

Análise dimensional e semelhança (parte 2)

Ref: White F.M., Mecânica dos
Fluidos, Panton, R.L., Incompressible
Flow

Teoremas para redução de variáveis

- Para um problema físico onde o parâmetro dependente é função de $n-1$ parâmetros independentes
 - $q_1 = f(q_2, q_3, \dots, q_n)$
- Matematicamente, podemos expressar em uma forma equivalente:
 - $g(q_1, q_2, q_3, \dots, q_n) = 0$
- Existem diversos métodos para redução do número de variáveis dimensionais para menos variáveis adimensionais
 - Teorema Pi de Buckingham é um destes métodos

Teorema Pi de Buckingham (1914)

- Teorema para redução de variáveis
- Sistemática para determinação de grupos adimensionais
- Os grupos adimensionais são produtos de potências
- Grupos adimensionais são denotados por Π (símbolo da produtória)
- $g(q_1, q_2, q_3, \dots, q_n)=0 \rightarrow G(\Pi_1, \Pi_2, \Pi_{n-j})$
 - Onde j é usualmente o número de dimensões independentes envolvidas.

Teorema Pi de Buckingham (1914)

- Primeira parte do teorema:
- Se um processo físico satisfaz o Princípio da Homogeneidade Dimensional
- Se ele envolve n variáveis dimensionais
 - Então ele pode ser reduzido a $k = n - j$ variáveis adimensionais
 - Onde j = número máximo de variáveis que não formam um Π entre si mesmas
 - $j \leq$ número de dimensões independentes envolvidas

Teorema Pi de Buckingham (1914)

- Segunda parte do teorema:
- Encontrados j , selecione j variáveis que não formem um Π entre si
 - Estas serão as variáveis de escala
- Cada Π será um produto de potências dessas j variáveis e de uma variável adicional (cujo expoente é não nulo)

Teorema Pi de Buckingham (1914)

- Suponhamos que temos 5 variáveis e que 3 dimensões independentes estão envolvidas (M, L, T)
 - Podemos inicialmente supor que $j = 3$
- Para tal caso, $k = 5 - 3 = 2$
 - 2 grupos adimensionais (Π) independentes
- Devemos escolher $j=3$ variáveis que não formem um Π entre si
 - Por exemplo, sejam q_2 , q_3 e q_4
- Os grupos Π são formados como:
 - $\Pi_1 = (q_2)^a (q_3)^b (q_4)^c q_1 = M^0 L^0 T^0$
 - $\Pi_2 = (q_2)^d (q_3)^e (q_4)^f q_5 = M^0 L^0 T^0$

Teorema Pi de Buckingham (1914)

- Igualando os expoentes obtemos os valores de a, b, c, d, e, f
- Cada grupo Π é independente pois apenas Π_1 contém q_1 e apenas Π_2 contém q_2
- O slide a seguir apresenta a sistemática do Teorema Pi

Teorema Pi: sistemática

- Liste todas as variáveis envolvidas e estabeleça o valor de n
- Selecione um conjunto de dimensões primárias ($[M, L, T, \theta]$ ou $[F, L, T, \theta]$) e liste a dimensão de cada variável
- Encontre j . Um bom valor inicial é $j = \text{número de dimensões primárias envolvidas}$
 - Assegure-se de que há j variáveis dimensionais que não formam um produto entre si
 - Se isto não for possível, faça $j = j-1$ e verifique novamente
- Selecione j variáveis de escala que não formem um Π entre si
- Acrescente uma variável adicional às j variáveis de escala e forme um produto de potência
- Escreva a função adimensional final

Exemplo: Força de arrasto sobre esfera lisa

Sabendo que a força de arrasto F sobre uma esfera lisa depende da velocidade relativa U , do diâmetro da esfera L , da densidade do fluido ρ e da viscosidade do fluido μ , obtenha um conjunto de grupos adimensionais a serem utilizados na análise de dados experimentais

1) $F = f(L, U, \rho, \mu) \longrightarrow (n = 5)$

2)

F	L	U	ρ	μ
$\{MLT^{-2}\}$	$\{L\}$	$\{LT^{-1}\}$	$\{ML^{-3}\}$	$\{ML^{-1}T^{-1}\}$

3) $j \leq 3$. Da lista vemos que U , L e ρ não formam um Π entre si (entre elas, só ρ possui M e só U possui T)

Exemplo: Força de arrasto sobre esfera lisa

Logo $j=3 \Rightarrow k = n-j = 2$

$\Rightarrow 2$ grupos Π

4) U, L e ρ

5) $\Pi_1 = L^a U^b \rho^c F = (L)^a (LT^{-1})^b (ML^{-3})^c (MLT^{-2}) = M^0 L^0 T^0$

$$a + b - 3c + 1 = 0$$

$$c + 1 = 0$$

$$-b - 2 = 0$$

\longrightarrow

$$a = -2 \quad b = -2 \quad c = -1$$

$$\Pi_1 = L^{-2} U^{-2} \rho^{-1} F = \frac{F}{\rho U^2 L^2} = C_F$$

Exemplo: Força de arrasto sobre esfera lisa

$$\Pi_2 = L^a U^b \rho^c \mu^{-1} = L^a (LT^{-1})^b (ML^{-3})^c (ML^{-1}T^{-1})^{-1} = M^0 L^0 T^0$$

$$a + b - 3c + 1 = 0$$

$$c - 1 = 0 \longrightarrow a = b = c = 1$$

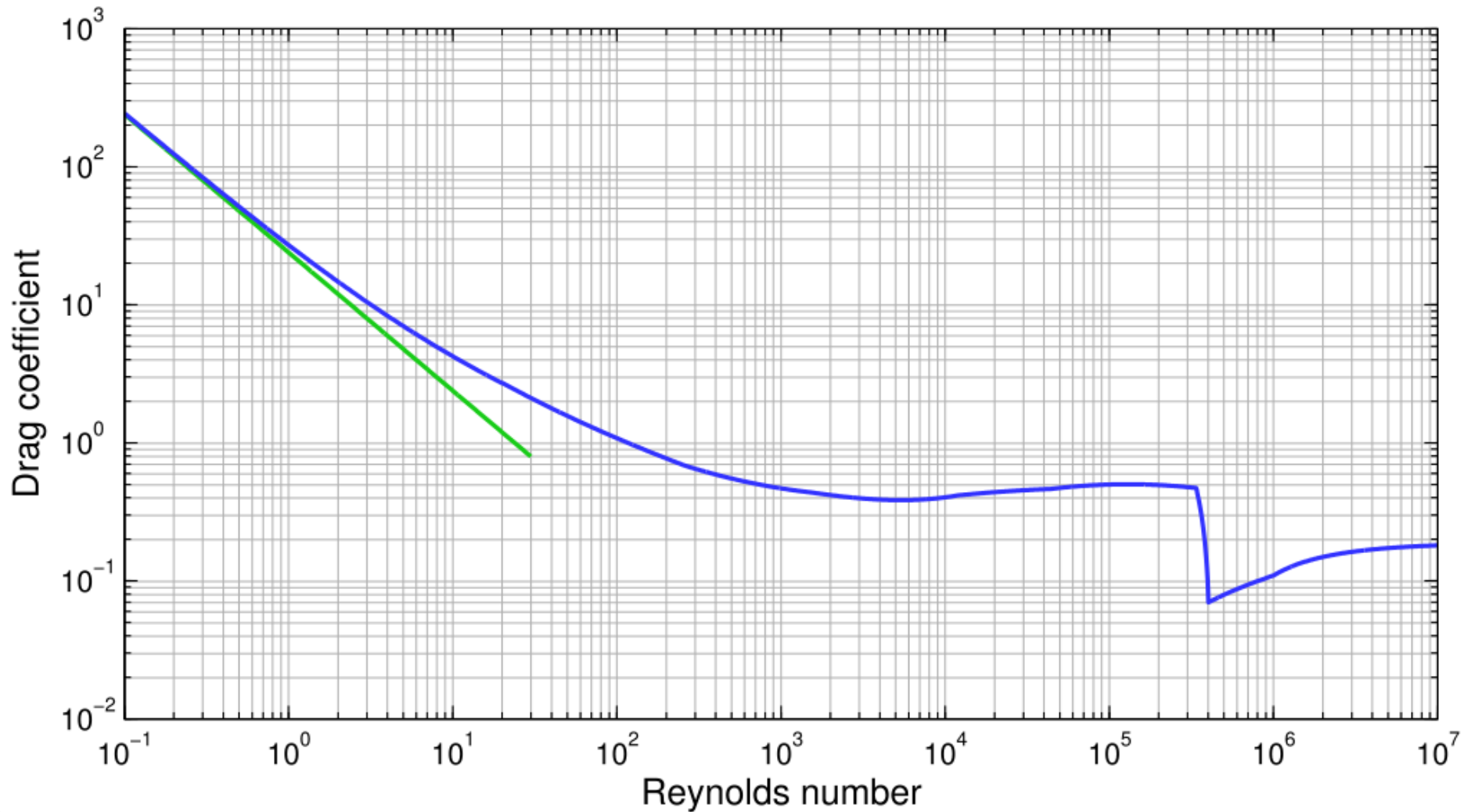
$$-b + 1 = 0$$

$$\Pi_2 = L^1 U^1 \rho^1 \mu^{-1} = \frac{\rho UL}{\mu} = \text{Re}$$

$$6) \quad \frac{F}{\rho U^2 L^2} = g\left(\frac{\rho UL}{\mu}\right)$$

Exemplo: Força de arrasto sobre esfera lisa

- C_F = coeficiente de atrito = força sem dimensão
- Re = número de Reynolds = razão entre efeitos inerciais e efeitos viscosos
 - Quanto maior Re , maior o papel da inércia em relação aos efeitos viscosos, e vice-versa.
- Conclusão do exemplo: o coeficiente de atrito para o escoamento sobre uma esfera lisa é função do número de Reynolds
- **OBS: o número de Reynolds é um grupo adimensional de muita importância em mecânica dos fluidos.**
 - Está ligado, entre outras coisas, à identificação de escoamentos laminares e turbulentos.



Fonte: Wikipedia

https://commons.wikimedia.org/wiki/File:Smooth_sphere_drag_coefficient.svg#filelinks

Exemplo: bomba centrífuga

The power input P to a centrifugal pump is a function of the volume flow Q , impeller diameter D , rotational rate Ω , and the density ρ and viscosity μ of the fluid:

$$P = f(Q, D, \Omega, \rho, \mu)$$

Rewrite this as a dimensionless relationship. *Hint:* Use Ω , ρ , and D as repeating variables.

$$P = f(Q, D, \Omega, \rho, \mu) \longrightarrow n = 6$$

P	Q	D	Ω	ρ	μ
$\{FLT^{-1}\}$	$\{L^3T^{-1}\}$	$\{L\}$	$\{T^{-1}\}$	$\{FT^2L^{-4}\}$	$\{FTL^{-2}\}$

$$J = 3 \Rightarrow k = n - j = 3$$

\Rightarrow 3 grupos Π

Exemplo: bomba centrífuga

$$\Pi_1 = \Omega^a \rho^b D^c P = (T^{-1})^a (FT^2L^{-4})^b (L)^c (FLT^{-1}) = F^0 L^0 T^0$$

$$b + 1 = 0$$

$$-4b + c + 1 = 0$$

$$-a + 2b - 1 = 0$$



$$a = -3$$

$$b = -1$$

$$c = -5$$

$$\Pi_1 = \Omega^{-3} \rho^{-1} D^{-5} P = \frac{P}{\rho \Omega^3 D^5} = C_P$$

Exemplo: bomba centrífuga

$$\Pi_2 = \Omega^a \rho^b D^c Q = (T^{-1})^a (FT^2L^{-4})^b (L)^c (L^3T^{-1}) = F^0L^0T^0$$

$$a = -1 \quad b = 0 \quad c = -3$$

$$\Pi_2 = \Omega^{-1} \rho^0 D^{-3} Q = \frac{Q}{\Omega D^3} = C_Q$$

$$\Pi_3 = \Omega^a \rho^b D^c \mu = (T^{-1})^a (FT^2L^{-4})^b (L)^c (FTL^{-2}) = F^0L^0T^0$$

$$a = -1 \quad b = -1 \quad c = -2$$

$$\Pi_3 = \mu / (\rho \Omega D^2)$$

$$\frac{P}{\rho \Omega^3 D^5} = f\left(\frac{Q}{\Omega D^3}, \frac{\mu}{\rho \Omega D^2}\right)$$

Exemplo: bomba centrífuga

- C_p = coeficiente de potência = potência sem dimensão
- C_Q = coeficiente de vazão = vazão sem dimensão
- $\Pi_3 = 1/Re$

- A potência adimensional é função da vazão adimensional e do número de Reynolds.

Adimensionalização de equações básicas

- Ex: Equação diferencial da quantidade de movimento

$$\rho \frac{d\mathbf{V}}{dt} = \rho \mathbf{g} - \nabla p + \mu \nabla^2 \mathbf{V}$$

$$\mathbf{V}^* = \frac{\mathbf{V}}{U} \quad \nabla^* = L \nabla \quad x^* = \frac{x}{L} \quad y^* = \frac{y}{L} \quad z^* = \frac{z}{L}$$

$$t^* = \frac{tU}{L} \quad p^* = \frac{p + \rho g z}{\rho U^2}$$

$$\frac{d\mathbf{V}^*}{dt^*} = - \nabla^* p^* + \frac{\mu}{\rho UL} \nabla^{*2}(\mathbf{V}^*)$$

1/Re

Números adimensionais comuns

- Da análise dimensional, aparecem diversos grupos adimensionais importantes em mecânica dos fluidos:

$$\text{Reynolds number } Re = \frac{\rho UL}{\mu}$$

- Efeitos inerciais/efeitos viscosos

$$\text{Euler number (pressure coefficient) } Eu = \frac{p_a}{\rho U^2}$$

- Pressão sem dimensão

$$\text{Froude number } Fr = \frac{U^2}{gL}$$

- Velocidade característica do fluido/velocidade de propagação de ondas de superfície

Números adimensionais comuns

$$\text{Weber number } We = \frac{\rho U^2 L}{\gamma}$$

- Forças inerciais / forças devidas à tensão superficial

$$\text{Mach number } Ma = \frac{U}{a}$$

- Velocidade do fluido / velocidade do som
- Etc. (ver tabela 5.2 do White)