

# 6 Динамика вискозног флуида

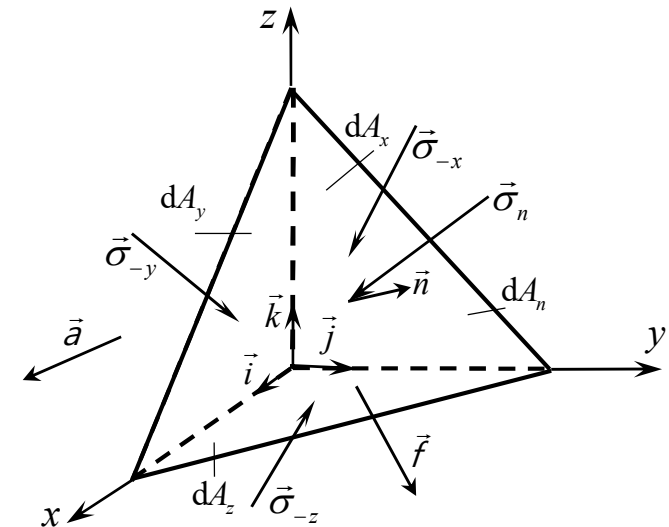
## 6.1 Стање напона

- У флуиду при **вискозном струјању** постоје **тангенцијални и нормални напони**.
- Тензор напона може се приказати као **збир тензора напона при мировању или невискозном струјању флуида и тензора напона који су последица вискозности**.

$$\tilde{\sigma} = \begin{bmatrix} \sigma_{xx} & \sigma_{xy} & \sigma_{xz} \\ \sigma_{yx} & \sigma_{yy} & \sigma_{yz} \\ \sigma_{zx} & \sigma_{zy} & \sigma_{zz} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -p & 0 & 0 \\ 0 & -p & 0 \\ 0 & 0 & -p \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \tau_{xx} & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{yx} & \tau_{yy} & \tau_{yz} \\ \tau_{zx} & \tau_{zy} & \tau_{zz} \end{bmatrix}$$

напони при мировању или невискозном струјању
напони услед вискозности

$$\vec{\sigma}_n = \tilde{\sigma} \cdot \vec{n}$$



- **Нормални напони  $\sigma_{xx}$ ,  $\sigma_{yy}$  и  $\sigma_{zz}$ , осим притиска, садрже и нормалне напоне који су последица вискозности  $\tau_{xx}$ ,  $\tau_{yy}$  и  $\tau_{zz}$ :**

$$\sigma_{xx} = -p + \tau_{xx}, \quad \sigma_{yy} = -p + \tau_{yy}, \quad \sigma_{zz} = -p + \tau_{zz}$$

## 6.2 Закон одржања импулса вискозног флуида Навије-Стоксова једначина количине кретања

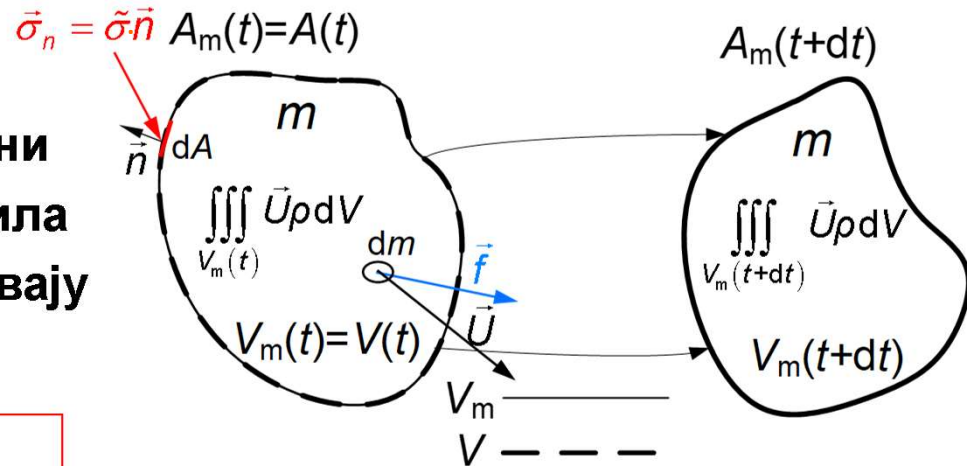
- Применом *другог Њутновог закона механике* на вискозно струјање флуида добија се **Навије-Стоксова једначина количине кретања флуида**.

- **Лагранж:**

Промена количине кретања флуида у материјалној запремини  $V_m$ , у времену, једнака је суми сила које делују на тај флуид и изазивају ту промену.

$$\frac{D\vec{K}}{Dt} = \vec{F}_m + \vec{F}_n$$

$$\frac{D}{Dt} \iiint_{V_m} \vec{U} \rho dV = \iiint_{V_m} \vec{f} \rho dV + \iint_{A_m} \overbrace{\vec{\sigma} \cdot \vec{n}}^{\vec{\sigma}_n} dA$$



- Промена количине кретања флуида, који се налази у материјалној запремини  $V_m$ , у времену је:

$$\frac{D}{Dt} \iiint_{V_m} \vec{U} \rho dV = \frac{D}{Dt} \int_{m \text{ y } V_m} \vec{U} dm \stackrel{\text{Лајбниц}}{=} \int_{m \text{ y } V_m} \frac{D\vec{U}}{Dt} dm = \iiint_{V_m} \rho \frac{D\vec{U}}{Dt} dV$$

- Применом **теореме Гаус-Остроградски** за претварање површинског у запремински интеграл следи:

$$\oiint_{A_m} \vec{\sigma}_n dA = \oiint_{A_m} (\vec{\sigma}_x n_x + \vec{\sigma}_y n_y + \vec{\sigma}_z n_z) dA = \iiint_{V_m} \left( \frac{\partial \vec{\sigma}_x}{\partial x} + \frac{\partial \vec{\sigma}_y}{\partial y} + \frac{\partial \vec{\sigma}_z}{\partial z} \right) dV$$

- Применом ових трансформација на почетни облик једначине, следи **интегрални облик опште једначине количине кретања**:

$$\iiint_{V_m} \left( \rho \frac{D\vec{U}}{Dt} - \rho \vec{f} - \frac{\partial \vec{\sigma}_x}{\partial x} - \frac{\partial \vec{\sigma}_y}{\partial y} - \frac{\partial \vec{\sigma}_z}{\partial z} \right) dV = 0$$

- Да би неодређени интеграл увек био једнак нули, подинтегрална функција мора да буде једнака нули. Следи **диференцијални облик опште једначине количине кретања** или **општа једначина динамике флуида**:

$$\rho \frac{D\vec{U}}{Dt} = \rho \vec{f} + \frac{\partial \vec{\sigma}_x}{\partial x} + \frac{\partial \vec{\sigma}_y}{\partial y} + \frac{\partial \vec{\sigma}_z}{\partial z}$$

- Пројекције опште једначине количине кретања на правце  $x$ ,  $y$  и  $z$  Декартовог координатног система су:

$$\begin{aligned}
 x: \quad \rho \left( \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} \right) &= \rho f_x + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zx}}{\partial z} \\
 y: \quad \rho \left( \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} \right) &= \rho f_y + \frac{\partial \sigma_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zy}}{\partial z} \\
 z: \quad \rho \left( \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \right) &= \rho f_z + \frac{\partial \sigma_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z}
 \end{aligned}$$

или

$$\begin{aligned}
 x: \quad \rho \left( \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} \right) &= \rho f_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} \\
 y: \quad \rho \left( \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} \right) &= \rho f_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z} \\
 z: \quad \rho \left( \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \right) &= \rho f_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zz}}{\partial z}
 \end{aligned}$$

- Сада су осим величина  $\vec{U}$ ,  $p$ ,  $T$  и  $\rho$ , непознате и компоненте тензора напона  $\tau_{xx}$ ,  $\tau_{yy}$ ,  $\tau_{zz}$ ,  $\tau_{xy} = \tau_{yx}$ ,  $\tau_{xz} = \tau_{zx}$  и  $\tau_{yz} = \tau_{zy}$ , па систем од 6 једначина не може да обезбеди решење за 12 непознатих величина.

- Применом Стоксове хипотезе, тј. уопштене **Њутнове хипотезе о напонима**, која претпоставља **линеарну везу између напона у флуиду и брзине деформисања**  $\tilde{\tau} \sim \tilde{S}$  (**њутновски флуиди**), компоненте тензора напона се изражавају у **функцији од поља брзине**. На тај начин се нове непознате величине (напони услед вискозности) изражавају у функцији од поља брзине и број непознатих је опет 6.

- Њутнова хипотеза о напонима је 
$$\tau_{ik} = \underbrace{2\eta S_{ik}}_{\rho=const.} + \underbrace{\eta' \delta_{ik} \operatorname{div} \vec{U}}_{\rho \neq const.}$$

где су  $S_{ik}$  компоненте тензора брзине деформисања у индексној нотацији

$$S_{ik} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_k} + \frac{\partial u_k}{\partial x_i} \right)$$

и  $\delta_{ik}$  Кронекеров оператор  $\delta_{ik} = \begin{cases} 1 & i = k \\ 0 & i \neq k \end{cases}$

- Коефицијент  $\eta'$  се одређује из услова да се притисак у општем случају дефинише као  $p = -(\sigma_{xx} + \sigma_{yy} + \sigma_{zz})/3$ . Да би то било задовољено у случају струјања вискозног флуида, збир нормалних напона који су последица вискозности мора да буде једнак нули:

$$\tau_{xx} + \tau_{yy} + \tau_{zz} = 0$$

- Нормални напони који су последица вискозности према Њутновој хипотези су:

$$\tau_{xx} = 2\eta \frac{\partial u}{\partial x} + \eta' \operatorname{div} \vec{U}, \quad \tau_{yy} = 2\eta \frac{\partial v}{\partial y} + \eta' \operatorname{div} \vec{U}, \quad \tau_{zz} = 2\eta \frac{\partial w}{\partial z} + \eta' \operatorname{div} \vec{U}$$

- У случају струјања нестишљивог флуида ( $\rho = \text{const.} \Rightarrow \operatorname{div} \vec{U} = 0$ ), услов  $\tau_{xx} + \tau_{yy} + \tau_{zz} = 0$  је задовољено и без члана  $\eta' \operatorname{div} \vec{U}$ , јер је у том случају

$$\tau_{xx} + \tau_{yy} + \tau_{zz} = 2\eta \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right) = 2\eta \operatorname{div} \vec{U} = 0$$

- Да би тај услов био задовољен и у случају струјања стишљивог флуида ( $\rho \neq \text{const.} \Rightarrow \operatorname{div} \vec{U} \neq 0$ ), хипотеза о напонима допуњена је чланом  $\eta' \operatorname{div} \vec{U}$ . Тада је:

$$\tau_{xx} + \tau_{yy} + \tau_{zz} = 2\eta \operatorname{div} \vec{U} + 3\eta' \operatorname{div} \vec{U} = 0 \quad \Rightarrow \quad \eta' = -\frac{2}{3}\eta$$

- Компоненте тензора напона услед вискозности у Декартовим координатама су:

$$\tau_{xx} = 2\eta \frac{\partial u}{\partial x} - \frac{2}{3}\eta \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right) \quad \tau_{xy} = \tau_{yx} = \eta \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right)$$

$$\tau_{yy} = 2\eta \frac{\partial v}{\partial y} - \frac{2}{3}\eta \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right) \quad \tau_{yz} = \tau_{zy} = \eta \left( \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} \right)$$

$$\tau_{zz} = 2\eta \frac{\partial w}{\partial z} - \frac{2}{3}\eta \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right) \quad \tau_{xz} = \tau_{zx} = \eta \left( \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right)$$

- Заменом израза којима се **компоненте тензора напона услед вискозности дефинишу преко поља брзине у опште једначине количине кретања, под претпоставком да је динамичка вискозност флуида константна  $\eta = \text{const.}$ , следе пројекције једначине количине кретања за њутновски флуид на осе  $x$ ,  $y$  и  $z$ :**

$$\begin{aligned}
 x: \quad \rho \frac{Du}{Dt} &= \rho f_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \eta \Delta u + \frac{1}{3} \eta \frac{\partial}{\partial x} \text{div} \vec{U}^* \\
 y: \quad \rho \frac{Dv}{Dt} &= \rho f_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \eta \Delta v + \frac{1}{3} \eta \frac{\partial}{\partial y} \text{div} \vec{U} \\
 z: \quad \rho \frac{Dw}{Dt} &= \rho f_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \eta \Delta w + \frac{1}{3} \eta \frac{\partial}{\partial z} \text{div} \vec{U}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 * x: \quad \rho \left( \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} \right) &= \rho f_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial x} \left[ \underbrace{2\eta \frac{\partial u}{\partial x} - \frac{2}{3} \eta \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right)}_{\tau_{xx}} \right] + \frac{\partial}{\partial y} \left[ \underbrace{\eta \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right)}_{\tau_{yx}} \right] + \frac{\partial}{\partial z} \left[ \underbrace{\eta \left( \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right)}_{\tau_{zx}} \right] = \\
 &= \rho f_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \eta \left\{ \frac{\partial}{\partial x} \left[ \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial x} - \frac{2}{3} \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial y} \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left( \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right) \right\} = \\
 &= \rho f_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \eta \left\{ \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} - \frac{2}{3} \left( \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial y} + \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial z} \right) + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial y} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial z} \right\} = \\
 &= \rho f_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \eta \left\{ \underbrace{\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2}}_{\Delta u} + \frac{1}{3} \left( \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial y} + \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial z} \right) \right\} = \rho f_x + \frac{\partial p}{\partial x} + \eta \Delta u + \frac{1}{3} \eta \frac{\partial}{\partial x} \text{div} \vec{U}
 \end{aligned}$$

- Након множења сваке пројекције одговарајућим јединичним вектором и њиховог сабирања, добија се **векторски облик једначине количине кретања њутновског флуида, тј. Навије–Стоксова једначина у векторском облику, када је  $\eta = \text{const}$ :**

$$\rho \frac{D\vec{U}}{Dt} = \rho \vec{f} - \text{grad} p + \eta \Delta \vec{U} + \frac{1}{3} \eta \text{grad}(\text{div} \vec{U})$$

- Ако је струјање флуида **нестисљиво** ( $\rho = \text{const.} \Rightarrow \text{div} \vec{U} = 0$ ), Навије-Стоксова једначина гласи:

$$\rho \frac{D\vec{U}}{Dt} = \rho \vec{f} - \text{grad} p + \eta \Delta \vec{U}$$



- **Навије-Стоксова једначина у цилиндричним координатама, за нестишљиво струјање ( $\rho = \text{const.}$ ) и константну динамичку вискозност ( $\eta = \text{const.}$ ) је:**

$$r: \quad \rho \left( \frac{\partial u_r}{\partial t} + u_r \frac{\partial u_r}{\partial r} + \frac{u_\theta}{r} \frac{\partial u_r}{\partial \theta} - \frac{u_\theta^2}{r^2} + u_z \frac{\partial u_r}{\partial z} \right) =$$

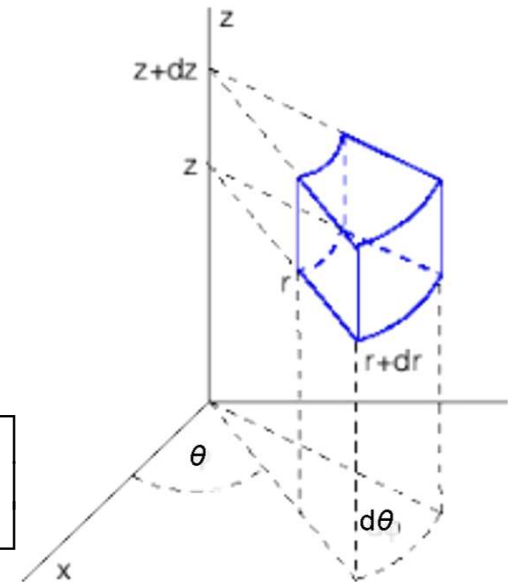
$$= \rho f_r - \frac{\partial p}{\partial r} + \eta \left[ \frac{\partial}{\partial r} \left( \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r u_r) \right) + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u_r}{\partial \theta^2} - \frac{2}{r^2} \frac{\partial u_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial^2 u_r}{\partial z^2} \right]$$

$$\theta: \quad \rho \left( \frac{\partial u_\theta}{\partial t} + u_r \frac{\partial u_\theta}{\partial r} + \frac{u_\theta}{r} \frac{\partial u_\theta}{\partial \theta} + \frac{u_r u_\theta}{r} + u_z \frac{\partial u_\theta}{\partial z} \right) =$$

$$= \rho f_\theta - \frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial \theta} + \eta \left[ \frac{\partial}{\partial r} \left( \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r u_\theta) \right) + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u_\theta}{\partial \theta^2} + \frac{2}{r^2} \frac{\partial u_r}{\partial \theta} + \frac{\partial^2 u_\theta}{\partial z^2} \right]$$

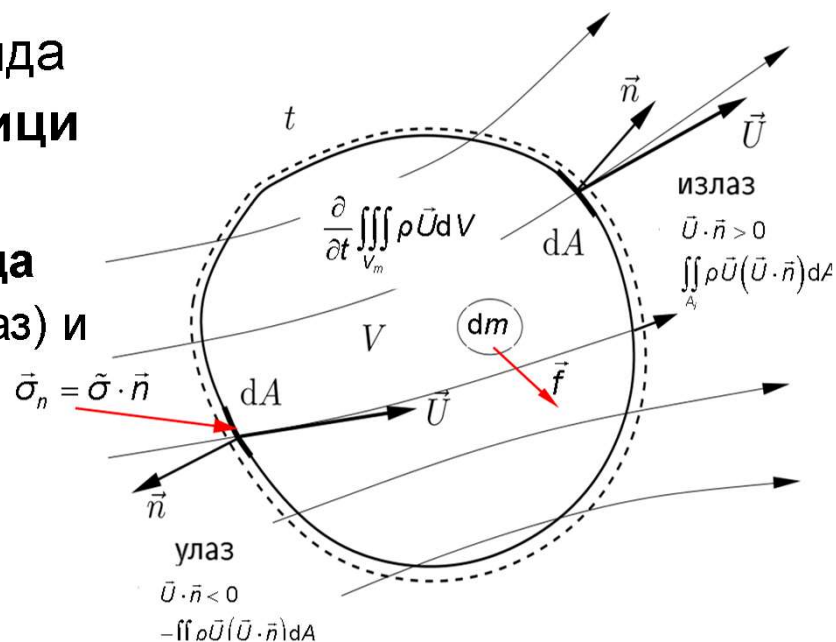
$$z: \quad \rho \left( \frac{\partial u_z}{\partial t} + u_r \frac{\partial u_z}{\partial r} + \frac{u_\theta}{r} \frac{\partial u_z}{\partial \theta} + u_z \frac{\partial u_z}{\partial z} \right) =$$

$$= \rho f_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \eta \left[ \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left( r \frac{\partial u_z}{\partial r} \right) + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u_z}{\partial \theta^2} + \frac{\partial^2 u_z}{\partial z^2} \right]$$



## Ојлер:

- Промена количине кретања флуида у контролној запремини, у јединици времена, једнака је суми:
  - протока количине кретања флуида кроз контролну површ (улаз - излаз) и
  - сила које делују на флуид у контролној запремини.



$$\frac{\partial \vec{K}}{\partial t} = \vec{K}_u - \vec{K}_i + \vec{F}_m + \vec{F}_n$$

$$\frac{\partial}{\partial t} \iiint_V \rho \vec{U} dV = - \iint_{A_u} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA - \iint_{A_i} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA + \iiint_V \rho \vec{f} dV + \oiint_A \vec{\sigma}_n dA$$

$$\frac{\partial}{\partial t} \iiint_V \rho \vec{U} dV = - \oiint_A \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA + \iiint_V \rho \vec{f} dV + \oiint_A \vec{\sigma}_n dA$$

- **Применом Рејнолдсове транспортне теореме**

$$\frac{D}{Dt} \iiint_{V_m} f dV = \iiint_V \frac{\partial f}{\partial t} dV + \oiint_A f (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA$$

за  $\vec{f} = \rho \vec{U}$ , Лагранжов облик једначине количине кретања своди се на **Ојлеров облик**:

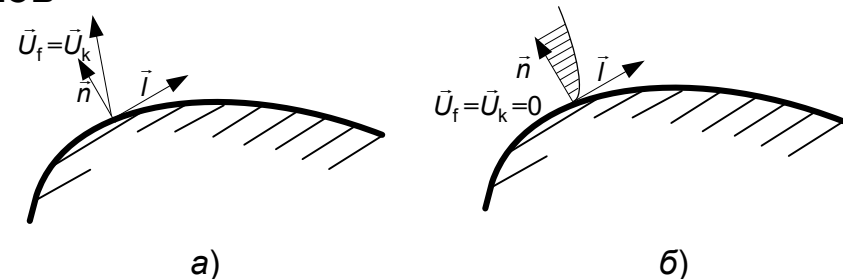
$$\underbrace{\frac{D}{Dt} \iiint_{V_m} \rho \vec{U} dV}_{\text{Лагранж}} = \underbrace{\iiint_V \frac{\partial (\rho \vec{U})}{\partial t} dV + \oiint_A \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA}_{\text{Ојлер}} = \iiint_V \rho \vec{f} dV + \oiint_A \vec{\sigma}_n dA$$

- Да би се решио проблем уз основне једначине: једначину континуитета, једначину количине кретања постављају се:

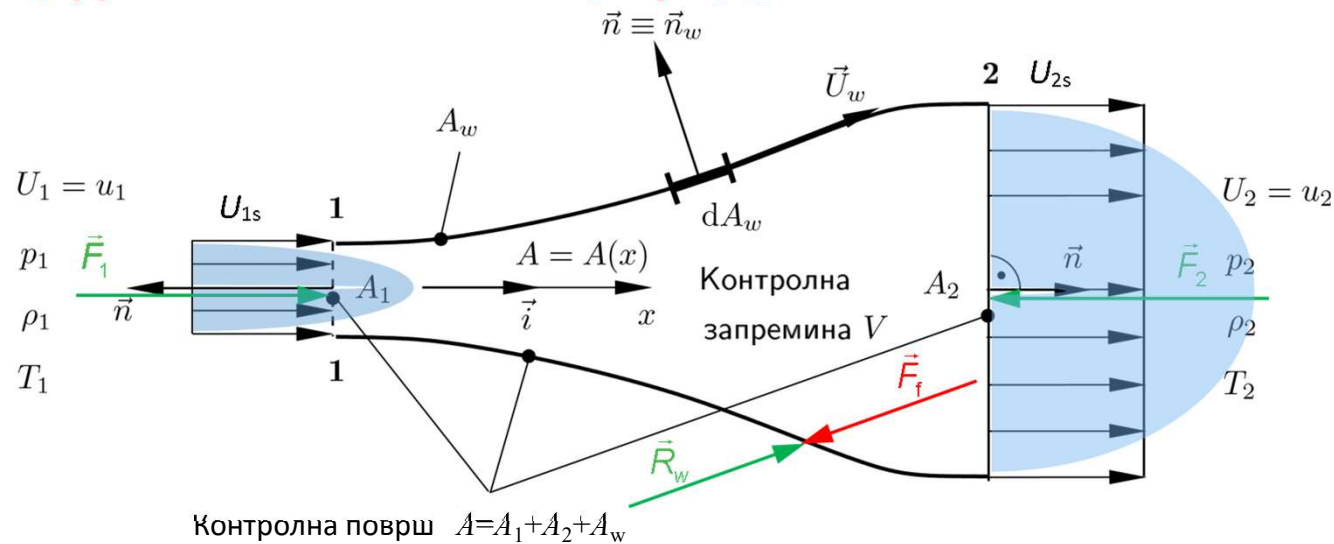
- **почетни услови** (услови у почетном тренутку времена) и
- **гранични услови** (на границама струјног простора који се разматра).

Како се ради о **вискозном струјању** важи **услов лепљења**, тј. **брзина флуида на контури једнака је брзини контуре**.

- а)  $\vec{U}_f = \vec{U}_k \neq 0$
- б)  $\vec{U}_f = \vec{U}_k = 0$



# Примена Навије-Стоксове једначине на једнодимензијски модел струјања вискозног флуида



- Применом интегралног Ојлеровог облика Навије-Стоксове једначине на издвојену контролну запремину струјне цеви, ограничену контролном површи  $A = A_1 + A_2 + A_w$ , за стационарно струјање добија се:

$$\oiint_A \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA = \iiint_V \rho \vec{f} dV + \oiint_A \vec{\sigma}_n dA$$

- Површински интеграли по затвореној контролној површи  $A$  једнаки су збиру површинских интеграла по површи улазног попречног пресека  $A_1$ , излазног попречног пресека  $A_2$  и омотача струјне цеви  $A_w$ .

$$\begin{aligned} & \iint_{A_1} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA + \iint_{A_2} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA + \iint_{A_w} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA = \\ & = \iiint_V \rho \vec{f} dV + \underbrace{\iint_{A_1} \vec{\sigma}_n dA}_{\vec{F}_1} + \underbrace{\iint_{A_2} \vec{\sigma}_n dA}_{\vec{F}_2} + \underbrace{\iint_{A_w} \vec{\sigma}_n dA}_{\vec{R}_w} \end{aligned}$$

- $\vec{F}_1$  и  $\vec{F}_2$  су силе којима околни флуид преко површи  $A_1$  и  $A_2$  делује на посматрану масу флуида, а  $\vec{R}_w$  је сила којом омотач цеви делује на посматрани флуид.
- Вектор напона  $\vec{\sigma}_n$  у улазном и излазном попречном пресеку, осим притиска, садржи и напоне који потичу од вискозности. За квазиједнодимензијски модел струјања, могући напони услед вискозности (због постојања само једне компоненте брзине) су:

$$\tau_{xx} \sim \frac{\partial u}{\partial x}, \tau_{xy} \sim \frac{\partial u}{\partial y}, \tau_{xz} \sim \frac{\partial u}{\partial z}$$

- Како је промена попречног пресека спора или је нема, напони  $\tau_{xx}$  се могу занемарити у односу на притисак, а због симетрије профила брзине силе које потичу од напона  $\tau_{xz}$  и  $\tau_{xy}$  се по попречном пресеку уравнотежавају. Зато се вектор напона у улазном и излазном попречном пресеку своди само на

$$\vec{\sigma}_n = -p\vec{n}$$

- **Брзина струјања је управна на површи улазног ( $A_1$ ) и излазног ( $A_2$ ) попречног пресека** (брзина је колинеарна са јединичним вектором спољашње нормале ових површи):

$$\angle(\vec{U}_1, \vec{n}_1) = \pi, \angle(\vec{U}_2, \vec{n}_2) = 0$$

- **Брзина струјања флуида на површи омотача струјне цеви  $A_w$  је управна у односу на  $\vec{n}_w$ , а једнака нули при струјању у реалној цеви (виск. струјање).**
- Узимајући у обзир угао између вектора брзине струјања и орта површи по којима се одређује интеграл, следи:

$$\iint_{A_1} \rho \vec{U} \left( \overbrace{\vec{U} \cdot \vec{n}}^{-U} \right) dA = \vec{n}_1 \rho_1 \iint_{A_1} U^2 dA = \vec{n}_1 \rho_1 \beta_1 U_{1s}^2 A_1$$

$$\iint_{A_2} \rho \vec{U} \left( \overbrace{\vec{U} \cdot \vec{n}}^U \right) dA = \vec{n}_2 \rho_2 \iint_{A_2} U^2 dA = \vec{n}_2 \rho_2 \beta_2 U_{2s}^2 A_2$$

$$\iint_{A_w} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA = 0$$

- $\rho_1$  и  $\rho_2$  су средње вредности густине у улазном и излазном попречном пресеку.
- $\beta_1$  и  $\beta_2$  су **корекциони коефицијенти количине кретања** или **Бусинескови коефицијенти**. Бусинесков коефицијент представља количник стварне количине кретања флуида у попречном пресеку и количине кретања флуида одређене преко средње брзине  $U_s$ .

$$\beta_1 = \frac{\iint_{A_1} U^2 dA}{U_{1s}^2 A_1}, \quad \beta_2 = \frac{\iint_{A_2} U^2 dA}{U_{2s}^2 A_2}$$

- Бусинесков коефицијент је за струјање флуида кроз цев, за
  - ламинарно струјање  $\beta=4/3$
  - турбулентно струјање  $\beta \approx 1$
- **Једначина количине кретања, за стационарни једнодимензијски модел струјања у пољу силе Земљине теже, се своди на алгебарску једначину:**

$$\rho_1 \beta_1 U_{1s}^2 A_1 \vec{n}_1 + \rho_2 \beta_2 U_{2s}^2 A_2 \vec{n}_2 = \rho V \vec{g} - \underbrace{\rho_1 A_1 \vec{n}_1}_{\vec{F}_1} - \underbrace{\rho_2 A_2 \vec{n}_2}_{\vec{F}_2} + \vec{R}_w$$

$$-\dot{m}_1 \beta_1 \vec{U}_{1s} + \dot{m}_2 \beta_2 \vec{U}_{2s} = \rho V \vec{g} + \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{R}_w$$

- На основу трећег Њутновог закона, интензитет силе којом омотач цеви делује на флуид  $\vec{R}_w$  једнак је интензитету силе којом флуид делује на омотач цеви  $\vec{F}_f$ , а супротног су смера:

$$\vec{R}_w = -\vec{F}_f$$

- Сила којом флуид делује на омотач цеви је:

$$\begin{aligned}\vec{F}_f &= \dot{m}_1 \beta_1 \vec{U}_{1s} - \dot{m}_2 \beta_2 \vec{U}_{2s} + \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \rho V \vec{g} \\ \vec{F}_1 &= -p_1 A_1 \vec{n}_1, \quad \vec{F}_2 = -p_2 A_2 \vec{n}_2, \\ F_1 &= p_1 A_1, \quad F_2 = p_2 A_2\end{aligned}$$

- Ако се при одређивању силе којом флуид делује на омотач цеви узме у обзир и сила којом околина делује на њега, резултујућа сила која делује на омотач цеви је:

$$\begin{aligned}\vec{F}_f &= \dot{m}_1 \beta_1 \vec{U}_1 - \dot{m}_2 \beta_2 \vec{U}_2 + \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \rho V \vec{g} \\ \vec{F}_1 &= -(p_1 - p_a) A_1 \vec{n}_1, \quad \vec{F}_2 = -(p_2 - p_a) A_2 \vec{n}_2 \\ F_1 &= (p_1 - p_a) A_1, \quad F_2 = (p_2 - p_a) A_2\end{aligned}$$



- У општем случају, када контролна запремина  $V$  има  $i=1, 2, \dots, n$  улазних пресека и  $j=1, 2, \dots, m$  излазних пресека, сила на површ  $A_w$  је:

$$\vec{F}_f = \sum_{i=1}^n \dot{m}_i \beta_i \vec{U}_i - \sum_{j=1}^m \dot{m}_j \beta_j \vec{U}_j + \sum_{i=1}^n \vec{F}_i + \sum_{j=1}^m \vec{F}_j + \rho V \vec{g}$$

$$\vec{F}_i = -(\rho_i - \rho_a) A_i \vec{n}_i, \quad \vec{F}_j = -(\rho_j - \rho_a) A_j \vec{n}_j$$

$$F_i = (\rho_i - \rho_a) A_i \quad F_j = (\rho_j - \rho_a) A_j$$

$$\vec{F}_f = -\sum_{k=1}^{n+m} \left[ \dot{m}_k \beta_k U_k + (\rho_k - \rho_a) A_k \right] \vec{n}_k + \rho V \vec{g}$$

