

Leis de conservação em forma integral

J. L. Baliño

Departamento de Engenharia Mecânica
Escola Politécnica - Universidade de São Paulo

Apostila de aula
Rev. 10/08/2017



Sumário

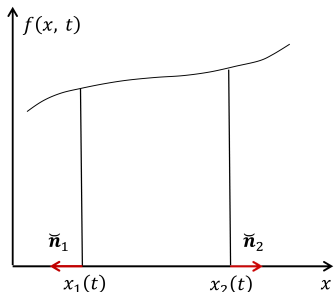
- 1 Regra de Leibniz
- 2 Conservação da massa
- 3 Conservação do momento linear
- 4 Conservação do momento angular



Regra de Leibniz 1-D

Cálculo da derivada de uma integral que é função do parâmetro t , quando os limites de integração são funções arbitrárias do parâmetro.

Para 1-D, se $F = \int_{x_1(t)}^{x_2(t)} f(x, t) dx$, como calcular $\frac{dF}{dt}$?



$$\frac{dF}{dt} = \int_{x_1(t)}^{x_2(t)} \frac{\partial}{\partial t} [f(x, t)] dx + f(x_2, t) \frac{dx_2}{dt} - f(x_1, t) \frac{dx_1}{dt}$$

$$\mathbf{V}_{c1} = \frac{dx_1}{dt} \mathbf{i} \quad , \quad \mathbf{V}_{c2} = \frac{dx_2}{dt} \mathbf{i}$$

$$\mathbf{n}_1 = -\mathbf{i} \quad , \quad \mathbf{n}_2 = \mathbf{i}$$

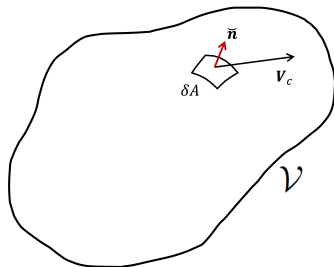
$$\frac{dF}{dt} = \int_{x_1(t)}^{x_2(t)} \frac{\partial}{\partial t} [f(x, t)] dx + f_2 \mathbf{V}_{c2} \cdot \mathbf{n}_2 + f_1 \mathbf{V}_{c1} \cdot \mathbf{n}_1$$



Regra de Leibniz 3-D

Podemos introduzir a derivação dentro da integral, mas devemos acrescentar o fluxo de $f(\mathbf{x}, t)$ \mathbf{V}_c na fronteira do recinto.

Generalizando a 3-D:



$$F(t) = \int_{\mathcal{V}(t)} f(\mathbf{r}, t) d\mathcal{V}$$

$$\frac{dF}{dt} = \int_{\mathcal{V}(t)} \frac{\partial}{\partial t} [f(\mathbf{r}, t)] d\mathcal{V} + \int_{A(t)} f(\mathbf{r}_c, t) (\mathbf{V}_c \cdot \hat{\mathbf{n}}) dA$$

Notar que F é uma quantidade *extensiva*, enquanto $f(\mathbf{r}, t)$ é uma quantidade *intensiva* (por unidade de volume) expressa em forma de *campo*. A variação do volume, caracterizada por \mathbf{V}_c , é *arbitrária*.



Teorema de transporte de Reynolds (TTR)

O volume \mathcal{V} e a forma em que varia no tempo definem o *volume de controle* (CV) e a superfície de controle (CS). Consideremos um sistema de partículas, que chamaremos *sistema*. Vamos fazer as seguintes suposições adicionais:

- O sistema coincide com o volume de controle no tempo t .
- A velocidade na fronteira é igual à velocidade das partículas na fronteira, isto é $\mathbf{V}_c \equiv \mathbf{V}(\mathbf{r}_c, t)$.

Nestas condições particulares, a expressão anterior representa a variação no tempo da magnitude extensiva F acompanhando o *sistema de partículas*, ou *derivada material* (ou substancial) $\frac{DF}{Dt}$, e é conhecida como *teorema de transporte de Reynolds* (TTR):

$$\frac{DF}{Dt} = \int_{CV} \frac{\partial}{\partial t} [f(\mathbf{r}, t)] d\mathcal{V} + \int_{CS} f(\mathbf{r}_c, t) (\mathbf{V} \cdot \mathbf{\check{n}}) dA$$



TTR, volume de controle deformável

O TTR permite calcular a derivada temporal lagrangeana de uma quantidade extensiva F (acompanhando as partículas) por meio de operações realizadas no campos f e V . Eliminando a integral de volume, podemos chegar a uma expressão equivalente para um volume de controle deformável com velocidade V_c :

$$\frac{DF}{Dt} = \frac{d}{dt} \int_{CV} f(\mathbf{r}, t) d\mathcal{V} + \int_{CS} f(\mathbf{r}_c, t) (\mathbf{V}_r \cdot \tilde{\mathbf{n}}) dA$$

onde $\mathbf{V}_r = \mathbf{V} - \mathbf{V}_c$ é a velocidade das partículas na fronteira relativa à velocidade de variação da fronteira. Notar que, embora o resultado é o mesmo, as instruções para as operações em cada um dos termos é diferente.



Conservação da massa

Massa de uma partícula: $\delta M = \rho d\mathcal{V}$.

Massa M de um sistema de partículas:

$$M(t) = \int_{\mathcal{V}} \rho d\mathcal{V}$$

Lei de conservação da massa: a derivada material da massa de um sistema de partículas é zero.

$$\frac{DM}{Dt} = 0$$

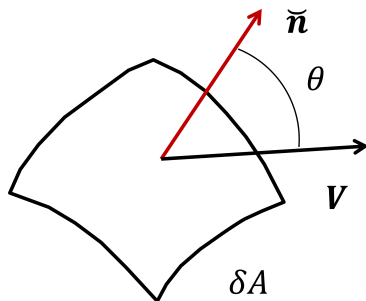
Por inspeção, resulta $F \equiv M$ e $f \equiv \rho$. Assim, resultam:

$$\int_{CV} \frac{\partial \rho}{\partial t} d\mathcal{V} + \int_{CS} \rho (\mathbf{V} \cdot \check{\mathbf{n}}) dA = 0$$

$$\frac{d}{dt} \int_{CV} \rho d\mathcal{V} + \int_{CS} \rho (\mathbf{V}_r \cdot \check{\mathbf{n}}) dA = 0 \quad (CV \text{ deformável})$$

Vazões mássica e volumétrica

Vazão mássica \dot{m} (volumétrica Q): quantidade de massa (volume) que atravessa a superfície A por unidade de tempo.



$$\begin{aligned}\delta\mathcal{V} &= V \cos \theta dA dt = V_n dA dt \\ &= \mathbf{V} \cdot \hat{\mathbf{n}} dA dt\end{aligned}$$

$$Q = \int_A (\mathbf{V} \cdot \hat{\mathbf{n}}) dA$$

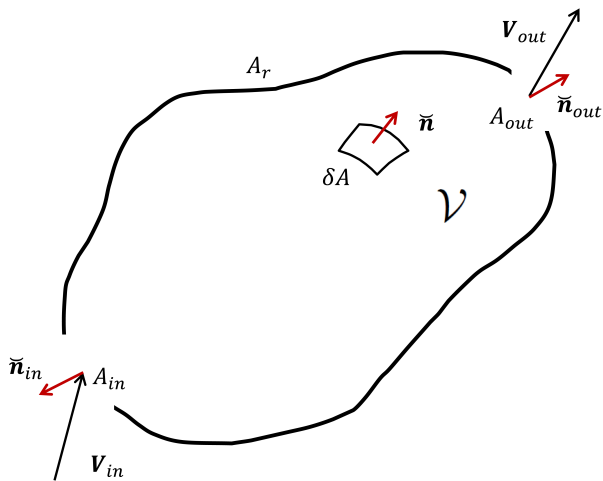
$$\dot{m} = \int_A \rho (\mathbf{V} \cdot \hat{\mathbf{n}}) dA$$

Para escoamento incompressível:

$$\dot{m} = \rho Q$$



CV com entradas e saídas



CV com entradas e saídas uniformes

Se consideramos um volume de controle com paredes rígidas e um número finito de entradas e saídas com propriedades uniformes, resulta $\mathbf{V} \cdot \mathbf{\check{n}} = 0$ nas paredes (impermeáveis), $\mathbf{V} \cdot \mathbf{\check{n}} = V_{n\ out} > 0$ nas saídas e $\mathbf{V} \cdot \mathbf{\check{n}} = -V_{n\ in} < 0$ nas entradas. Supondo propriedades uniformes nas entradas e saídas, resulta:

$$\int_{CV} \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \sum_i (\rho_i V_{ni} A_i)_{out} - \sum_i (\rho_i V_{ni} A_i)_{in} = 0$$

$$\int_{CV} \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \sum_i (\dot{m}_i)_{out} - \sum_i (\dot{m}_i)_{in} = 0$$

Para escoamento permanente ($\frac{\partial}{\partial t} = 0$) resulta:

$$\sum_i (\dot{m}_i)_{out} = \sum_i (\dot{m}_i)_{in}$$



CV com entradas e saídas uniformes

Para escoamento incompressível ($\rho = cte$):

$$\sum_i (V_{ni} A_i)_{out} = \sum_i (V_{ni} A_i)_{in}$$

$$\sum_i (Q_i)_{out} = \sum_i (Q_i)_{in}$$

Para uma entrada e uma saída, temos que:

$$Q_{out} = Q_{in} = Q(t)$$

constante na posição. Esta relação é conhecida como *equação de continuidade*.



CV deformável com entradas e saídas uniformes

Considerando um *CV deformável*:

$$\frac{d}{dt} \int_{CV} \rho d\mathcal{V} + \sum_i (\rho_i V_{rmi} A_i)_{out} - \sum_i (\rho_i V_{rmi} A_i)_{in} = 0$$

$$\frac{d}{dt} \int_{CV} \rho d\mathcal{V} + \sum_i (\dot{m}_{ri})_{out} - \sum_i (\dot{m}_{ri})_{in} = 0$$

Notar que as vazões mássicas são calculadas com a *velocidade relativa* na fronteira.

Para escoamento incompressível ($\rho = cte$):

$$\frac{d\mathcal{V}}{dt} + \sum_i (V_{rmi} A_i)_{out} - \sum_i (V_{rmi} A_i)_{in} = 0$$

$$\frac{d\mathcal{V}}{dt} + \sum_i (Q_{ri})_{out} - \sum_i (Q_{ri})_{in} = 0$$



Conservação do momento linear

Momento linear de uma partícula: $\delta \mathbf{P} = \delta M \mathbf{V} = \rho \mathbf{V} \delta \mathcal{V}$.

Momento linear \mathbf{P} de um sistema de partículas:

$$\mathbf{P}(t) = \int_{\mathcal{V}} \rho \mathbf{V} d\mathcal{V}$$

Lei de conservação do momento linear: a derivada material do momento linear de um sistema de partículas é igual à soma das forças exteriores.

$$\frac{D\mathbf{P}}{Dt} = \sum \mathbf{F}_{ext}$$

Por inspeção, resulta $\mathbf{F} \equiv \mathbf{P}$ e $f \equiv \rho \mathbf{V}$. Assim, resultam:

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \int_{CV} \frac{\partial}{\partial t} (\rho \mathbf{V}) d\mathcal{V} + \int_{CS} \rho \mathbf{V} (\mathbf{V} \cdot \mathbf{\check{n}}) dA$$

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \frac{d}{dt} \int_{CV} \rho \mathbf{V} d\mathcal{V} + \int_{CS} \rho \mathbf{V} (\mathbf{V}_r \cdot \mathbf{\check{n}}) dA \quad (CV \text{ deformável})$$



CV com entradas e saídas uniformes

Para um CV com um número finito de entradas e saídas uniformes:

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \int_{CV} \frac{\partial}{\partial t} (\rho \mathbf{V}) dV + \sum_i (\dot{m}_i \mathbf{V}_i)_{out} - \sum_i (\dot{m}_i \mathbf{V}_i)_{in}$$

Para escoamento permanente ($\frac{\partial}{\partial t} = 0$) resulta:

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \sum_i (\dot{m}_i \mathbf{V}_i)_{out} - \sum_i (\dot{m}_i \mathbf{V}_i)_{in}$$

Para escoamento permanente com uma entrada e uma saída,

$$\dot{m}_{in} = \dot{m}_{out} = \dot{m}$$

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \dot{m} (\mathbf{V}_{out} - \mathbf{V}_{in})$$

Para escoamento incompressível ($\rho = cte$) resulta:

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \rho \left[\int_{CV} \frac{\partial \mathbf{V}}{\partial t} dV + \sum_i (Q_i \mathbf{V}_i)_{out} - \sum_i (Q_i \mathbf{V}_i)_{in} \right]$$

CV deformável com entradas e saídas uniformes

Para um CV deformável com um número finito de entradas e saídas uniformes:

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \frac{d}{dt} \int_{CV} \rho \mathbf{V} d\mathcal{V} + \sum_i (\dot{m}_{ri} \mathbf{V}_i)_{out} - \sum_i (\dot{m}_{ri} \mathbf{V}_i)_{in}$$

Para uma entrada e uma saída, resulta:

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \frac{d}{dt} \int_{CV} \rho \mathbf{V} d\mathcal{V} + \dot{m}_{rout} \mathbf{V}_{out} - \dot{m}_{rin} \mathbf{V}_{in}$$

Para escoamento incompressível ($\rho = cte$):

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \rho \left[\frac{d}{dt} \int_{CV} \mathbf{V} d\mathcal{V} + \sum_i (Q_{rout} \mathbf{V}_{out}) - \sum_i (Q_{rin} \mathbf{V}_{in}) \right]$$



Considerações particulares

- Equação de conservação *vectorial* (três equações escalares):

$$\sum (\mathbf{F}_{ext})_x = \int_{CV} \frac{\partial}{\partial t} (\rho u) dV + \int_{CS} \rho u (\mathbf{V} \cdot \mathbf{\check{n}}) dA$$

$$\sum (\mathbf{F}_{ext})_x = \frac{d}{dt} \int_{CV} \rho u dV + \int_{CS} \rho u (\mathbf{V}_r \cdot \mathbf{\check{n}}) dA \quad (CV \text{ deformável})$$

- É necessário calcular \mathbf{F}_{ext} . Para isto, existem diferentes tipos de forças: volumétricas, superficiais e de interfase (não consideradas, por enquanto):

$$\sum \mathbf{F}_{ext} = \mathbf{F}_G + \mathbf{F}_T$$

- No caso em que a posição \mathbf{r} e a velocidade \mathbf{V} sejam medido em um sistema de referência *não inercial*, é necessário acrescentar as *forças não inerciais*.



Forças volumétricas

Proporcionais ao volume ($\sim L^3$). Se \mathbf{G} é o campo de força por unidade de massa, a força volumétrica \mathbf{F}_G resulta:

$$\mathbf{F}_G = \int_{CV} \rho \mathbf{G} d\mathcal{V}$$

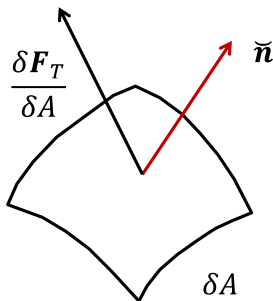
O exemplo típico de força volumétrica é o campo gravitacional; neste caso $\mathbf{G} = \mathbf{g}$ constante e \mathbf{F}_G é o *peso* do sistema de partículas:

$$\mathbf{F}_g = \mathbf{g} \int_{CV} \rho d\mathcal{V} = M \mathbf{g}$$

O campo gravitacional é *conservativo*, pois $\mathbf{g} = -\nabla\mathcal{U}$, onde \mathcal{U} é a energia potencial gravitacional. Se $\mathbf{g} = -g\mathbf{k}$, $\mathcal{U} = gz + cte$.

Forças superficiais

Proporcionais à superfície ($\sim L^2$). Seja $\mathbf{f}_T = \frac{\delta \mathbf{F}_T}{\delta A}$ a força por unidade de área (tensão) resultante de retirar o meio externo ao elemento de área δA com normal $\hat{\mathbf{n}}$. A relação funcional (transformação linear) entre tensão e versor normal define o *tensor de tensões* $\underline{\mathbf{T}}$.



$$\mathbf{f}_T = \frac{\delta \mathbf{F}_T}{\delta A} = \underline{\mathbf{T}} \cdot \hat{\mathbf{n}}$$

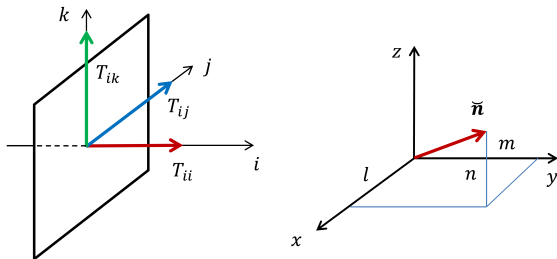
$$\mathbf{F}_T = \int_{SC} \underline{\mathbf{T}} \cdot \hat{\mathbf{n}} dA$$

Matriz associada (simétrica):

$$\{T_{ij}\} = \begin{pmatrix} T_{xx} & T_{xy} & T_{zx} \\ T_{xy} & T_{yy} & T_{yz} \\ T_{zx} & T_{yz} & T_{zz} \end{pmatrix}$$

Matriz associada $\{T_{ij}\}$

No elemento T_{ij} , o subscrito i indica a direção normal ao elemento de área considerado, enquanto j indica a direção da tensão; assim, se $i = j$ a tensão é *normal*, enquanto se $i \neq j$ a tensão é de *cisalhamento*. Para um versor normal de cosenos diretores l , m e n (cosenos dos ângulos formados respectivamente com os eixos x , y e z) resulta:



$$\begin{pmatrix} f_{T_x} \\ f_{T_y} \\ f_{T_z} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} T_{xx} & T_{xy} & T_{zx} \\ T_{xy} & T_{yy} & T_{yz} \\ T_{zx} & T_{yz} & T_{zz} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} l \\ m \\ n \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} lT_{xx} + mT_{xy} + nT_{zx} \\ lT_{xy} + mT_{yy} + nT_{yz} \\ lT_{zx} + mT_{yz} + nT_{zz} \end{pmatrix}$$

Pressão e tensão viscosa

$$\underline{\mathbf{T}} = -p\underline{\mathbf{I}} + \underline{\boldsymbol{\tau}}$$

onde p é a *pressão*, $\underline{\mathbf{I}}$ é o *tensor identidade* e $\underline{\boldsymbol{\tau}}$ é o *tensor de tensões viscosas*. A pressão depende do *estado termodinâmico* do fluido, enquanto o tensor viscoso depende da *viscosidade* e da existência de *taxa de deformação* do fluido.

Como $\{I_{ij}\} = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$, resulta $-p\underline{\mathbf{I}} \cdot \underline{\mathbf{n}} = -p\underline{\mathbf{n}}$, isto é, a pressão age sempre na direção contrária ao vetor normal, com um módulo independente da direção (princípio de Pascal).

$$\mathbf{F}_T = \mathbf{F}_p + \mathbf{F}_v$$

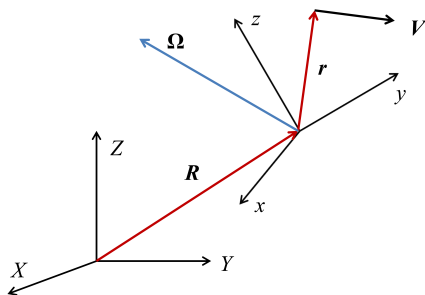
$$\mathbf{F}_p = \int_{CS} (-p) \underline{\mathbf{n}} dA \quad (\text{força de pressão})$$

$$\mathbf{F}_v = \int_{CS} \underline{\boldsymbol{\tau}} \cdot \underline{\mathbf{n}} dA \quad (\text{força viscosa})$$



Forças não inerciais

Aparecem quando a posição \mathbf{r} e a velocidade \mathbf{V} são medidas em um sistema de referência não inercial, para satisfazer a equação de conservação do momento linear; elas não satisfazem o princípio de ação e reação. O sistema não inercial xyz rota com velocidade angular $\boldsymbol{\Omega}$ e se desloca com posição \mathbf{R} em relação ao sistema absoluto XYZ .



Forças não inerciais

É necessário acrescentar a força não inercial \mathbf{F}_{NI} :

$$\mathbf{F}_{NI} = \int_{CV} \rho \mathbf{a}_{NI} dV$$

$$\mathbf{a}_{NI} = - \left[\frac{d^2 \mathbf{R}}{dt^2} + \frac{d\boldsymbol{\Omega}}{dt} \times \mathbf{r} + 2 \boldsymbol{\Omega} \times \mathbf{V} + \boldsymbol{\Omega} \times (\boldsymbol{\Omega} \times \mathbf{r}) \right]$$

onde identificamos respectivamente as acelerações da origem do sistema não inercial, angular, de Coriolis e centrífuga.



Conservação do momento angular

Momento angular de uma partícula ao redor da origem de coordenadas 0: $\delta \mathbf{H}_0 = \mathbf{r} \times (\delta M \mathbf{V}) = \rho (\mathbf{r} \times \mathbf{V}) \delta \mathcal{V}$.

Momento angular \mathbf{P} de um sistema de partículas:

$$\mathbf{H}_0(t) = \int_{\mathcal{V}} \rho (\mathbf{r} \times \mathbf{V}) d\mathcal{V}$$

Lei de conservação do momento angular: a derivada material do momento angular de um sistema de partículas é igual à soma dos momentos das forças exteriores.

$$\frac{D\mathbf{H}_0}{Dt} = \sum \mathbf{M}_{ext0}$$

Por inspeção, resulta $\mathbf{F} \equiv \mathbf{H}_0$ e $\mathbf{f} \equiv \rho \mathbf{r} \times \mathbf{V}$. Assim, resultam:

$$\sum \mathbf{M}_{ext0} = \int_{CV} \mathbf{r} \times \frac{\partial}{\partial t} (\rho \mathbf{V}) d\mathcal{V} + \int_{CS} \rho (\mathbf{r} \times \mathbf{V}) (\mathbf{V} \cdot \mathbf{\check{n}}) dA$$

$$\sum \mathbf{M}_{ext0} = \frac{d}{dt} \int_{CV} \rho (\mathbf{r} \times \mathbf{V}) d\mathcal{V} + \int_{CS} \rho (\mathbf{r} \times \mathbf{V}) (\mathbf{V}_r \cdot \mathbf{\check{n}}) dA \quad (CV \text{ deformável})$$

CV com entradas e saídas uniformes

Para um CV com um número finito de entradas e saídas uniformes:

$$\begin{aligned} \sum \mathbf{M}_{ext0} &= \int_{CV} \mathbf{r} \times \frac{\partial}{\partial t} (\rho \mathbf{V}) dV \\ &+ \sum_i (\dot{m}_i \mathbf{r}_i \times \mathbf{V}_i)_{out} - \sum_i (\dot{m}_i \mathbf{r}_i \times \mathbf{V}_i)_{in} \end{aligned}$$

Para escoamento permanente ($\frac{\partial}{\partial t} = 0$) resulta:

$$\sum \mathbf{M}_{ext0} = \sum_i (\dot{m}_i \mathbf{r}_i \times \mathbf{V}_i)_{out} - \sum_i (\dot{m}_i \mathbf{r}_i \times \mathbf{V}_i)_{in}$$

Para escoamento permanente com uma entrada e uma saída,
 $\dot{m}_{in} = \dot{m}_{out} = \dot{m}$:

$$\sum \mathbf{M}_{ext0} = \dot{m} (\mathbf{r}_{out} \times \mathbf{V}_{out} - \mathbf{r}_{in} \times \mathbf{V}_i)$$



CV deformável com entradas e saídas uniformes

Para um CV deformável com um número finito de entradas e saídas uniformes:

$$\sum \mathbf{M}_{ext0} = \frac{d}{dt} \int_{CV} \rho (\mathbf{r} \times \mathbf{V}) d\mathcal{V} + \sum_i (\dot{m}_{ri} \mathbf{r}_i \times \mathbf{V}_i)_{out} - \sum_i (\dot{m}_{ri} \mathbf{r}_i \times \mathbf{V}_i)_{in}$$

Para uma entrada e uma saída:

$$\sum \mathbf{M}_{ext0} = \frac{d}{dt} \int_{CV} \rho (\mathbf{r} \times \mathbf{V}) d\mathcal{V} + \dot{m}_{rout} \mathbf{r}_{out} \times \mathbf{V}_{out} - \dot{m}_{rin} \mathbf{r}_{in} \times \mathbf{V}_{in}$$



Momento das forças exteriores

Consideramos o momento das forças volumétricas, de pressão, viscosas e não inerciais:

$$\sum \mathbf{M}_{ext0} = \mathbf{M}_{G0} + \mathbf{M}_{p0} + \mathbf{M}_{v0} + \mathbf{M}_{NI0}$$

$$\mathbf{M}_{G0} = \int_{CV} \rho \mathbf{r} \times \mathbf{G} dV$$

$$\mathbf{M}_{p0} = \int_{CS} (-p) \mathbf{r} \times \check{\mathbf{n}} dA$$

$$\mathbf{M}_{v0} = \int_{CS} \mathbf{r} \times (\underline{\boldsymbol{\tau}} \cdot \check{\mathbf{n}}) dA$$

$$\mathbf{M}_{NI0} = \int_{CV} \rho \mathbf{r} \times \mathbf{a}_{NI} dV$$

