

# Estática e Mecânica dos Fluidos

## Estática e Mecânica dos Fluidos

### Introdução e Conceitos Fundamentais

Um fluido é definido como uma substância que se deforma continuamente quando submetida a uma tensão de cisalhamento, por menor que seja essa tensão. Diferentemente dos sólidos, que podem sustentar tensões tangenciais em regime estático, os fluidos não apresentam resistência ao cisalhamento em equilíbrio.

Essa propriedade implica que, em repouso, o estado de tensões em um fluido é puramente normal, sendo completamente caracterizado pela pressão.

### Hipótese do Contínuo

Na análise macroscópica dos fluidos, assume-se a hipótese do contínuo, segundo a qual o fluido pode ser tratado como um meio contínuo, ignorando sua estrutura molecular discreta.

Assim, propriedades como densidade, pressão e temperatura são consideradas campos contínuos definidos em todos os pontos do espaço,

$$\rho = \rho(x, t), \quad p = p(x, t), \quad T = T(x, t). \quad (1)$$

Essa aproximação é válida quando a escala característica do problema é muito maior que o livre caminho médio das moléculas.

### Propriedades dos Fluidos

As propriedades mais relevantes na mecânica dos fluidos incluem:

Massa específica (densidade):

$$\rho = \frac{m}{V}. \quad (2)$$

Peso específico:

$$\gamma = \rho g. \quad (3)$$

Volume específico:

$$v = \frac{1}{\rho}. \quad (4)$$

Viscosidade dinâmica (em fluidos reais):

Relaciona tensão de cisalhamento e gradiente de velocidade,

$$\tau = \mu \left( d \frac{u}{d} y \right). \quad (5)$$

Fluidos que obedecem a essa relação linear são denominados newtonianos.

## Fluido Ideal e Fluido Real

Um fluido ideal é definido como aquele sem viscosidade ( $\mu = 0$ ), no qual não existem tensões de cisalhamento. Já um fluido real apresenta viscosidade, o que leva à dissipação de energia mecânica.

A distinção entre esses modelos é fundamental na formulação das equações de movimento e na análise de escoamentos.

## Estática dos Fluidos

A estática dos fluidos trata de fluidos em repouso ou em movimento como um corpo rígido, sem deformações relativas internas.

Nessas condições, não existem tensões de cisalhamento, e o estado de tensões é completamente descrito pela pressão.

## Definição de Pressão

A pressão é definida como a força normal por unidade de área,

$$p = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_n}{\Delta A}. \quad (6)$$

No sistema internacional, a unidade de pressão é o pascal (Pa), equivalente a  $1, \frac{N}{m^2}$ .

## Propriedade Isotrópica da Pressão

Em um fluido em repouso, a pressão é isotrópica, ou seja, atua igualmente em todas as direções.

Isso pode ser demonstrado considerando o equilíbrio de um elemento diferencial de fluido, levando à conclusão de que as tensões normais são iguais em todas as faces:

$$\sigma_{xx} = \sigma_{yy} = \sigma_{zz} = -p. \quad (7)$$

## Equação Fundamental da Hidrostática

Considere um elemento diferencial de fluido em equilíbrio sob a ação de forças de pressão e forças de campo (como a gravidade).

Aplicando o equilíbrio de forças na direção vertical  $z$ , temos:

$$\sum F_z = 0. \quad (8)$$

As forças atuantes são:

- Força de pressão na face inferior:  $p(z)A$
- Força de pressão na face superior:  $p(z + dz)A$
- Peso do elemento:  $\rho g Adz$

Expandindo  $p(z + dz)$  em série de Taylor:

$$p(z + dz) \approx p(z) + \left( \frac{dp}{dz} \right) dz. \quad (9)$$

Substituindo no balanço de forças:

$$p(z)A - \left[ p(z) + \left( \frac{dp}{dz} \right) dz \right] A - \rho g Adz = 0. \quad (10)$$

Simplificando:

$$-\left( \frac{dp}{dz} \right) dz - \rho g dz = 0. \quad (11)$$

Dividindo por  $dz$ :

$$\frac{dp}{dz} = -\rho g. \quad (12)$$

Essa é a equação fundamental da hidrostática.

### **Distribuição de Pressão em Fluido Incompressível**

Para um fluido incompressível ( $\rho = const$ ), a equação anterior pode ser integrada diretamente:

$$\int_{p_0}^p dp = -\rho g \int_{z_0}^z dz. \quad (13)$$

Resultando em:

$$p = p_0 - \rho g(z - z_0). \quad (14)$$

Se adotarmos a profundidade  $h$  como positiva para baixo, obtemos:

$$p = p_0 + \rho gh. \quad (15)$$

Essa expressão mostra que a pressão aumenta linearmente com a profundidade.

### **Lei de Pascal**

A lei de Pascal afirma que uma variação de pressão aplicada a um fluido incompressível em equilíbrio é transmitida integralmente a todos os pontos do fluido e às paredes do recipiente.

Matematicamente, isso implica que uma variação de pressão  $\Delta p$  é a mesma em todo o domínio:

$$\Delta p = const. \quad (16)$$

Essa propriedade é a base de dispositivos como prensas hidráulicas.

### **Superfícies Isobáricas**

Superfícies isobáricas são superfícies nas quais a pressão é constante.

Da equação hidrostática,

$$dp = -\rho g dz, \quad (17)$$

segue que superfícies de pressão constante são perpendiculares à direção da gravidade. Em um campo gravitacional uniforme, essas superfícies são planos horizontais.

### Comentários Físicos

A hidrostática estabelece que:

- A pressão varia apenas com a profundidade em fluidos em repouso;
- A pressão atua igualmente em todas as direções;
- Não existem tensões de cisalhamento em equilíbrio;
- O campo de pressão é determinado pelo balanço entre forças de pressão e forças de corpo.

Esses resultados constituem a base para a análise de forças hidrostáticas, empuxo e estabilidade, que serão desenvolvidos nas próximas seções.

### Forças Hidrostáticas em Superfícies

Quando um fluido em repouso atua sobre uma superfície submersa, ele exerce uma distribuição contínua de pressão que resulta em uma força total e em um momento resultante.

Considere uma superfície plana submersa em um fluido incompressível. A pressão em um ponto a uma profundidade  $h$  é dada por

$$p = p_0 + \rho gh. \quad (18)$$

A força diferencial sobre um elemento de área  $dA$  é

$$dF = pdA. \quad (19)$$

A força total é obtida pela integração sobre toda a superfície:

$$F = \int_A pdA. \quad (20)$$

Substituindo a expressão da pressão:

$$F = \int_A (p_0 + \rho gh)dA = p_0 A + \rho g \int_A h dA. \quad (21)$$

Se a pressão de referência  $p_0$  for atmosférica, geralmente trabalha-se com a pressão manométrica, resultando em

$$F = \rho g \int_A h dA. \quad (22)$$

Definindo a profundidade do centróide da área como

$$h_c = \left( \frac{1}{A} \right) \int_A h dA, \quad (23)$$

temos

$$F = \rho g A h_c. \quad (24)$$

Portanto, a força hidrostática resultante sobre uma superfície plana é igual à pressão no centróide multiplicada pela área.

### Centro de Pressão

Embora a força resultante seja calculada no centróide, sua linha de ação não passa, em geral, por esse ponto. O ponto de aplicação da força é denominado centro de pressão.

Para determinar sua posição, impõe-se a equivalência de momentos.

Considere o momento em relação a um eixo horizontal:

$$\int_A h p dA = F h_p, \quad (25)$$

onde  $h_p$  é a profundidade do centro de pressão.

Substituindo  $p = \rho gh$ :

$$\rho g \int_A h^2 dA = \rho g A h_c h_p. \quad (26)$$

Simplificando:

$$h_p = \frac{\int_A h^2 dA}{A h_c}. \quad (27)$$

Introduzindo o momento de inércia da área em relação ao eixo na superfície livre:

$$I_0 = \int_A h^2 dA, \quad (28)$$

obtemos

$$h_p = \frac{I_0}{A h_c}. \quad (29)$$

Usando o teorema dos eixos paralelos:

$$I_0 = I_c + A h_c^2, \quad (30)$$

segue

$$h_p = h_c + \frac{I_c}{A h_c}. \quad (31)$$

Portanto, o centro de pressão está sempre abaixo do centróide, devido ao aumento da pressão com a profundidade.

### Superfícies Inclinadas

Para uma superfície plana inclinada formando um ângulo  $\theta$  com a horizontal, a profundidade é

$$h = y \sin \theta, \quad (32)$$

onde  $y$  é a coordenada ao longo da superfície.

A força resultante continua sendo

$$F = \rho g A h_c, \quad (33)$$

e o centro de pressão é obtido por

$$h_p = h_c + \frac{I_c}{A h_c}, \quad (34)$$

onde  $I_c$  é o momento de inércia da área em relação ao eixo que passa pelo centróide e é paralelo à superfície livre.

### **Empuxo e Princípio de Arquimedes**

Considere um corpo totalmente ou parcialmente submerso em um fluido em repouso. As forças de pressão atuam em todas as direções sobre sua superfície.

A resultante dessas forças na direção vertical é denominada empuxo.

### **Dedução do Empuxo**

Considere um elemento diferencial de volume  $dV$  dentro do fluido. A variação de pressão com a profundidade é dada por

$$\frac{dp}{dz} = -\rho g. \quad (35)$$

A força vertical diferencial é

$$dF_z = -\left(\frac{\partial p}{\partial z}\right) dV. \quad (36)$$

Substituindo a equação hidrostática:

$$dF_z = \rho g dV. \quad (37)$$

Integrando sobre o volume submerso:

$$F_b = \int_V \rho g dV = \rho g V. \quad (38)$$

Portanto, o empuxo é igual ao peso do fluido deslocado.

Esse resultado é conhecido como o princípio de Arquimedes.

### **Centro de Empuxo**

O empuxo atua no centro de empuxo, que corresponde ao centróide do volume de fluido deslocado.

Se o corpo estiver completamente submerso em um fluido homogêneo, o centro de empuxo coincide com o centróide geométrico do volume deslocado.

## Condições de Equilíbrio

Para um corpo submerso, as forças principais são:

- Peso:  $W = mg$
- Empuxo:  $F_b = \rho g V$

A condição de equilíbrio vertical é

$$F_b = W. \quad (39)$$

Se

- $F_b > W \rightarrow$  o corpo sobe;
- $F_b < W \rightarrow$  o corpo afunda;
- $F_b = W \rightarrow$  equilíbrio neutro.

## Estabilidade de Corpos Flutuantes

Para corpos flutuantes, a estabilidade depende da posição relativa entre o centro de gravidade  $G$  e o centro de empuxo  $B$ .

Quando o corpo sofre uma pequena inclinação, o centro de empuxo se desloca, definindo o ponto chamado metacentro  $M$ .

## Critério de Estabilidade

- Se  $M$  está acima de  $G \rightarrow$  equilíbrio estável;
- Se  $M$  coincide com  $G \rightarrow$  equilíbrio neutro;
- Se  $M$  está abaixo de  $G \rightarrow$  equilíbrio instável.

A distância entre o centro de gravidade e o metacentro é denominada altura metacêntrica:

$$GM = \frac{I_w}{V} - GB, \quad (40)$$

onde  $I_w$  é o momento de inércia da linha d'água.

Uma altura metacêntrica positiva indica estabilidade.

## Comentários Finais da Hidrostática

Os resultados obtidos nesta seção são fundamentais para:

- projeto de reservatórios e barragens;
- análise de forças em comportas;
- estabilidade de embarcações e aeronaves;
- sistemas hidráulicos.

A hidrostática fornece a base para a análise de escoamentos, que será tratada nas seções seguintes através das equações de conservação de massa, quantidade de movimento e energia.

## Cinemática dos Fluidos

A cinemática dos fluidos descreve o movimento de um fluido independentemente das forças que o produzem. O objetivo é caracterizar o campo de velocidades, as trajetórias das partículas e as deformações do fluido.

### Descrições Lagrangeana e Euleriana

Existem duas formas fundamentais de descrever o movimento de um fluido.

Na descrição Lagrangeana, acompanha-se cada partícula do fluido ao longo do tempo. A posição de uma partícula é dada por

$$r = r(a, t), \quad (41)$$

onde  $a$  representa a posição inicial da partícula.

A velocidade é definida como

$$v = \frac{dr}{dt}. \quad (42)$$

Embora conceitualmente clara, essa descrição é pouco prática para escoamentos complexos.

Na descrição Euleriana, o fluido é descrito por campos definidos no espaço. A velocidade é dada por

$$v = v(x, t). \quad (43)$$

Essa abordagem é mais adequada para a formulação das equações governantes.

### Campo de Velocidades

O campo de velocidades é uma função vetorial que associa a cada ponto do espaço e instante de tempo um vetor velocidade:

$$v(x, t) = (u(x, t), v(x, t), w(x, t))^T. \quad (44)$$

Esse campo contém toda a informação sobre o movimento do fluido.

### Linhas de Escoamento

As linhas de escoamento (linhas de corrente) são curvas tangentes ao campo de velocidades em cada ponto. Elas satisfazem

$$\frac{dr}{ds} = v, \quad (45)$$

onde  $s$  é um parâmetro ao longo da curva.

Em coordenadas cartesianas:

$$\frac{dx}{u} = \frac{dy}{v} = \frac{dz}{w}. \quad (46)$$

Essas linhas representam a direção instantânea do escoamento.

## Trajetórias e Linhas de Emissão

A trajetória de uma partícula é a curva descrita por sua posição ao longo do tempo:

$$r = r(t). \quad (47)$$

Linhos de emissão (streaklines) correspondem ao conjunto de partículas que passaram por um ponto fixo.

Em escoamentos permanentes, linhas de corrente, trajetórias e linhas de emissão coincidem.

## Escoamento Permanente e Não Permanente

Um escoamento é dito permanente se as propriedades do fluido não variam com o tempo em um ponto fixo:

$$\partial \frac{v}{\partial} t = 0. \quad (48)$$

Caso contrário, o escoamento é não permanente.

## Aceleração de uma Partícula Fluida

A aceleração de uma partícula fluida é dada pela derivada material da velocidade.

Considere o campo de velocidades  $v(x, t)$ . A aceleração é

$$a = \frac{Dv}{Dt}. \quad (49)$$

Pela regra da cadeia,

$$\frac{Dv}{Dt} = \partial \frac{v}{\partial} t + (v \cdot \nabla)v. \quad (50)$$

Essa expressão é chamada de derivada material.

O primeiro termo representa a variação local no tempo, enquanto o segundo representa a variação convectiva devido ao movimento da partícula no campo.

## Interpretação Física da Aceleração

A aceleração pode ser decomposta em dois termos:

- Aceleração local:

$$\partial \frac{v}{\partial} t \quad (51)$$

- Aceleração convectiva:

$$(v \cdot \nabla)v \quad (52)$$

Mesmo em escoamentos permanentes, pode haver aceleração devida à variação espacial da velocidade.

## Tensor Gradiente de Velocidade

O comportamento local do escoamento pode ser analisado através do gradiente da velocidade:

$$\nabla v = \partial \frac{v_i}{\partial} x_j. \quad (53)$$

Esse tensor pode ser decomposto em duas partes:

$$\nabla v = D + W, \quad (54)$$

onde

- $D$  é o tensor de deformação (simétrico)
- $W$  é o tensor de rotação (anti-simétrico)

## Tensor de Deformação

A parte simétrica é definida como

$$D = \left( \frac{1}{2} \right) (\nabla v + (\nabla v)^T). \quad (55)$$

Esse tensor representa as taxas de deformação do fluido, incluindo alongamento e cisalhamento.

## Tensor de Rotação

A parte anti-simétrica é

$$W = \left( \frac{1}{2} \right) (\nabla v - (\nabla v)^T). \quad (56)$$

Esse tensor está associado à rotação local do fluido.

## Vorticidade

A vorticidade é definida como o rotacional do campo de velocidades:

$$\omega = \nabla \times v. \quad (57)$$

Ela mede a tendência local de rotação do fluido.

Em termos do tensor de rotação,

$$W_{ij} = - \left( \frac{1}{2} \right) \varepsilon_{ijk} \omega_k. \quad (58)$$

Se  $\omega = 0$ , o escoamento é dito irrotacional.

## Interpretação da Vorticidade

A vorticidade pode ser associada ao dobro da velocidade angular de rotação de um elemento fluido:

$$\omega = 2\Omega. \quad (59)$$

Escoamentos com alta vorticidade são caracterizados por estruturas rotacionais, como vórtices.

### **Comentários Finais**

A cinemática dos fluidos fornece as ferramentas para descrever o movimento do fluido independentemente das forças.

A derivada material e o gradiente de velocidades serão fundamentais para a formulação das equações de conservação que governam o escoamento, incluindo a equação da continuidade e as equações de Navier–Stokes.

### **Conservação da Massa — Equação da Continuidade**

A equação da continuidade expressa a conservação da massa em um escoamento. Ela estabelece que a taxa de variação da massa em um volume de controle é igual ao fluxo líquido de massa através de sua superfície.

### **Forma Integral**

Considere um volume de controle fixo  $V$  limitado por uma superfície  $S$ . A massa total no interior do volume é

$$m = \int_V \rho dV. \quad (60)$$

A taxa de variação temporal da massa no volume é

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho dV. \quad (61)$$

A massa pode entrar ou sair do volume através da superfície de controle. O fluxo de massa através de um elemento de área  $dS$  é

$$\rho v \cdot n dS, \quad (62)$$

onde  $n$  é o vetor normal externo à superfície.

Assim, o fluxo líquido de massa que atravessa a superfície é

$$\int_S \rho v \cdot n dS. \quad (63)$$

A conservação da massa exige que

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho dV + \int_S \rho v \cdot n dS = 0. \quad (64)$$

Essa é a forma integral da equação da continuidade.

### **Aplicação do Teorema da Divergência**

Utilizando o teorema da divergência, podemos transformar a integral de superfície em uma integral de volume:

$$\int_S \rho v \cdot n dS = \int_V \nabla \cdot (\rho v) dV. \quad (65)$$

Substituindo na equação integral, obtemos

$$\int_V \left[ \frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho v) \right] dV = 0. \quad (66)$$

### Forma Diferencial

Como o volume de controle é arbitrário, o integrando deve ser nulo em todos os pontos do domínio. Portanto,

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho v) = 0. \quad (67)$$

Essa é a forma diferencial da equação da continuidade.

### Interpretação Física

A equação

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho v) = 0 \quad (68)$$

indica que:

- O termo  $\frac{\partial \rho}{\partial t} t$  representa a variação local da densidade
- O termo  $\nabla \cdot (\rho v)$  representa a divergência do fluxo de massa

Se houver saída líquida de massa de uma região, a densidade local diminui.

### Forma com Derivada Material

Podemos reescrever a equação da continuidade utilizando a derivada material.

Expandindo o termo divergente:

$$\nabla \cdot (\rho v) = v \cdot \nabla \rho + \rho, \nabla \cdot v. \quad (69)$$

Substituindo na equação da continuidade:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + v \cdot \nabla \rho + \rho, \nabla \cdot v = 0. \quad (70)$$

Observando que

$$\frac{D\rho}{Dt} = \frac{\partial \rho}{\partial t} + v \cdot \nabla \rho, \quad (71)$$

obtemos

$$\frac{D\rho}{Dt} + \rho, \nabla \cdot v = 0. \quad (72)$$

Essa forma mostra como a densidade varia ao longo da trajetória de uma partícula fluida.

---

## **Escoamento Incompressível**

Um escoamento é dito incompressível quando a densidade é constante ao longo do movimento da partícula:

$$\frac{D\rho}{Dt} = 0. \quad (73)$$

Nesse caso, a equação da continuidade se reduz a

$$\nabla \cdot v = 0. \quad (74)$$

Essa é uma condição de divergência nula do campo de velocidades.

---

## **Forma Unidimensional**

Para escoamentos unidimensionais ao longo de uma linha de corrente, a equação da continuidade pode ser escrita como

$$\rho Av = \text{const.} \quad (75)$$

onde:

- $A$  é a área da seção transversal
- $v$  é a velocidade média

Para escoamentos incompressíveis:

$$Av = \text{const.} \quad (76)$$

Essa relação mostra que a velocidade aumenta quando a área diminui, princípio utilizado em bocais e difusores.

## **Comentários Finais**

A equação da continuidade é uma das equações fundamentais da mecânica dos fluidos, juntamente com as equações de quantidade de movimento e energia.

Ela garante a conservação da massa em qualquer escoamento e constitui a base para a formulação das equações governantes, como as equações de Euler e de Navier–Stokes.

## **Conservação da Quantidade de Movimento — Equação de Euler**

A dinâmica dos fluidos é governada pela segunda lei de Newton aplicada a um elemento material do fluido. Considerando um volume material  $V(t)$ , temos

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho v \, dV = \sum F, \quad (77)$$

onde  $\rho v$  é a quantidade de movimento por unidade de volume.

As forças atuantes podem ser divididas em:

- Forças de volume (ex.: gravidade):  $\rho g$

- Forças de superfície (pressão):  $-pn$

Assim, a equação integral torna-se

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho v dV = \int_V \rho g dV - \int_S p n dS. \quad (78)$$

Aplicando o teorema da divergência ao termo de pressão,

$$\int_S p n dS = \int_V \nabla p dV, \quad (79)$$

obtemos

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho v dV = \int_V (\rho g - \nabla p), dV. \quad (80)$$

Para um volume material, a derivada temporal pode ser escrita como

$$\int_V \rho \frac{Dv}{Dt}, dV. \quad (81)$$

Portanto,

$$\int_V \rho \frac{Dv}{Dt}, dV = \int_V (\rho g - \nabla p), dV. \quad (82)$$

Como o volume é arbitrário, segue a forma diferencial

$$\rho \frac{Dv}{Dt} = -\nabla p + \rho g. \quad (83)$$

Essa é a equação de Euler para fluidos ideais (sem viscosidade).

### Expansão da Derivada Material

A derivada material da velocidade é

$$\frac{Dv}{Dt} = \frac{\partial v}{\partial t} + (v \cdot \nabla)v. \quad (84)$$

Assim, a equação de Euler pode ser escrita como

$$\rho \left[ \frac{\partial v}{\partial t} + (v \cdot \nabla)v \right] = -\nabla p + \rho g. \quad (85)$$

### Interpretação Física

- $\frac{\partial v}{\partial t}$ : aceleração local
- $(v \cdot \nabla)v$ : aceleração convectiva
- $-\nabla p$ : força devido ao gradiente de pressão
- $\rho g$ : força de volume

## Equação de Bernoulli

A equação de Bernoulli é obtida a partir da equação de Euler sob hipóteses restritivas:

- Escoamento estacionário
- Fluido incompressível
- Ausência de viscosidade
- Forças de volume conservativas (ex.: gravidade)

Considerando  $g = -\nabla\Phi$ , a equação de Euler torna-se

$$\rho(v \cdot \nabla)v = -\nabla p - \rho\nabla\Phi. \quad (86)$$

Utilizando a identidade vetorial

$$(v \cdot \nabla)v = \nabla\left(\frac{v^2}{2}\right) - v \times (\nabla \times v), \quad (87)$$

e assumindo escoamento irrotacional ( $\nabla \times v = 0$ ), temos

$$\rho\nabla\left(\frac{v^2}{2}\right) = -\nabla p - \rho\nabla\Phi. \quad (88)$$

Reorganizando,

$$\nabla\left(\frac{v^2}{2} + \Phi + \frac{p}{\rho}\right) = 0. \quad (89)$$

Integrando ao longo de uma linha de corrente,

$$\frac{v^2}{2} + \Phi + \frac{p}{\rho} = const. \quad (90)$$

Para o campo gravitacional  $\Phi = gz$ , obtemos a forma clássica:

$$\frac{v^2}{2} + gz + \frac{p}{\rho} = const. \quad (91)$$

## Interpretação Energética

Cada termo representa energia por unidade de massa:

- $\frac{v^2}{2}$ : energia cinética
- $gz$ : energia potencial
- $\frac{p}{\rho}$ : energia de pressão

A equação de Bernoulli expressa a conservação da energia mecânica do fluido.

## Forma entre Dois Pontos

$$\frac{v_1^2}{2} + gz_1 + \frac{p_1}{\rho} = \frac{v_2^2}{2} + gz_2 + \frac{p_2}{\rho}. \quad (92)$$

## Limitações

A equação de Bernoulli não é válida quando:

- Há viscosidade significativa
- Existem perdas de energia (dissipação)
- O escoamento é compressível (altos números de Mach)

## Equações de Navier–Stokes

Para fluidos reais, é necessário considerar os efeitos viscosos.

A tensão em um fluido newtoniano é dada por

$$\tau = \mu[\nabla v + (\nabla v)^T], \quad (93)$$

onde  $\mu$  é a viscosidade dinâmica.

A equação de quantidade de movimento torna-se

$$\rho \frac{Dv}{Dt} = -\nabla p + \rho g + \mu \nabla^2 v. \quad (94)$$

Essa é a forma das equações de Navier–Stokes para fluido incompressível com viscosidade constante.

## Forma Completa

Expandindo a derivada material:

$$\rho \left[ \partial \frac{v}{\partial t} + (v \cdot \nabla) v \right] = -\nabla p + \mu \nabla^2 v + \rho g. \quad (95)$$

## Interpretação dos Termos

- $\partial \frac{v}{\partial t}$ : aceleração local
- $(v \cdot \nabla)v$ : transporte convectivo
- $-\nabla p$ : força de pressão
- $\mu \nabla^2 v$ : difusão viscosa
- $\rho g$ : força de volume

## Regimes de Escoamento

A importância relativa dos termos inerciais e viscosos é medida pelo número de Reynolds:

$$Re = \frac{\rho V L}{\mu}. \quad (96)$$

- $Re \ll 1$ : regime viscoso dominante (laminar)
- $Re \gg 1$ : regime inercial dominante (turbulento)

## Caso Incompressível

Para fluidos incompressíveis, deve-se satisfazer simultaneamente:

$$\nabla \cdot v = 0, \quad (97)$$

junto com as equações de Navier–Stokes.

### **Comentários Finais**

As equações de Navier–Stokes, juntamente com a equação da continuidade, constituem o conjunto fundamental que descreve o movimento de fluidos.

Devido à sua não linearidade, soluções analíticas são raras, sendo necessário o uso de métodos numéricos para a maioria dos problemas de interesse prático, especialmente em engenharia aeronáutica.

### **Considerações Finais**

A formulação apresentada estabelece um arcabouço completo para a análise do comportamento de fluidos, desde o regime estático até a descrição dinâmica governada pelas equações de Navier–Stokes. A partir dos princípios fundamentais de conservação de massa, quantidade de movimento e energia, é possível modelar uma ampla gama de fenômenos físicos relevantes em engenharia.

Na engenharia aeronáutica, esses conceitos são essenciais para a compreensão do escoamento ao redor de aeronaves, a geração de sustentação, o cálculo de forças aerodinâmicas, bem como o projeto de sistemas de propulsão e escoamentos internos em dutos e bocais. Além disso, a complexidade das equações envolvidas torna indispensável o uso de métodos numéricos, permitindo a análise de escoamentos reais, frequentemente turbulentos e tridimensionais.

Dessa forma, a mecânica dos fluidos constitui um dos pilares fundamentais para o desenvolvimento e a análise de sistemas aeroespaciais, conectando princípios teóricos a aplicações práticas de alto impacto tecnológico.