx} + \lambda (\nabla \cdot \mathbf{V})$$

$$T_{yy} = -p + 2\mu \epsilon_{yy} + \lambda (\nabla \cdot \mathbf{V})$$

$$T_{zz} = -p + 2\mu \epsilon_{zz} + \lambda (\nabla \cdot \mathbf{V})$$

$$T_{xy} = 2\mu \epsilon_{xy}$$

$$T_{yz} = 2\mu \epsilon_{yz}$$

$$T_{zx} = 2\mu \epsilon_{zx}$$

Em forma compacta:

$$T_{ij} = [-p + \lambda (\nabla \cdot \mathbf{V})] \delta_{ij} + 2\mu \epsilon_{ij} = [-p + \lambda (\nabla \cdot \mathbf{V})] \delta_{ij} + \mu \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

$$\underline{\mathbf{T}} = [-p + \lambda (\nabla \cdot \mathbf{V})] \underline{\mathbf{I}} + 2\mu \underline{\boldsymbol{\epsilon}} = [-p + \lambda (\nabla \cdot \mathbf{V})] \underline{\mathbf{I}} + \mu (\nabla \mathbf{V} + \nabla \mathbf{V}^T)$$



Pressão mecânica e pressão termodinâmica

Somando as tensões normais, o invariante I_1 do tensor de tensões resulta:

$$\begin{aligned} I_1 &= -3p + 2\mu(\epsilon_{xx} + \epsilon_{yy} + \epsilon_{zz}) + 3\lambda(\nabla \cdot \mathbf{V}) \\ &= -3p + (2\mu + 3\lambda)(\nabla \cdot \mathbf{V}) \end{aligned}$$

Definindo a pressão mecânica como $\bar{p} = -\frac{I_1}{3}$, resulta:

$$\bar{p} = p - \left(\lambda + \frac{2}{3}\mu \right) (\nabla \cdot \mathbf{V})$$

A pressão mecânica não é igual à pressão termodinâmica. O termo conflitivo tem a ver com escoamentos compressíveis (e irrelevante se $\nabla \cdot \mathbf{V} = 0$) e é objeto de controvérsia. Stokes iludiu o assunto estabelecendo a condição $\bar{p} = p$, isto é, $\lambda = -\frac{2}{3}\mu$, o que se conhece como *hipótese de Stokes*.



Termo de força de estado de tensão

Devemos acrescentar, na equação de conservação do momento linear, o termos de força do estado de tensão $\nabla \cdot \underline{\mathbf{T}}$:

$$\begin{aligned}\nabla \cdot \underline{\mathbf{T}} &= \nabla \cdot \{ [-p + \lambda (\nabla \cdot \mathbf{V})] \underline{\mathbf{I}} + \mu (\nabla \mathbf{V} + \nabla \mathbf{V}^T) \} \\ &= -\nabla p + (\nabla \cdot \mathbf{V}) \nabla \lambda + \lambda \nabla (\nabla \cdot \mathbf{V}) + (\nabla \mathbf{V} + \nabla \mathbf{V}^T) \cdot \nabla \mu \\ &\quad + \mu \nabla \cdot (\nabla \mathbf{V} + \nabla \mathbf{V}^T)\end{aligned}$$

Calculamos o último termo utilizando a *convenção de somatória de Einstein* (quando um índice aparece duplicado, significa que deve ser sumado em todos seus valores):

$$\begin{aligned}[\nabla \cdot (\nabla \mathbf{V} + \nabla \mathbf{V}^T)]_i &= \frac{\partial}{\partial x_j} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) = \frac{\partial^2 u_i}{\partial x_j^2} + \frac{\partial}{\partial x_i} \left(\frac{\partial u_j}{\partial x_j} \right) \\ &= (\nabla^2 \mathbf{V})_i + [\nabla (\nabla \cdot \mathbf{V})]_i \\ \nabla \cdot (\nabla \mathbf{V} + \nabla \mathbf{V}^T) &= \nabla^2 \mathbf{V} + \nabla (\nabla \cdot \mathbf{V})\end{aligned}$$



Termo de força de estado de tensão

Substituindo, obtemos:

$$\begin{aligned}\nabla \cdot \underline{\mathbf{T}} = & -\nabla p + (\nabla \cdot \mathbf{V}) \nabla \lambda + (\lambda + \mu) \nabla (\nabla \cdot \mathbf{V}) \\ & + (\nabla \mathbf{V} + \nabla \mathbf{V}^T) \cdot \nabla \mu + \mu \nabla^2 \mathbf{V}\end{aligned}$$

Em termos de operadores "genuínos", o laplaciano vectorial resulta:

$$\nabla^2 \mathbf{V} = \nabla (\nabla \cdot \mathbf{V}) - \nabla \times (\nabla \times \mathbf{V})$$

A equação de conservação do momento linear resulta, finalmente:

$$\begin{aligned}\frac{D\mathbf{V}}{Dt} = & \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} + \nabla \mathbf{V} \cdot \mathbf{V} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \mathbf{G} + \nu \nabla^2 \mathbf{V} \\ & + \frac{1}{\rho} [(\lambda + \mu) \nabla (\nabla \cdot \mathbf{V}) + (\nabla \cdot \mathbf{V}) \nabla \lambda + (\nabla \mathbf{V} + \nabla \mathbf{V}^T) \cdot \nabla \mu]\end{aligned}$$

A relação anterior mostra o acoplamento com a equação da energia, através da massa específica e o gradiente da viscosidade.



Equação de Navier-Stokes

Considerando a hipótese de Stokes e viscosidade constante, resulta:

$$\frac{D\mathbf{V}}{Dt} = \frac{\partial\mathbf{V}}{\partial t} + \nabla\mathbf{V} \cdot \mathbf{V} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \mathbf{G} + \nu \nabla^2 \mathbf{V} + \frac{1}{3} \nu \nabla (\nabla \cdot \mathbf{V})$$

Finalmente, considerando escoamento incompressível, resulta a *equação de Navier-Stokes* (N-S):

$$\frac{D\mathbf{V}}{Dt} = \frac{\partial\mathbf{V}}{\partial t} + \nabla\mathbf{V} \cdot \mathbf{V} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \mathbf{G} + \nu \nabla^2 \mathbf{V}$$

A equação de N-S é de segunda ordem na velocidade e está desacoplada da equação da energia. Em coordenadas cartesianas, a componente x resulta:

$$\begin{aligned} \frac{Du}{Dt} = \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + G_x \\ + \nu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right) \end{aligned}$$



Condições de contorno em interfase fluido-sólido

Em interfaces fluido-sólido, desprezando efeitos de micro-escala caracterizados por grandes números de Knudsen ($Kn = \frac{l}{L} \leq 0, 1$, onde l é o caminho livre médio das moléculas e L é o comprimento característico do problema), é costume supor a *condição de não escorregamento*:

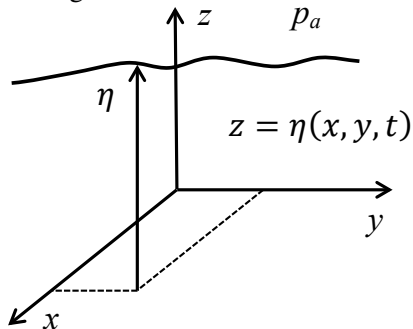
$$\mathbf{V}(\mathbf{r}_s, t) = \mathbf{V}_s(t)$$

Se o sólido for permeável (por exemplo, nos casos de sucção ou injeção de fluido) ou se existir mudança de fase (vaporização, condensação, sublimação, deposição) se relaxa a componente normal da velocidade, isto é, $V_n(\mathbf{r}_s, t) \neq 0$.



Condições de contorno em superfície livre (cinemática)

Para o caso de uma superfície livre ideal que exerce uma pressão conhecida na interfase, caracterizada pela posição $z = \eta(x, y, t)$, aplica-se a condição cinemática de que as partículas na superfície permanecem nela, isto é, a velocidade da partícula na direção vertical é igual ao deslocamento vertical acompanhando as partículas:



$$\begin{aligned} w(x, y, \eta, t) &= \frac{D\eta}{Dt} \\ &= \frac{\partial \eta}{\partial t} + u \frac{\partial \eta}{\partial x} + v \frac{\partial \eta}{\partial y} \end{aligned}$$

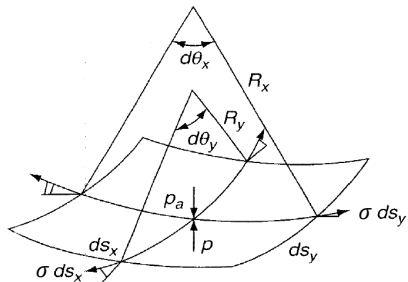
Desprezando a inclinação da superfície, resulta:

$$w(x, y, \eta, t) \cong \frac{\partial \eta}{\partial t}$$



Condições de contorno em superfície livre (normal)

A *curvatura* na interface está relacionada com uma força na direção normal. Um balanço na direção normal à interface resulta na *equação de Young-Laplace*:



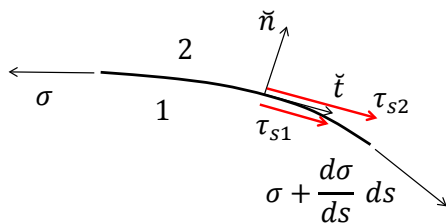
$$p(x, y, \eta, t) = p_a - \sigma \left(\frac{1}{R_x} + \frac{1}{R_y} \right)$$

$$\frac{1}{R_x} + \frac{1}{R_y} = \frac{\frac{\partial^2 \eta}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \eta}{\partial y^2}}{\left[1 + \left(\frac{\partial \eta}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial \eta}{\partial y} \right)^2 \right]^{3/2}}$$

onde σ é a tensão superficial. Desprezando efeitos de tensão superficial ou para grandes raios de curvatura, resulta $p \cong p_a$.

Condições de contorno em superfície entre fluidos

Considerando que a interface tem inércia desprezível e possibilidade de variação da tensão superficial ao longo da superfície (escoamento de Marangoni), as condições de contorno resultam:



Continuidade da velocidade:

$$\mathbf{V}_1 = \mathbf{V}_2$$

Balanco na direção tangencial:

$$\tau_{s1} + \tau_{s2} = -\frac{d\sigma}{ds}$$

onde:

$$\tau_{s2} = (\underline{\tau}_2 \cdot \hat{n}) \cdot \hat{t}$$

$$\tau_{s1} = -(\underline{\tau}_1 \cdot \hat{n}) \cdot \hat{t}$$