7 – Equações de Transporte Simplificadas

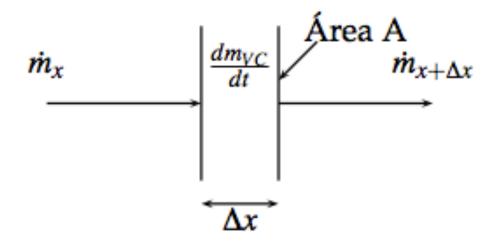
8a Aula

7.1 Introdução

- Modelagem físico-matématica de processos de combustão
- Discussão de simplificações

7.1 Conservação da massa

Volume de Controle 1D



7.1 Conservação da massa

Volume de Controle 1D

 \div *A*Δ*x* e lim_{Δ*x*→0}:

$$\frac{dm_{VC}}{dt} = \dot{m}_x - \dot{m}_{x+\Delta x}$$

$$\begin{cases} m_{VC} &= \rho V_{VC} \\ V_{VC} &= A\Delta x \\ \dot{m} &= \rho V_x A \end{cases}$$

$$\frac{d(\rho A \Delta_x)}{dt} = [\rho V_x A]_x - [\rho V_x A]_{x+\Delta x}$$

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} = -\frac{\partial (\rho V_x)}{\partial x}$$

7.1 Conservação da massa

Volume de Controle 1D

Regime permanente:

$$\frac{d(\rho V_x)}{dx} = 0$$

ou

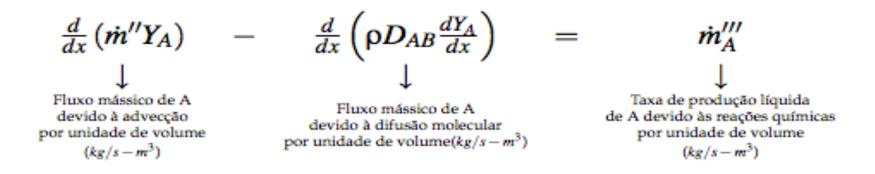
$$\rho V_x = cte$$

generalizando:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \vec{V}) = 0$$

Hipóteses:

- Só difusão ordinária
- Mistura binária
- Regime permanente



Ou na forma geral para a especie "i"

$$\frac{d\dot{m}_i''}{dx} = \dot{m}_i'''$$

Generalizando:

$$rac{\partial (
ho Y_i)}{\partial t}$$
 + $abla \cdot \dot{m}_i''$ = \dot{m}_i'''

Fluxo liquido de "i" por difusão e por convecção por unidade de volume

 \dot{m}_i'' = $abla P_i v_i$

velocidade da espécie: Difusão ordinária,

 $\dot{m}'' = \sum_i \dot{m}_i'' = \sum_i
ho Y_i v_i$

mas $\dot{m}'' \equiv \rho V$ onde $V \rightarrow \text{Velocidade da mistura}$ então:

$$V = \sum Y_i v_i$$

Velocidade de difusão:

$$v_{diff} = v_i - V$$
 $\downarrow \qquad \downarrow$
Espécie Misture

então:

$$\dot{m}_{i,diff}^{"} \equiv \rho Y_i(v_i - V)$$

e como

$$\dot{m}_i'' = \dot{m}''Y_i + \dot{m}_{i,diff}''$$
 \downarrow

Bulk Difusão

então:

$$\rho Y_i v_i = \rho V Y_i + \rho Y_i (v_i - V)$$

Para difusão ordinária com a Lei de Fick, o fluxo da espécie "A"é

$$\dot{m}_A^{\prime\prime} = \dot{m}^{\prime\prime} Y_A - \rho D_{AB} \nabla Y_A$$

- Expressar a conservação das espécies para:
 - sistema de coordenadas esférico;
 - sistema de coordenadas cilíndricas com simetria axial.

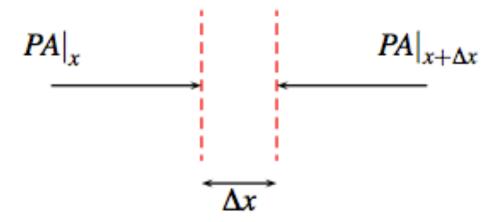
7.1 Difusão Multicomponente

- Misturas binárias podem não ser representativas em chamas laminares;
- Formulação mais completa envolve Soret,
 Duffort e Gradiente de Pressão

Regime permanente

$$\sum \vec{F} = \dot{m}\vec{V}_{out} - \dot{m}\vec{V}_{in}$$

sistema 1D, negligenciando forças viscosas e gravit.



$$PA|_{x} - PA|_{x+\Delta x} = \dot{m}v_{x+\Delta x} - \dot{m}v_{x}$$

 $\div A\Delta x \lim_{\Delta x \to 0}$:

$$-\frac{dP}{dx} = \dot{m}'' \frac{dv_x}{dx}$$

mas $\dot{m}'' = \rho v_x$ então:

$$-\frac{dP}{dx} = \rho v_x \frac{dv_x}{dx}$$

Eq. de Euler 1D

Para variação de energia cinética desprezível:

$$\frac{d(v_x^2/2)}{dx} \approx 0 \Longrightarrow v_x \frac{dv_x}{dx} \approx 0$$

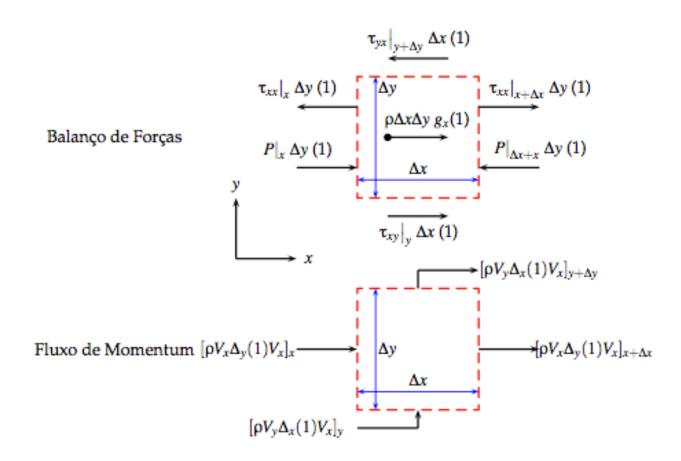
. .

 $\frac{dP}{dx} = cte$

ou

$$P = cte$$

2D, comprimento unitário em z, direção x:



Balanço de forças externas:

$$(\tau_{xx}|_{x+\Delta x} - \tau_{xx}|_{x}) \Delta y(1) + (\tau_{yx}|_{y+\Delta y} - \tau_{yx}|_{y}) \Delta x(1) + (P|_{x} - P|_{x+\Delta x}) \Delta y(1) + \rho g_{x} \Delta x \Delta y(1) = (\rho V_{x} V_{x}|_{x+\Delta x} - \rho V_{x} V_{x}|_{x}) \Delta y(1) + (\rho V_{y} V_{x}|_{y+\Delta y} - \rho V_{y} V_{x}|_{y}) \Delta x(1)$$

 \div Δ*x*Δ*y* e fazendo $\lim_{\Delta x \to 0}$, $\lim_{\Delta y \to 0}$:

$$\underbrace{\frac{\partial(\rho V_x V_x)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho V_y V_x)}{\partial y}}_{\text{Momentum}} = \underbrace{\frac{\partial \tau_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} - \frac{\partial P}{\partial x}}_{\text{Forças}} + \rho g_x$$

Para componente y (Análogo):

$$\frac{\partial(\rho V_x V_y)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho V_y V_y)}{\partial y} = \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yy}}{\partial y} - \frac{\partial P}{\partial y} + \rho g_y$$

Para geometria cilíndrica com simetria axial: componente axial (*x*)

$$\frac{\partial}{\partial x}(\rho r V_x V_x) + \frac{\partial}{\partial r}(\rho r V_x V_r) = \frac{\partial}{\partial r}(r \tau_{rx}) + r \frac{\partial \tau_{xx}}{\partial x} - r \frac{\partial P}{\partial x} + \rho r g_x$$

componente radial (r)

$$\frac{\partial}{\partial x}(\rho r V_r V_x) + \frac{\partial}{\partial r}(\rho r V_r V_r) = \frac{\partial}{\partial r}(r \tau_{rr}) + r \frac{\partial \tau_{rx}}{\partial x} - r \frac{\partial P}{\partial r}$$

Fluidos Newtonianos:
$$\begin{cases} \tau_{xx} = \mu \left[2 \frac{\partial V_x}{\partial x} - \frac{2}{3} (\nabla \cdot \vec{V}) \right] \\ \tau_{rr} = \mu \left[2 \frac{\partial V_r}{\partial r} - \frac{2}{3} (\nabla \cdot \vec{V}) \right] \\ \tau_{rx} = \mu \left[2 \frac{\partial V_x}{\partial r} + \frac{\partial V_r}{\partial x} \right] \end{cases}$$

onde:

$$(\nabla \cdot \vec{V}) = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (rV_r) + \frac{\partial V_x}{\partial x}$$

- → Similaridade com C.L. fluido/sólido
 - Largura << Comprimento
 - $\frac{\partial()}{\partial r} \gg \frac{\partial()}{\partial x}$
 - $V_r \gg V_r$

Aplicando nos termos das Eq's de momentum:

$$\frac{\partial}{\partial r}(r\tau_{rx})\gg r\frac{\partial \tau_{xx}}{\partial x}$$

e

$$\tau_{rx} = \mu \frac{\partial V_x}{\partial r}$$
 pois $\frac{\partial V_x}{\partial r} \gg \frac{\partial V_r}{\partial x}$

então, componente axial:

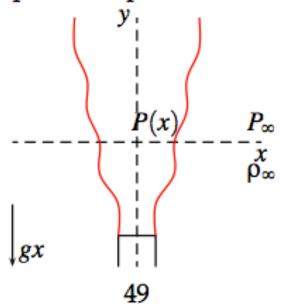
$$\frac{\partial}{\partial x}(\rho r V_x V_x) + \frac{\partial}{\partial r}(\rho r V_x V_r) = \frac{\partial}{\partial r}\left(r\mu \frac{\partial V_x}{\partial r}\right) - r\frac{\partial P}{\partial x} + \rho r g_x$$

Por análise de ordem de grandeza para direção radial conclui-se:

$$\frac{\partial P}{\partial r} \approx 0$$

Para um plano em x, a pressão é praticamente constante.

então:



$$\frac{\partial P}{\partial x} \approx \frac{\partial P_{\infty}}{\partial x} = -\rho_{\infty} g_{x}$$
Fluido em reposo

Então a equação de momento linear na direção axial torna-se:

 $V_x \rightarrow$ (228) $V_r \rightarrow$ Continuidade (202) $\rho \rightarrow$ Gás ideal 3 incógnitas, 3 eq's