

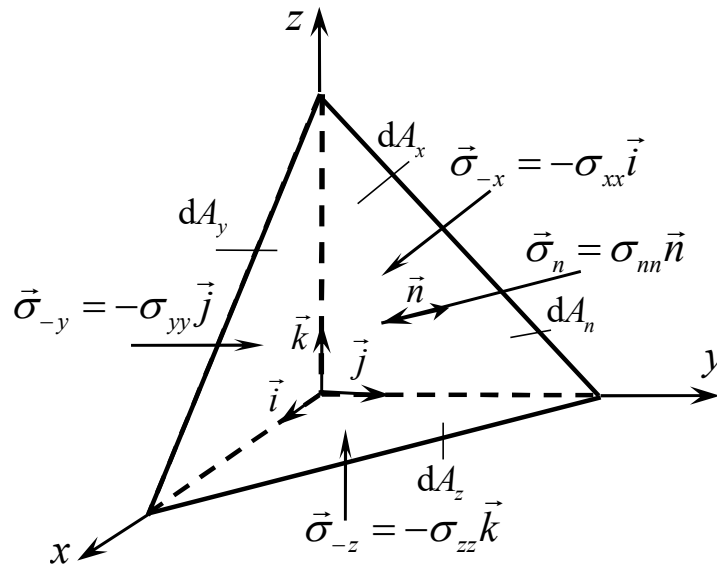
# 5 Динамика невискозног флуида

## 5.1 Стање напона

- При невискозном струјању флуида нема тангенцијалних напона.

$$\sigma_{xy} = \sigma_{yx} = \sigma_{yz} = \sigma_{zy} = \sigma_{xz} = \sigma_{zx} = 0 \quad \text{или} \quad \sigma_{ij} = 0 \quad i \neq j$$

- Постоје само нормални напони. Вредност нормалног напона у једној тачки је иста без обзира на оријентацију површи у њој. Вредност напона је једнака негативној вредности притиска.



$$\tilde{\sigma} = \begin{bmatrix} \sigma_{xx} & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_{yy} & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_{zz} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -p & 0 & 0 \\ 0 & -p & 0 \\ 0 & 0 & -p \end{bmatrix}$$

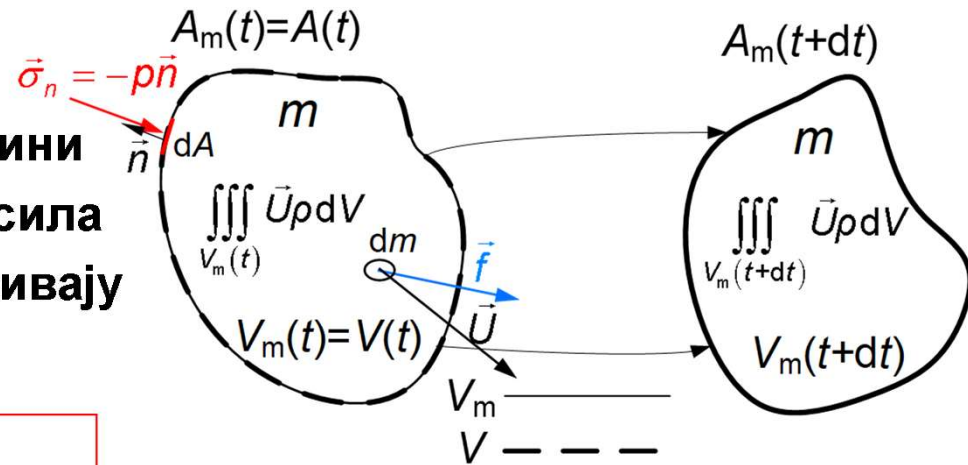
$$\sigma_{nn} = \sigma_{xx} = \sigma_{yy} = \sigma_{zz} = -p, \quad \vec{\sigma}_n = -p\vec{n}$$

## 5.2 Закон одржања импулса – Ојлерова једначина количине кретања

- Применом *другог Њутновог закона механике* на невискозно струјање флуида добија се **Ојлерова 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.



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

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

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

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

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

$$\oiint_{A_m} p \vec{n} dA = \iiint_{V_m} \overbrace{\text{grad} p}^{\nabla p} dV$$

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

$$\iiint_{V_m} \left( \rho \frac{D\vec{U}}{Dt} - \rho \vec{f} + \text{grad} p \right) dV = 0$$

- Да би неодређени интеграл увек био једнак нули, подинтегрална функција мора да буде једнака нули. Следи **диференцијални облик Ојлерове једначине количине кретања**:

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

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

$$x: \rho \left( \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} \right) = \rho f_x - \frac{\partial p}{\partial x}$$

$$y: \rho \left( \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} \right) = \rho f_y - \frac{\partial p}{\partial y}$$

$$z: \rho \left( \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \right) = \rho f_z - \frac{\partial p}{\partial z}$$

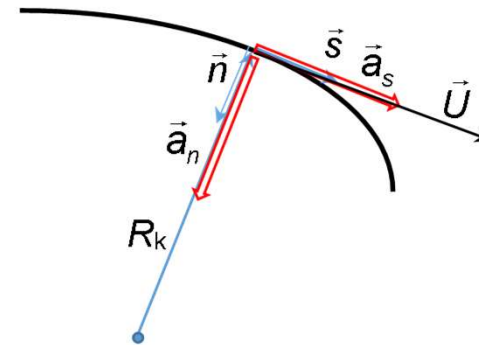
- Како је вектор убрзања флуидног делића у природним координатама

$$\vec{a} = \frac{D\vec{U}}{Dt} = \left( \frac{\partial U}{\partial t} + U \frac{\partial U}{\partial s} \right) \vec{s} + \frac{U^2}{R_k} \vec{n} = \vec{a}_s + \vec{a}_n$$

Ојлерова једначине количине кретања пројектована на природне координате је:

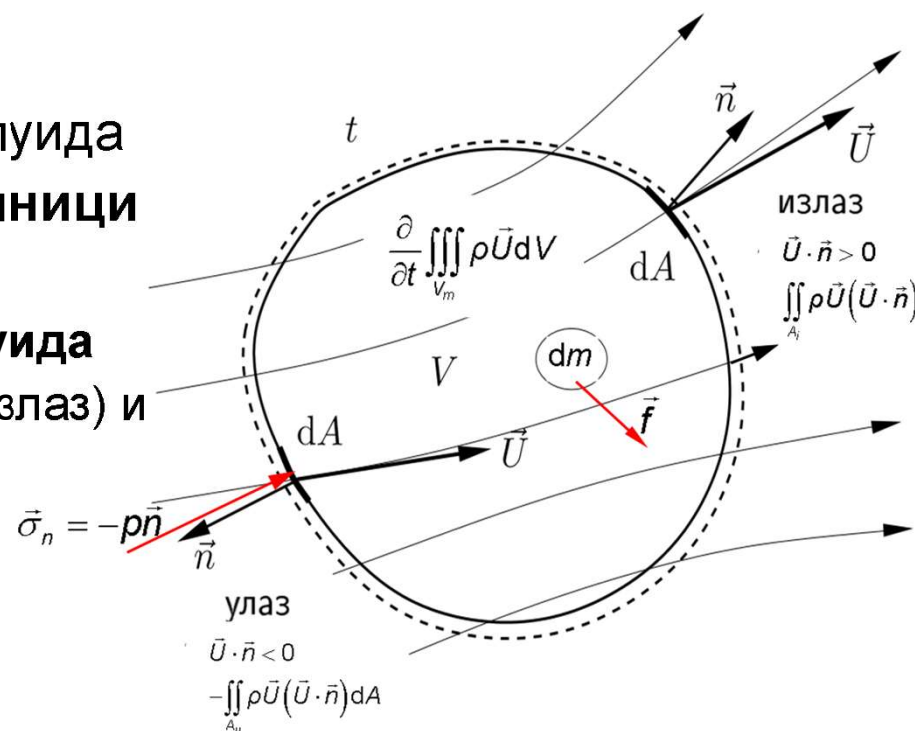
$$s: \rho \left( \frac{\partial U}{\partial t} + U \frac{\partial U}{\partial s} \right) = \rho f_s - \frac{\partial p}{\partial s}$$

$$n: \rho \frac{U^2}{R_k} = \rho f_n - \frac{\partial p}{\partial n}$$



## 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.



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

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

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

- **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**:

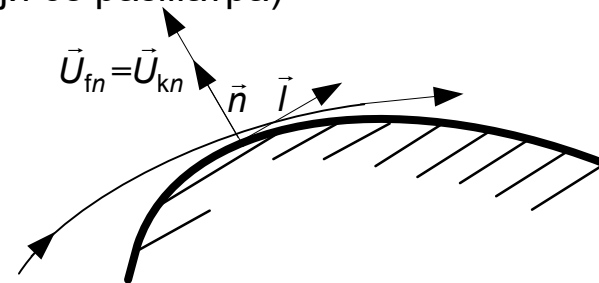
$$\underbrace{\frac{D}{Dt} \iiint_{V_m} \rho \vec{U} dV}_{\text{Лагранж}} = \underbrace{\iiint_V \frac{\partial (\rho \vec{U})}{\partial t} dV + \oiint_A \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA}_{\text{Ојлер}} = \iiint_V \rho \vec{f} dV + \oiint_A -p \vec{n} dA$$

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

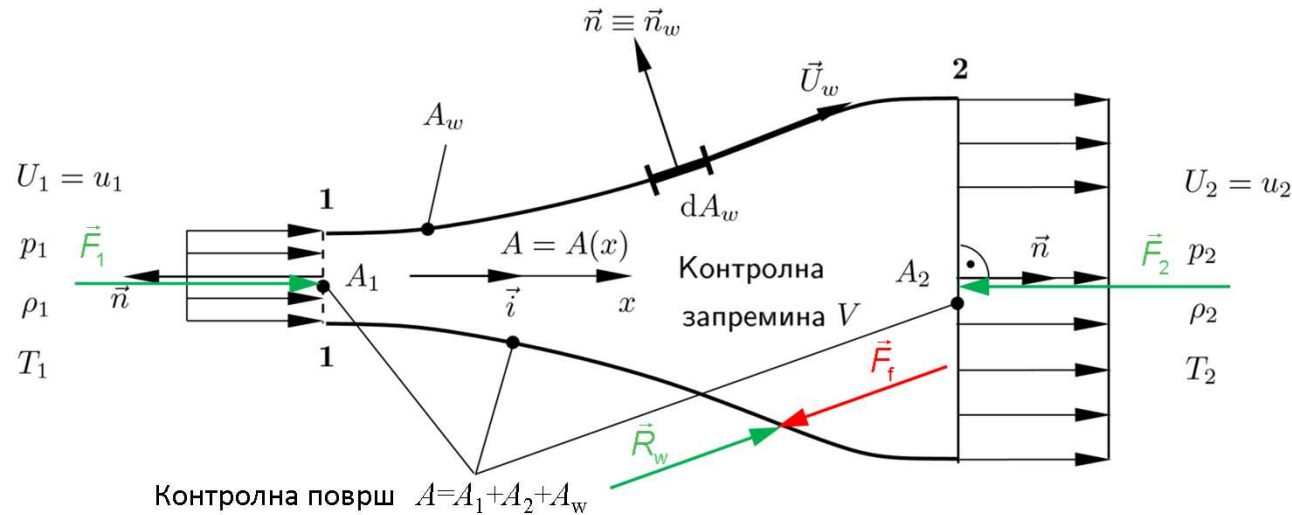
- почетни услови (услови у почетном тренутку времена) и
- гранични услови (на границама струјног простора који се разматра)

Како се ради о невискозном струјању важи следеће:

- флуид клиза по површи контуре коју опструјава у правцу тангенте на контуру;
- брзина флуида у правцу нормале на контуру једнака је брзини контуре у том правцу  $U_{fn} = U_{kn}$ .



# Примена једначине количине кретања на једнодимензијски модел струјања



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

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

- 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  $A_w$ .

$$\begin{aligned} & \iint_{A_1} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA + \iint_{A_2} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA + \iint_{A_w} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA = \\ & = \iiint_V \rho \vec{f} dV + \underbrace{\iint_{A_1} -p \vec{n} dA}_{\vec{F}_1 = -p_1 A_1 \vec{n}_1} + \underbrace{\iint_{A_2} -p \vec{n} dA}_{\vec{F}_2 = -p_2 A_2 \vec{n}_2} + \underbrace{\iint_{A_w} -p \vec{n} dA}_{\vec{R}_w} \end{aligned}$$

- $\vec{F}_1$  и  $\vec{F}_2$  су силе којима околни флуид преко површи  $A_1$  и  $A_2$  делује на посматрану масу флуида,  $p_1$  и  $p_2$  су вредности средњег притиска у улазном и излазном пресеку цеви, а  $\vec{R}_w$  је сила којом омотач цеви делује на посматрани флуид.
- 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):

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

- Брзина струјања је у правцу тангенте на површ омотача струјне цеви  $A_w$ :

$$\angle(\vec{U}_w, \vec{n}_w) = \pi/2$$



- Узимајући у обзир угао између вектора брзине струјања и орта површи по којима се одређује интеграл, следи:

$$\iint_{A_1} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA = - \underbrace{\rho_1 U_1 A_1}_{\dot{m}_1} \vec{U}_1 \quad \iint_{A_2} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA = \underbrace{\rho_2 U_2 A_2}_{\dot{m}_2} \vec{U}_2 \quad \iint_{A_w} \rho \vec{U} (\vec{U} \cdot \vec{n}) dA = 0$$

- Једначина количине кретања за стационарни једнодимензијски модел струјања своди се на алгебарску једначину:**

$$-\dot{m}_1 \vec{U}_1 + \dot{m}_2 \vec{U}_2 = \iiint_V \rho \vec{f} dV + \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{R}_w$$

- 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:

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

- Ако на флуид делује масена сила Земљине теже, **сила којом флуид делује на омотач цеви је:**

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

- Како је струјање невискозно, брзине  $U_1$  и  $U_2$  су брзине флуида у улазном и излазном попречном пресеку.
- 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:

$$\vec{F}_f = \dot{m}_1 \vec{U}_1 - \dot{m}_2 \vec{U}_2 + \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \rho V \vec{g}$$

$$\vec{F}_1 = -(\rho_1 - \rho_a) A_1 \vec{n}_1, \quad \vec{F}_2 = -(\rho_2 - \rho_a) A_2 \vec{n}_2,$$

$$F_1 = (\rho_1 - \rho_a) A_1 \quad F_2 = (\rho_2 - \rho_a) A_2$$

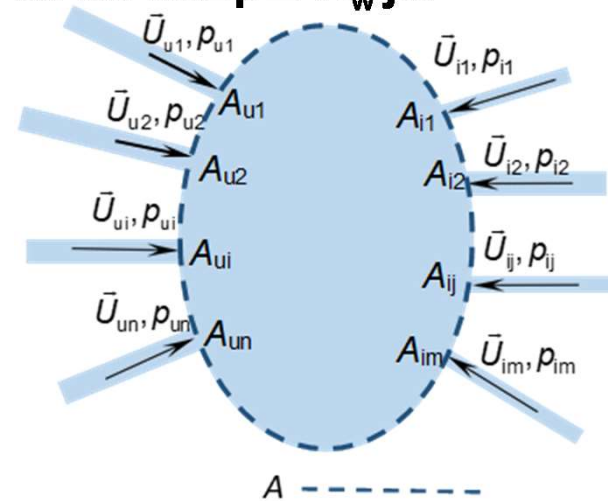
- У општем случају, када контролна запремина  $V$  има  $i=1, 2, \dots, n$  улазних пресека и  $j=1, 2, \dots, m$  излазних пресека, сила на површ  $A_w$  је:

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

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

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

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



## 5.3 Бернулијев интеграл Ојлерове једначине

- Бернулијева једначина при невискозном струјању флуида је интеграл Ојлерове једначине. Репрезентује закон одржања механичке енергије која у некој тачки флуида осим збира кинетичке и потенцијалне садржи и струјну (притисну) енергију струје флуида.
- Када се конвективни део материјалног извода брзине у Ојлеровој једначини количине кретања напише у облику  $(\vec{U} \cdot \nabla) \vec{U} = 0,5 \text{grad} U^2 - \vec{U} \times (\nabla \times \vec{U})$  добија се:

$$\frac{\partial \vec{U}}{\partial t} + \frac{1}{2} \text{grad} U^2 - 2\vec{U} \times \vec{\omega} = \vec{f} - \frac{1}{\rho} \text{grad} p$$

- Бернулијева једначина изводи се из Ојлерове уз следеће претпоставке:
  1. Струјање је стационарно  $\Rightarrow \partial \vec{U} / \partial t = 0$ ;
  2. Запреминске силе су конзервативне ( $\vec{f} = \text{grad} \Phi$ , где је  $\Phi$  потенцијал силе; у пољу силе Земљине теже  $\Phi = -gz$  за  $z \uparrow$ );
  3. Флуид је баротропан, па је  $\rho = \rho(p)$  и важи:

$$\frac{1}{\rho} \text{grad} p = \text{grad} \int_p \frac{dp}{\rho(p)}^*$$

\* Нека је  $f = \int_p \frac{dp}{\rho(p)}$  тада је  $f' = \frac{\partial f}{\partial p} = \frac{1}{\rho(p)}$  и  $\text{grad} f = \frac{\partial f}{\partial p} \frac{\partial p}{\partial x} \vec{i} + \frac{\partial f}{\partial p} \frac{\partial p}{\partial y} \vec{j} + \frac{\partial f}{\partial p} \frac{\partial p}{\partial z} \vec{k} = f' \text{grad} p = \frac{\text{grad} p}{\rho(p)}$

- Када се узму у обзир наведене претпоставке Ојлерова једначина је:

$$\text{grad} \left( \int_p \frac{dp}{\rho(p)} - \Phi + \frac{1}{2} U^2 \right) = 2\vec{U} \times \vec{\omega}$$

- $\vec{U} \times \vec{\omega} = 0$  ако је:
  - $\vec{U} = 0$ , тј. **нема струјања** (такав случај нема смисла) или
  - $\vec{\omega} = 0$  ( $\text{rot}\vec{U} = 0$ ), тј. **струјање је невртложно** или
  - $\vec{U} \parallel \vec{\omega}$ , тј. **вектори брзине и вртложности су колинеарни**.
- Ако је десна страна једначине једнака нули добија се:

$$\int_p \frac{dp}{\rho(p)} - \Phi + \frac{1}{2} U^2 = \text{const.} *$$

- **Јединична механичка енергија је иста у свим тачкама струјног поља у случају невискозног стационарног струјања баротропног флуида у пољу конзервативних масених сила, ако је оно:**
  - невртложно  $\vec{\omega} = 0$  или су
  - вектори брзине и вртложности колинеарни  $\vec{U} \parallel \vec{\omega}$ .

- Ако је **струјање невртно** брзина има потенцијал  $\text{rot}(\text{grad } \varphi) = 0$ , а ако је **нестисљиво** једначина континуитета  $\text{div } \vec{U} = 0$  своди се на  $\text{div}(\text{grad } \varphi) = 0$ , па потенцијал брзине задовољава Лапласову једначину:

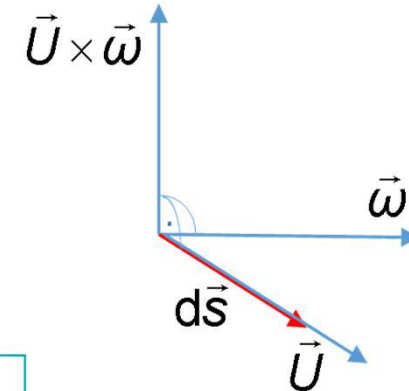
$$\text{div}(\text{grad } \varphi) = \left( \frac{\partial}{\partial x} \vec{i} + \frac{\partial}{\partial y} \vec{j} + \frac{\partial}{\partial z} \vec{k} \right) \cdot \left( \frac{\partial \varphi}{\partial x} \vec{i} + \frac{\partial \varphi}{\partial y} \vec{j} + \frac{\partial \varphi}{\partial z} \vec{k} \right) = 0 \Rightarrow$$

$$\frac{\partial^2 \varphi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \varphi}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 \varphi}{\partial z^2} = \Delta \varphi = 0$$

- Лапласова једначина је **линеарна парцијална диференцијална једначина другог реда**.
- У случају **невртложних и нестишљивих струјања**, брзина се одређује из Лапласове једначине, а притисак из једначине обележене \*.

- Бернулијева једначина се добија када се Ојлерова једначина помножи усмереним елементом струјнице или вртложне линије (или вектором брзине):

$$\left[ \text{grad} \left( \int_p \frac{dp}{\rho(p)} - \Phi + \frac{1}{2} U^2 \right) \right] \cdot d\vec{l} = 2(\vec{U} \times \vec{\omega}) \cdot d\vec{s}$$



- Вектор брзине и елемент струјнице су колинеарни вектори, па је  $(\vec{U} \times \vec{\omega}) \cdot d\vec{s} = 0$ .
- На тај начин се добија да је:

$$d_s \left( \underbrace{\int_p \frac{dp}{\rho(p)} - \Phi + \frac{U^2}{2}}_{\text{В - Бернулијев трочлан}} \right) = 0^* \Rightarrow \boxed{\int_p \frac{dp}{\rho(p)} - \Phi + \frac{U^2}{2} = C_\psi}$$

- Овде је **В Бернулијев трочлан**, који представља **укупну механичку енергију јединичне масе флуида у некој тачки** и:
  - константан је дуж струјнице  $\mathbf{B} = C_\psi$  ( $\psi = \cos nt$ .) или вртложне линије;
  - може бити константан и у целом струјном пољу (невртложна струјања).

$$^* \text{grad} B \cdot d\vec{s} = \left( \frac{\partial B}{\partial x} \vec{i} + \frac{\partial B}{\partial y} \vec{j} + \frac{\partial B}{\partial z} \vec{k} \right) \cdot (dx \vec{i} + dy \vec{j} + dz \vec{k}) = \frac{\partial B}{\partial x} dx + \frac{\partial B}{\partial y} dy + \frac{\partial B}{\partial z} dz = d_s B = 0$$

- Бернулијева једначина важи и за вртложна струјања.
- При стационарном струјању невискозног баротропног флуида у пољу конзервативних масених сила јединична механичка енергија се не мења дуж струјнице или вртложне линије и једнака је збиру јединичне:

- Струјне  $\int_p \frac{dp}{\rho(p)} \left[ \frac{\text{J}}{\text{kg}} \right]$ ,
- потенцијалне  $-\phi \left[ \frac{\text{J}}{\text{kg}} \right]$  и
- кинетичке  $\frac{U^2}{2} \left[ \frac{\text{J}}{\text{kg}} \right]$  енергије.

- Како се **Бернулијева једначина** изводи под претпоставком да је **струјање стационарно** (поклапају се струјница и трајекторија), **укупна механичка енергија по јединици масе флуида не мења се дуж трајекторије флуидног делића.**
- Бернулијева једначина репрезентује и могућност **претварања једне врсте енергије у другу** дуж струјнице (трајекторије) или вртложне линије.
- **Бернулијева једначина за невискозно струјање** флуида важи у деловима струјног поља где вискозност не долази до изражаја.

## 5.3.1 Бернулијева једначина за нестишљив флуид

- Бернулијева једначина (основна једначина Хидраулике) при стационарном струјању невискозног нестишљивог флуида ( $\rho = \text{const.}$ ) у пољу силе Земљине теже ( $z \uparrow$ ,  $\Phi = -gz$ ) гласи:

- Јединична механичка енергија једнака збиру јединичне струјне, јединичне потенцијалне и јединичне кинетичке енергије не мења се дуж струјнице (трајекторије) или вртложне линије:

$$\frac{p}{\rho} + \frac{U^2}{2} + gz = \text{Const.}$$

- Хидрауличка висина једнака збиру пиезометријске, брзинске и геодезијске висине не мења се дуж струјнице (трајекторије) или вртложне линије:

$$\left[ \frac{p}{\rho g} \right] + \left[ \frac{U^2}{2g} \right] + [z] = \text{Const.}$$

← пијезометарска висина
↑ брзинска висина
↑ геодезијска висина

- Ако је струјница хоризонтална  $z = \text{const.}$ , претходне две једначине гласе:

$$\frac{p}{\rho} + \frac{U^2}{2} = \text{Const.} \quad \text{или} \quad \frac{p}{\rho g} + \frac{U^2}{2g} = \text{Const.}, \quad \text{док у јединицама притиска}$$

Бернулијева једначина може да се напише као:  $p + \frac{\rho U^2}{2} = \text{Const.}$  → динамички притисак



- Када су струјнице праве линије притисак се у правцу нормале на њих расподељује као у хидростатици (из пројекције Ојлерове једначине на нормалу  $\Rightarrow f_n = \frac{\partial p}{\rho \partial n}$ ).

- Пример 1 Нестишљив флуид струји протоком  $\dot{V} = Const.$  кроз хоризонталну цев променљивог попречног пресека. Одредити брзине у пресецима у којима су пречници  $d_1, d_2$  и  $d_3$  као и вредности притиска у тачкама 1, 2 и 3 тих пресека, које су на средишњој струјници.

- **Јединична механичка енергија дуж средишње струјнице** се расподељује као на слици. Централна струјница је хоризонтална ( $z = const, R_k \rightarrow \infty$ ).

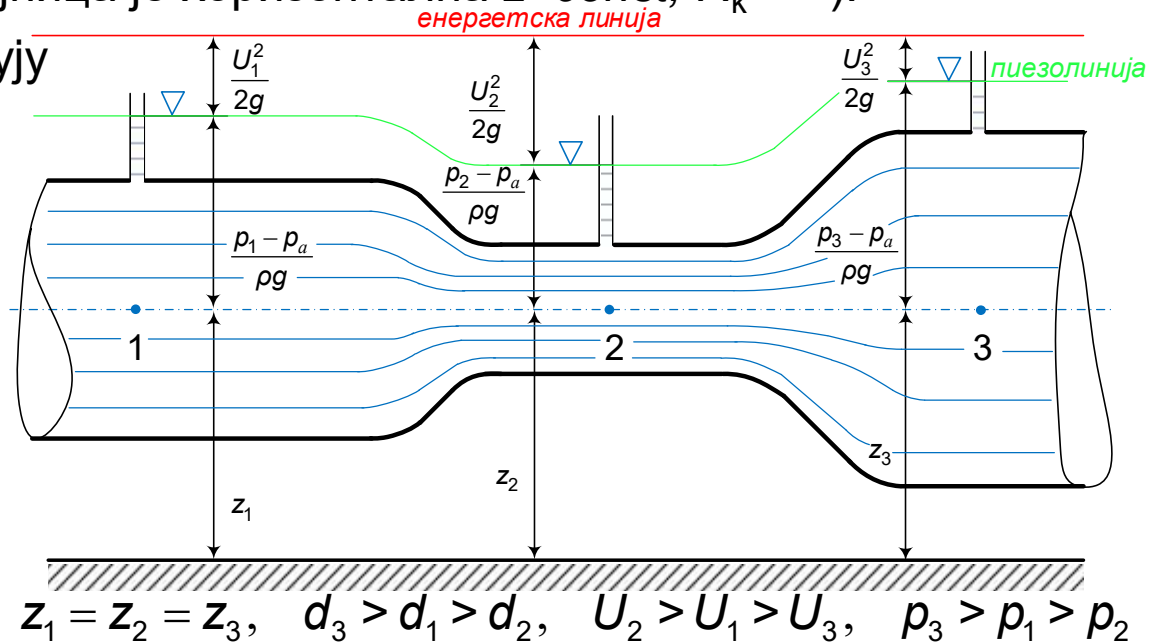
- **Брзина и притисак се одређују из једначине континуитета:**

$$\boxed{U_1} \frac{d_1^2 \pi}{4} = \boxed{U_2} \frac{d_2^2 \pi}{4} = \boxed{U_3} \frac{d_3^2 \pi}{4} = \dot{V}$$

- и **Бернулијеве једначине за средишњу струјницу:**

$$\frac{\boxed{p_1}}{\rho g} + \frac{U_1^2}{2g} + \cancel{z_1} = \frac{\boxed{p_2}}{\rho g} + \frac{U_2^2}{2g} + \cancel{z_2} =$$

$$= \frac{\boxed{p_3}}{\rho g} + \frac{U_3^2}{2g} + \cancel{z_3} = C_{123}$$



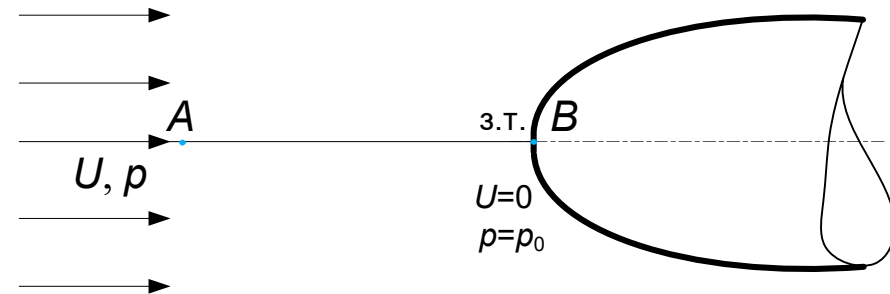
- При опструјавању заобљеног тела невискозним нестишљивим флуидом за хоризонталну струјницу АВ која пролази кроз зауставну тачку В у којој је брзина једнака 0, а притисак је зауставни (тотални, стагнациони), важи Бернулијева једначина:

$$p + \frac{\rho U^2}{2} = p_0$$

↑  
динамички притисак

↓                      ↓

струјни (статички) притисак      зауставни (тотални, стагнациони) притисак

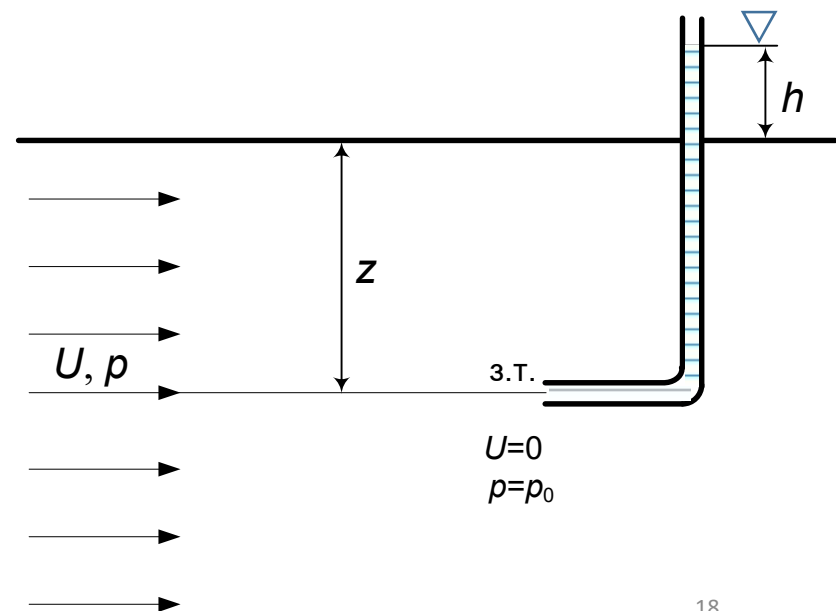


- Пито сондом и Пито-Прантловом сондом се мери брзина флуида.
- Пример 2 Одредити брзину реке.

(Како је Пито одредио брзину Сене?)

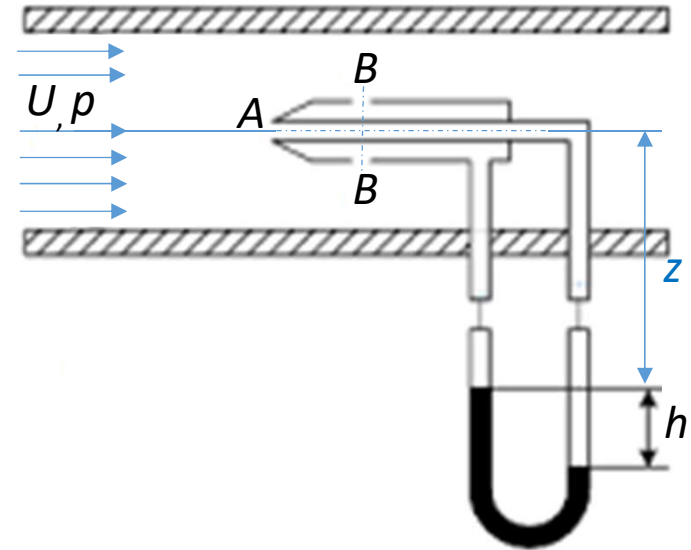
$$\underbrace{p_a + \rho g z}_p + \frac{\rho U^2}{2} = \underbrace{p_a + \rho g (h + z)}_{p_0} \Rightarrow$$

$$U = \sqrt{2gh}$$



• Пример 3 Одредити брзину нестишљивог флуида Пито-Прантловом сондом.

- Осе отвора В су управне на правац струјања флуида и осу сонде.
- У отворима В притисак је једнак струјном притиску  $p$ .
- На врху сонде у отвору А притисак је једнак зауставном притиску  $p_0$ .



$$p + \frac{\rho U^2}{2} = p_0 \Rightarrow U = \sqrt{\frac{2(p_0 - p)}{\rho}}$$

$$p_A = p_0$$

$$p_B = p$$

$$p + \rho g z + \rho_m g h = p_0 + \rho g (h + z) \Rightarrow$$

$$p_0 - p = (\rho_m - \rho) g h \Rightarrow U = \sqrt{\frac{2(\rho_m - \rho) g h}{\rho}}$$

# Кавитација

- Из Бернулијеве једначине следи да је (ако се занемари промена висине) притисак у флуиду најмањи када је брзина струјања највећа (на пример у најужем пресеку Вентуријеве цеви, или на површи брзоротирајућих лопатица хидрауличних машина...).
- Ако **притисак** приликом струјања течности на неком месту **падне испод притиска испаравања на радној температури**, настаје **кључање** при ком се **формирају мехурови паре**, а **струјање** постаје **двофазно** што доводи до **кавитације**.
  - Ношени струјом течности мехурови доспевају у зону повишеног притиска (на пример у ротор пумпе) где долази до њихове кондензације.
  - Околна течност се у тренутку формирања капљице, чија је запремина мања од запремине одговарајућег мехура од кога настаје, креће ка центру мехура у ком се сударају делићи течности и долази до краткотрајног, али великог повећања притиска (и до  $10^4\text{bar}$ ).
- **Кавитација** доводи до **интензивне ерозије материјала** (најчешће **кола пумпе**) изазивајући **буку** и **вибрације**.
- **Обавезно је избећи кавитацију**, што се чини **спречавањем пада притиска до притиска испаравања на радној температури** (нпр. потапањем пумпе).