

Übung Strömungslehre

03.04.2020

Konsultation möglich über Skype: Dr. Márton Balczó (Benutzername: pilgrim888)
oder Fragen können auch über Moodle (<https://mikrobi.ara.bme.hu/moodle/>) gestellt werden.

10.15-11.45

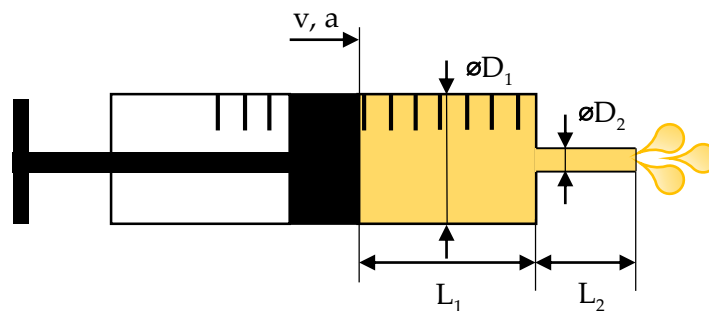
Instationäre Bernoulli-Gleichung

FECSKENDŐ

Egy vízzel töltött fecskendő dugattyúja v sebességgel és a gyorsulással mozog az ábrán jelölt irányba.

Kérdés: Határozza meg a mozgáshoz szükséges erőt!

Adatok: $v = 0.4 \text{ m/s}$; $a = 1 \text{ m/s}^2$; $D_1 = 50 \text{ mm}$; $L_1 = 200 \text{ mm}$; $D_2 = 10 \text{ mm}$; $L_2 = 80 \text{ mm}$;
 $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$

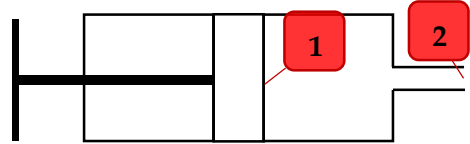


MEGOLDÁS

Írjuk fel az instacioner Bernoulli-egyenletet az alábbi ábrán jelölt 1-2 pontok közé:

$$p_1 + \rho \cdot U_1 + \frac{\rho}{2} \cdot v_1^2$$

$$= \rho \cdot \int_1^2 \frac{\partial v}{\partial t} ds + p_2 + \rho \cdot U_2 + \frac{\rho}{2} \cdot v_2^2$$



- a gyorsulás iránya $1 \rightarrow 2$, tehát a 2 oldalhoz kell hozzáadni az időfüggő tagot
- $p_2 = p_0 \leftarrow$ szabadkifolyás
- $U_1 - U_2 = g \cdot (z_1 - z_2) = 0$
- ahol az áramlási keresztmetszet azonos ott a folytonossági tétel alapján a gyorsulás végig állandó, azaz az integrál egy szorzássá egyszerűsödik. Hirtelen keresztmetszetváltozás esetén a gyorsulásnak szakadása van, ott az integrálást ketté kell bontani.

$$\int_1^2 \frac{\partial v}{\partial t} ds = a_1 L_1 + a_2 L_2$$

A kontinuitást felhasználva a sebességre és a gyorsulásra:

$$v_2 = v_1 \left(\frac{d_1}{d_2} \right)^2 \quad a_2 = a_1 \left(\frac{d_1}{d_2} \right)^2$$

A dugattyú két oldalán fellépő nyomáskülönbség kiadódik:

$$\begin{aligned} p_1 - p_0 &= \rho \cdot \left[a_1 \cdot \left(L_1 + L_2 \cdot \left(\frac{d_1}{d_2} \right)^2 \right) + \frac{v_1^2}{2} \cdot \left(\left(\frac{d_1}{d_2} \right)^4 - 1 \right) \right] \\ &= 1000 \cdot \left[1 \cdot \left(0,2 + 0,08 \cdot \left(\frac{50}{10} \right)^2 \right) + \frac{0,4^2}{2} \cdot \left(\left(\frac{50}{10} \right)^4 - 1 \right) \right] = 52120 \text{ Pa} \end{aligned}$$

Amelyből a kifejtendő erő nagysága számolható:

$$F = A_1 \cdot (p_1 - p_0) = \frac{0,05^2 \pi}{4} \cdot 52120 = \mathbf{102.3 \text{ N}}$$

Impulssatz

Einführung

Impulzus-tétel (Newton II. törvénye integrál alakban):

$$\frac{\partial}{\partial t} \int \rho \cdot \underline{v} \cdot dV + \int \underline{v} \cdot \rho \cdot \underline{v} \cdot \underline{dA} = \int \rho \cdot \underline{g} \cdot dV - \int p \cdot \underline{dA} - \underline{R} + \underline{S}$$

$$\underline{v} \cdot \underline{dA} = dq_V; \rho \cdot dq_V = dq_m \rightarrow \int \underline{v} \cdot \rho \cdot \underline{v} \cdot \underline{dA} = \int \underline{v} \cdot dq_m$$

Megoldás menete:

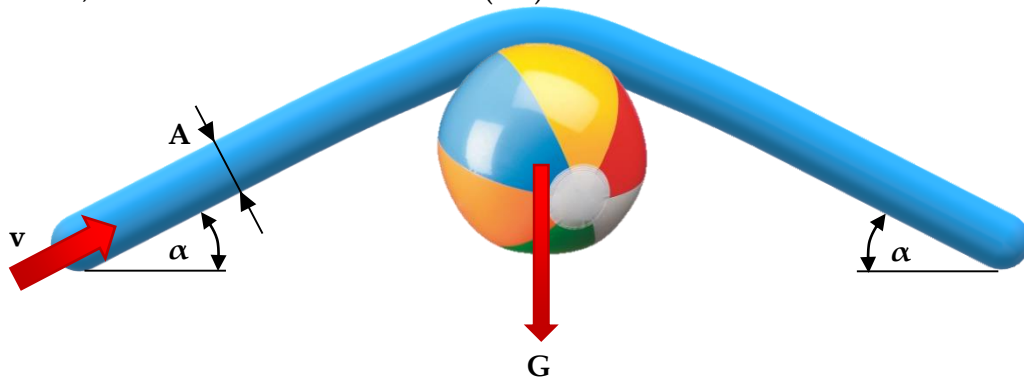
- I) Bernoulli-egyenlet, kontinuitási egyenlet
- II) legyen stacionárius az eset vagy tegyük azzá a vonatkoztatási rendszer jó megválasztásával: $\frac{\partial}{\partial t} = 0$
- III) Ellenőrzőfelület: a szilárd test legyen benne, (legyen merőleges az áramlásra)
- IV) Hanyagoljuk el a súrlódást: $\underline{S} = 0$
- V) Ha \underline{v}_i merőleges A_i -re, akkor $\int_{A_i} \underline{v} \cdot \rho \cdot \underline{v} \cdot \underline{dA} = I_i = v_i^2 \cdot \rho_i \cdot A_i \rightarrow$ merőleges a felületre és kifelé mutat a felületből.
Általánosan: $\int_{A_i} \underline{v} \cdot \rho \cdot \underline{v} \cdot \underline{dA} = I_i = \underline{v}_i \cdot q_{m,i}$
Így látható, hogy ez az időegység alatt átáramló impulzusmennyiség. (Vegyük figyelembe, hogy a tömegáram akkor pozitív, ha kiáramlás van. tehát ha beáramlik a folyadék, akkor ellentétes lesz a sebesség irányával, ha kiáramlik, akkor pedig megegyezik azzal.)
- VI) Hanyagoljuk el \underline{g} -t, ha lehet.
- VII) $-\int_{A_i} p \cdot \underline{dA} = P_i = -p_i \cdot A_i$, mindig merőleges a felületre és befelé mutat. Ha a nyomás mindenhol azonos az ellenőrző felületen, akkor $\sum P = 0$.

Ezen feltételek teljesülése esetén az impulzustétel az alábbi alakban írható fel:

$$\sum I_i = \sum P - \underline{R}$$

LABDÁN ELHAJLÓ VÍZSUGÁR

Az ábrán látható balról érkező víz szabad sugarú a Coanda-effektus révén hozzátapad a labda felületéhez és azon 2α szöggel eltérül. Az áramvonalak görbültsége miatt a vízszög és a labda érintkezésénél a nyomás a környezeti nyomáshoz képest lecsökken, melynek következtében a labdára felfelé ható erő ébred. Megfelelő paraméterek esetén ez az erő a labda súlyát képes kompenzálni. A feladat egyszerűsítése érdekében a súrlódástól és a vízszögárra ható gravitációtól eltekintünk, az áramlást síkáramlásnak (2D) feltételezzük.



Kérdés: Mekkora súlyú labdát tud megtartani a vízszög?

Adatok: $v_1=10\text{m/s}$; $\rho=1000\text{kg/m}^3$; $A=10\text{cm}^2$; $\alpha=15^\circ$

MEGOLDÁS

Kezdeti megfontolások: a következőkben bemutatott alapelveket célszerű minden impulzus-tétellel megoldani kívánt feladatra alkalmazni.

Az impulzustétel általános alakja a következőképpen írható fel:

$$\frac{\partial}{\partial t} \int \rho \cdot \underline{v} \cdot dV + \int \underline{v} \cdot \rho \cdot \underline{v} \cdot dA = \int \rho \cdot \underline{g} \cdot dV - \int p \cdot dA - \underline{R} + \underline{S}$$

I

II

II

I

V

V

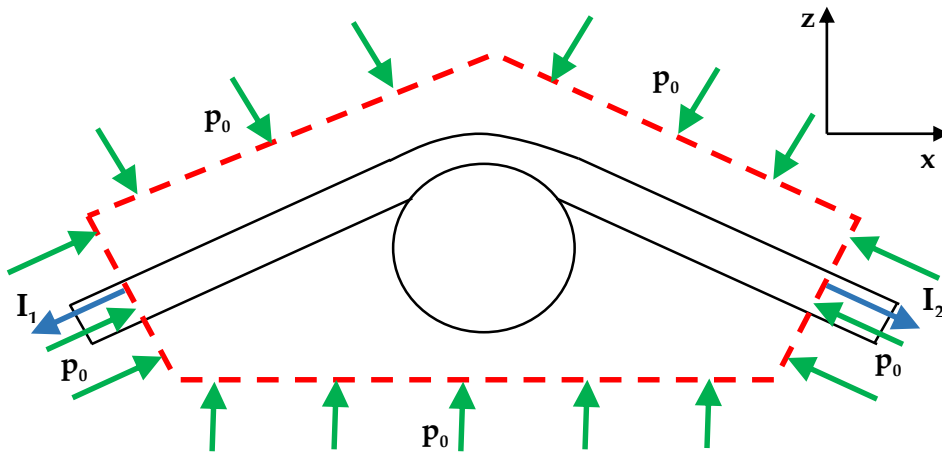
, ahol I az eredő mozgásmennyiség lokális megváltozása (instacionárius tag), II az impulzus-áram, III a térerősségből származó erő, IV a nyomásból származó erő, V az áramlásban lévő szilárd testre ható erő, VI pedig a súrlódásból származó erő. A következő megfontolásokkal élve az impulzus-tétel jelentősen egyszerűbb alakra hozható:

1. Stacionárius az áramlás vagy azzá tudjuk tenni pl. együtt mozgó koordináta-rendszerből vizsgálva a feladatot? Ha igen, *I. tag* = 0. Az ügyesen megválasztott koordináta-rendszert tüntessük fel az ábrán.
2. Rajzoljuk be az ábrába az ellenőrző felületet: (1) ha testre ható erőt keresünk, legyen benne a test (*V. tag*), (2) ahol az ellenőrző felületen keresztül átáramlás van, ott a felület legyen merőleges az átáramlásra.
3. Rajzoljuk be az ábrába az impulzusáram-vektorokat (*II. tag*), melyek
 - nagysága: $I = q_m v = \rho v^2 A$
 - iránya: párhuzamos \underline{v} -vel
 - irányítottága: a zárt ellenőrző felületből mindig **kifelé** mutat
4. Rajzoljuk be az ábrába az nyomásból származó erővektorokat (*IV. tag*), melyek
 - nagysága: $P = pA$
 - iránya: merőleges a felületre
 - irányítottága: a zárt ellenőrző felületbe mindig **befelé** mutat
5. Vizsgáljuk meg, hogy eltekinthetünk-e a súrlódás hatásától (*VI. tag*)
6. Írjuk fel az impulzus-tételből származó komponens-egyenleteket x , y és z irányba.
7. Ne feledjük, hogy a kontinuitás és a Bernoulli-egyenlet továbbra is jó szolgálatot tehetnek a feladat megoldása során.

Az impulzustétel egyszerűsített formája súrlódásmentes, stacioner esetre a térerő elhanyagolásával a következő alakot ölti:

$$\sum \underline{I} = \sum \underline{P} - \underline{R}$$

Az alábbi ábrán pirossal jelöltük az ellenőrző felületet, kékkel az impulzus-áram vektorokat és zölddel a nyomásvektorokat, valamint feltüntettük a feladatmegoldáshoz használt koordináta-rendszert.



Bernoulli egyenlet az 1 belépő és a 2 kilépő keresztmetszet között:

$$p_1 + \rho \cdot U_1 + \frac{\rho}{2} \cdot v_1^2 = p_2 + \rho \cdot U_2 + \frac{\rho}{2} \cdot v_2^2$$

- $U_1 \cong U_2$
- $p_1 = p_2 = p_0 \leftarrow$ mert szabad áramlás, és az áramvonalak párhuzamos egyenesek az átáramlási keresztmetszetekben

Ebből következően a sugárban a sebesség állandó:

$$v_1 = v_2 = v$$

Kontinuitási egyenlet, a belépő és kilépő tömegáram azonos, a víz sűrűsége állandónak tekinthető:

$$q_{m,1} = q_{m,2} = q_m; \rho = \text{const.} \rightarrow A_1 v_1 = A_2 v_2$$

A Bernoulli-egyenletből láttuk, hogy $v_1 = v_2$, hiszen a nyomás és a potenciál azonos, ezért a vízszög belépő és kilépő keresztmetszete azonos:

$$A_1 = A_2 = A$$

Az **impulzustétel** stacioner, súrlódásmentes esetre, a súlyerő elhanyagolható és szilárd test van az ellenőrző felületen belül:

$$\sum I_i = \sum P - R$$

A nyomás az ellenőrző felületen mindenhol légköri (szabadsugár): $\sum P = 0$

Az impulzusáram az 1-es keresztmetszetben:

$$|I_1| = q_{m,1} \cdot v_1 = q_m \cdot v$$

$$I_{1,x} = -q_m \cdot v_{1,x} = -q_m \cdot v \cdot \cos\alpha$$

$$I_{1,y} = 0$$

$$I_{1,z} = -q_m \cdot v_{1,y} = -q_m \cdot v \cdot \sin\alpha$$

Az impulzusáram az 2-es keresztmetszetben:

$$|I_2| = q_{m,2} \cdot v_2 = q_m \cdot v$$

$$I_{2,x} = q_m \cdot v_{2,x} = q_m \cdot v \cdot \cos\alpha$$

$$I_{2,y} = 0$$

$$I_{2,z} = q_m \cdot v_{2,y} = -q_m \cdot v \cdot \sin\alpha$$

Komponens egyenletek:

- x-irány:

$$I_{1,x} + I_{2,x} = -R_x$$

$$R_x = q_m \cdot v \cdot \cos\alpha - q_m \cdot v \cdot \cos\alpha = 0$$

- y-irány: abban az irányban nincsenek vektorkomponensek

- z-irány:

$$I_{1,z} + I_{2,z} = -R_z$$

$$-R_z = -q_m \cdot v \cdot \sin\alpha - q_m \cdot v \cdot \sin\alpha = -2 \cdot q_m \cdot v \cdot \sin\alpha =$$

$$= -2 \cdot \rho v^2 A \cdot \sin\alpha = -2 \cdot 1000 \cdot 10^2 \cdot 10 \cdot 10^{-4} \cdot \sin 15^\circ = -51N$$

Mivel a labda egyensúlyban van, a rá ható erők eredője 0, tehát $-R_z$ meg fog egyezni a labda súlyával:

$$\underline{G} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -51 \end{bmatrix} N$$

Érdekesség, hogy mivel a labda tetején görbült az áramvonal, itt radiális irányban nyomásgradiens alakul ki, azaz a labda vízszaggárral érintkező felszínén légköri alatti nyomáseloszlás lesz. Mivel a labda alján a nyomáseloszlás légköri, a nyomáskülönbség fent tartja a sugárban a labdát!

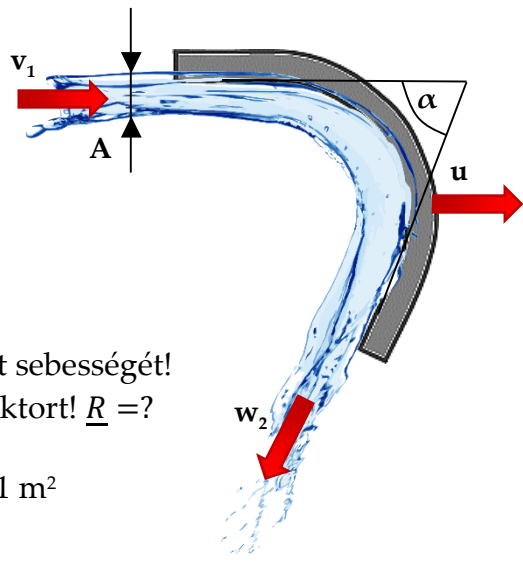
MOZGÓ TERELŐLAPRA HATÓ ERŐ

A mellékelt ábrán látható ívelt lapát $u=13\text{m/s}$ sebességgel mozog a vízszintes síkban. A lapátra víz szabad sugár áramlik $v_1=30\text{m/s}$ sebességgel.

A súrlódásból és a folyadék tömegére téreőrősségből származó erő elhanyagolható.

Kérdés: a) Határozza meg a kiáramlás abszolút sebességét!
b) Határozza meg a lapátra ható erővektort! $\underline{R} = ?$

Adatok: $\alpha = 60^\circ$; $v_1 = 13 \text{ m/s}$; $u = 13 \text{ m/s}$; $A = 0,01 \text{ m}^2$
 $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$; $p_0 = 10^5 \text{ Pa}$



MEGOLDÁS

a) feladatrész:

A feladat stacionárius tétele érdekében a problémát a lapáttal együtt mozgó koordináta-rendszerből vizsgáljuk.

Bernoulli-egyenlet együtt mozgó koordináta-rendszerben a belépés (1) és kilépés (2) egy pontja között:

$$p_1 + \rho \cdot U_1 + \frac{\rho}{2} \cdot w_1^2 = p_2 + \rho \cdot U_2 + \frac{\rho}{2} \cdot w_2^2$$

- $p_1 = p_2 = p_0 \leftarrow$ szabadsugár
- $U_1 = U_2 \leftarrow$ vízszintes

Ebből következően a relatív rendszerben felírt belépő és kilépő sebesség nagysága megegyező, értéke az abszolút sebesség és a szállítósebesség különbsége:

$$w_1 = w_2 = v_1 - u = 17 \frac{m}{s}$$

A kilépő abszolút sebesség a kilépő relatív sebesség és a szállító sebességösszege:

$$\begin{aligned} \underline{v}_2 &= \underline{w}_2 + \underline{u} = \begin{bmatrix} w_{2x} \\ w_{2y} \\ w_{2z} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} u_x \\ u_y \\ u_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -w_2 \cdot \cos 60^\circ \\ -w_2 \cdot \sin 60^\circ \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} u \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -17 \cdot \cos 60^\circ \\ -17 \cdot \sin 60^\circ \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 13 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \\ &= \begin{bmatrix} 4,5 \\ -14,7 \\ 0 \end{bmatrix} \frac{m}{s} \end{aligned}$$

$$|\underline{v}_2| = \sqrt{v_{2x}^2 + v_{2y}^2} = \sqrt{4,5^2 + 14,7^2} = 15,4 \frac{m}{s}$$

b) feladatrész

A **kontinuitási** és a **Bernoulli-egyenlet** alapján a korábbi feladatokban bemutatott módon levezethető a belépő és kilépő keresztmetszetek azonossága:

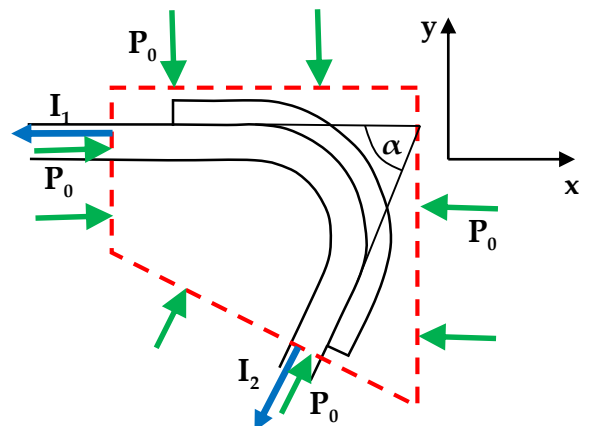
$$q_{m,1} = q_{m,2} = q_m$$

$$\rho = const., w_1 = w_2 = w$$

$$\rightarrow A_1 = A_2 = A$$

Az **impulzustétel** stacioner, súrlódásmentes esetre, súlyerő elhanyagolható és szilárd test van az ellenőrző felületen belül:

$$\sum \underline{L}_i = \sum \underline{P} - \underline{R}$$



A nyomás az ellenőrző felületen mindenhol légköri: $\sum P = 0$

Az impulzusáram az 1-es keresztmetszetben:

$$|I_1| = q_{m,1} \cdot w_1 = q_m \cdot w$$

$$I_{1,x} = -q_m \cdot w_{1,x} = -q_m \cdot w$$

$$I_{1,y} = 0$$

$$I_{1,z} = 0$$

Az impulzusáram az 2-es keresztmetszetben:

$$|I_2| = q_{m,2} \cdot w_2 = q_m \cdot w$$

$$I_{2,x} = q_{m,2} \cdot w_{2,x} = -q_m \cdot w \cdot \cos\alpha$$

$$I_{2,y} = q_{m,2} \cdot w_{2,y} = -q_m \cdot w \cdot \sin\alpha$$

$$I_{2,z} = 0$$

Komponens egyenletek:

- x-irány:

$$I_{1,x} + I_{2,x} = -R_x$$

$$\begin{aligned} R_x &= q_m \cdot w + q_m \cdot w \cdot \cos\alpha = \rho w^2 A \cdot (1 + \cos\alpha) = \\ &= 1000 \cdot 17^2 \cdot 0,01 \cdot (1 + 0,5) = \mathbf{4335N} \end{aligned}$$

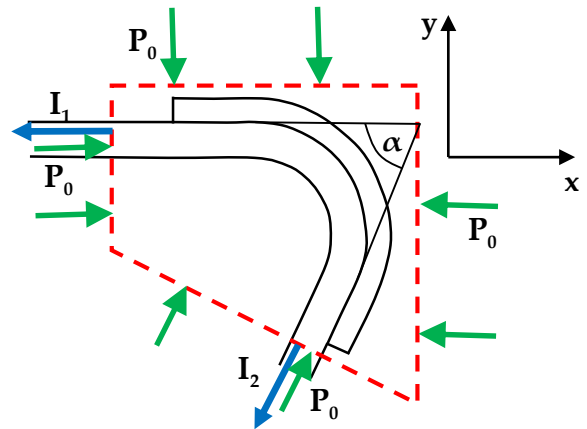
- y-irány:

$$I_{1,y} + I_{2,y} = -R_y$$

$$R_y = 0 + q_m \cdot w \cdot \sin\alpha = \rho w^2 A \cdot \sin 60^\circ = 1000 \cdot 17^2 \cdot 0,01 \cdot \sin 60^\circ =$$

2503N

- z-irány: abban az irányban nem történik semmi

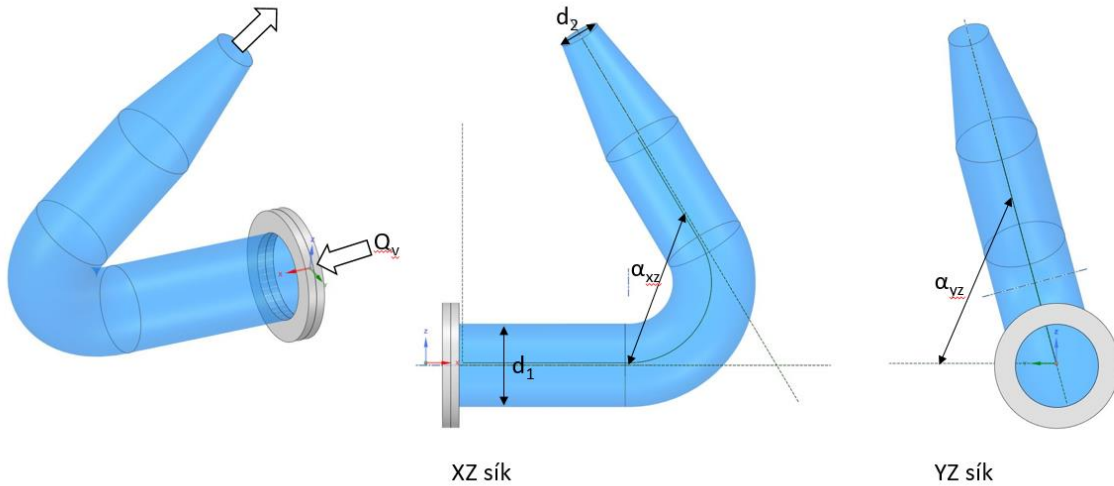


A lapátra ható erővektor tehát:

$$\underline{R} = \begin{bmatrix} 4335 \\ 2503 \end{bmatrix} N$$

CSŐKÖNYÖKRE HATÓ ERŐ

Levegő áramlik ki az ábrán látható, α_{xz} szögben meghajlított és az x tengely körül α_{yz} szöggel elforgatott csőkönyökből a p_0 nyomású szabadba.



Kérdés:

a) Határozza meg a $(p_1 - p_0)$ nyomáskülönbséget! (A magasságkülönbségből adódó nyomásváltozás elhanyagolható.)

Adatok:

b) Határozza meg a karimakötésre ható \mathbf{R} erőt! ($\mathbf{R}_x, \mathbf{R}_y, \mathbf{R}_z$)

$v_1 = 20 \text{ m/s}$; $\rho_{\text{lev}} = 1,2 \text{ kg/m}^3$; $d_1 = 100 \text{ mm}$; $d_2 = 50 \text{ mm}$; $\alpha_{xz} = 60^\circ$;
 $\alpha_{yz} = 60^\circ$

MEGOLDÁS

a) feladatrész

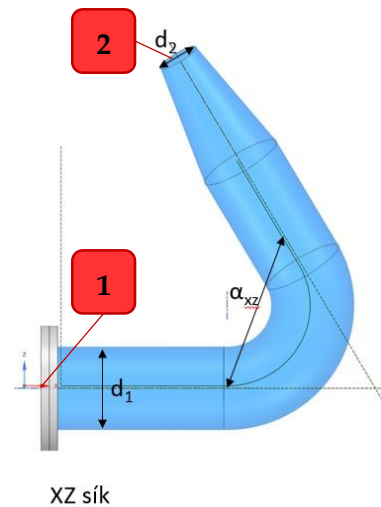
Írjuk fel a Bernoulli-egyenletet a beáramlás (1) és a kiáramlás (2) közé:

$$p_1 + \rho \cdot U_1 + \frac{\rho}{2} \cdot v_1^2 = p_2 + \rho \cdot U_2 + \frac{\rho}{2} \cdot v_2^2$$

- $U_1 \cong U_2 \leftarrow$ a különbség elhanyagolható
- $p_2 = p_0 \leftarrow$ szabadsugár
- $v_2 = v_1 \cdot \frac{A_1}{A_2} = 80 \frac{m}{s} \leftarrow$ kontinuitás, a sűrűség változása elhanyagolhatóan kicsiny

Fentiek alapján a keresett nyomáskülönbség:

$$p_1 - p_0 = \frac{\rho}{2} \cdot (v_2^2 - v_1^2) = \frac{1,2}{2} (80^2 - 20^2) = 3600 Pa$$

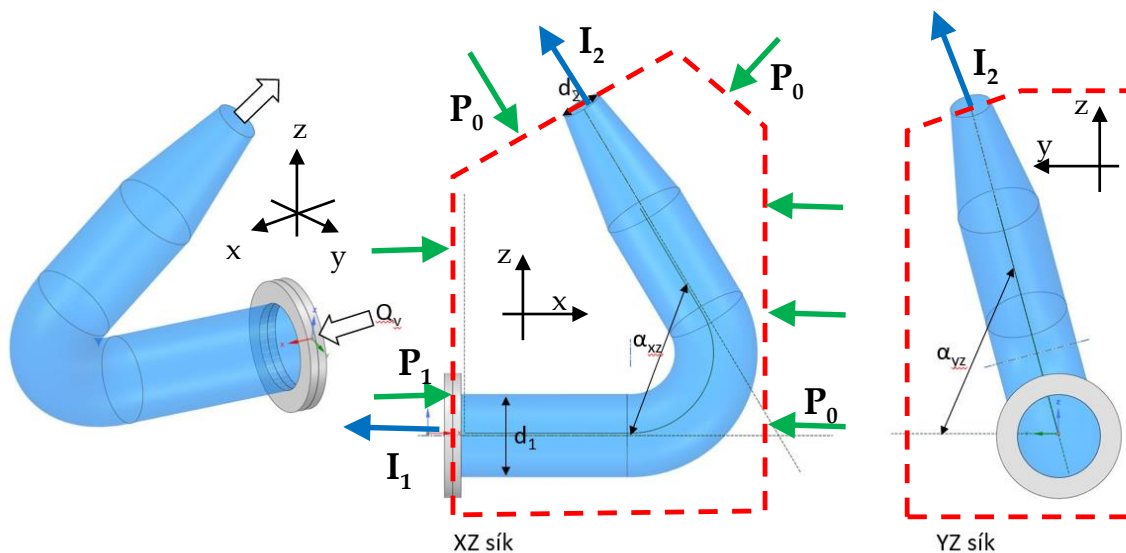


b) feladatrész

Rajzoljuk be az ábrába az ellenőrző felületet valamint az impulzusáram- és nyomásvektorokat!

Az **impulzustétel** stacioner, súrlódásmentes esetre, súlyerő elhanyagolható és szilárd test van az ellenőrző felületen belül:

$$\sum \underline{I}_i = \sum \underline{P} - \underline{R}$$



A nyomás csak az 1-es felületen nem légköri, ezért csak ott lesz nyomásból származó erő:

$$|\sum \underline{P}| = (p_1 - p_0) \cdot A_1$$

Az impulzusáram az 1-es keresztmetszetben:

$$|\underline{I}_1| = q_{m,1} \cdot v_1 = q_m \cdot v_1$$

$$I_{1,x} = -q_m \cdot v_{1,x} = -q_m \cdot v_1$$

$$I_{1,y} = 0$$

$$I_{1,z} = 0$$

Az impulzusáram az 2-es keresztmetszetben:

$$|I_2| = q_{m,2} \cdot v_2 = q_m \cdot v_2$$

$$I_{2,x} = q_m \cdot v_{2,x} = -q_m \cdot v_2 \cdot \cos\alpha_{xz}$$

$$I_{2,y} = q_m \cdot v_{2,y} = q_m \cdot v_2 \cdot \sin\alpha_{xz} \cdot \cos\alpha_{yz}$$

$$I_{2,z} = q_m \cdot v_{2,z} = q_m \cdot v_2 \cdot \sin\alpha_{xz} \cdot \sin\alpha_{yz}$$

$$\text{A tömegáram: } q_m = A_1 \cdot \rho \cdot v_1 = 0,188 \frac{\text{kg}}{\text{s}}$$

Komponens egyenletek:

- x-irány:

$$I_{1,x} + I_{2,x} = |\Sigma P| - R_x$$

$$R_x = q_m \cdot v_1 + q_m \cdot v_2 \cdot \cos\alpha_{xz} + (p_1 - p_0) \cdot A_1 =$$

$$0,188 \cdot 20 + 0,188 \cdot 80 \cdot \cos 60^\circ + 3600 \cdot \frac{0,1^2 \pi}{4} = 39,58 \text{ N}$$

- y-irány:

$$I_{1,y} + I_{2,y} = -R_y$$

$$R_y = 0 - q_m \cdot v_2 \cdot \sin\alpha_{xz} \cdot \cos\alpha_{yz} = -0,188 \cdot 80 \cdot \sin 60^\circ \cdot \cos 60^\circ =$$

$$-6,53 \text{ N}$$

- z-irány:

$$I_{1,z} + I_{2,z} = -R_z$$

$$R_z = 0 - q_m \cdot v_2 \cdot \sin\alpha_{xz} \cdot \sin\alpha_{yz} = -0,188 \cdot 80 \cdot \sin 60^\circ \cdot \sin 60^\circ =$$

$$-11,31 \text{ N}$$

$$\mathbf{R} = \sqrt{R_x^2 + R_y^2 + R_z^2} = \sqrt{39,58^2 + 6,53^2 + 11,31^2} = \mathbf{41,7 \text{ N}}$$