



Áramlástan  
Tanszék



# AM02 – Műszaki áramlástan I.

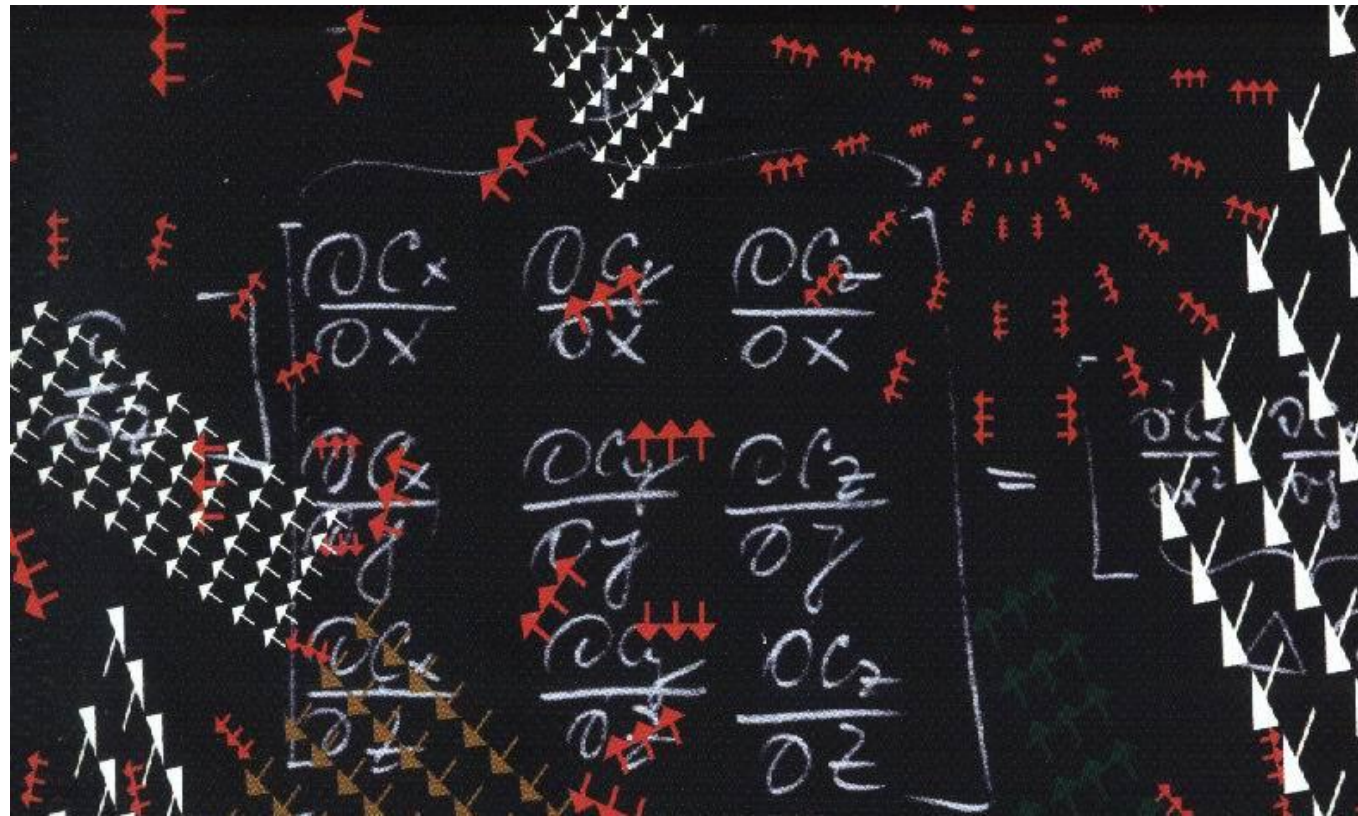
## 3.: Impulzustétel

**Dr. Szente Viktor**

adjunktus

szente@ara.bme.hu

Budapesti Műszaki és  
Gazdaságtudományi Egyetem  
Gépészmérnöki Kar  
Áramlástan Tanszék





Euler-egyenlet: mozgásegyenlet differenciál alakja.

Impulzustétel: mozgásegyenlet integrál alakja.

mozgásegyenlet: mozgásmennyiség megváltozása = tömegre ható erők folyadékra: térerő + felületen ható erő

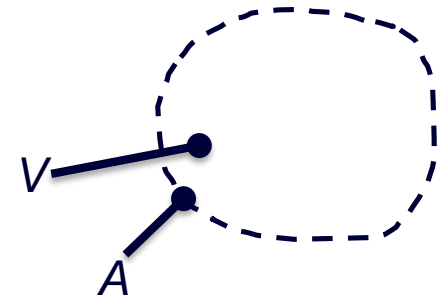
Felületen ható erő = nyomásból származó erő, ha súrlódásmentes az áramlás

$dV$  térfogatú folyadék rész tömege:  $\rho dV$

mozgásmennyisége:  $\rho \underline{v} dV$

$V$  térfogatban levő folyadék mozgásmennyisége:  $\int_V \rho \underline{v} dV$

Mozgásegyenlet: 
$$\frac{d}{dt} \int_V \rho \underline{v} dV = \int_V \rho \underline{g} dV - \int_A p d\underline{A}$$



Mozgásmennyiség időegység alatti változása: lokális + konvektív.

Konvektív: változik, mert a  $V$  térfogatban levő folyadék odébbúszik.

Másképp is kifejezhető:

$V$  térfogatot határoló  $A$  felületen a be- és kilépő közeg mozgásmennyisége eltér.



V térfogatú folyadék rész mozgásmennyiségének megváltozása:

- Lokális (instacioner áramlás)
- Konvektív (az  $A$  keresztmetszeten ki- és belépő mozgásmennyiség nem egyezik)

V folyadék rész mozgásmennyiségének időbeli változása:  $\frac{\partial}{\partial t} \int_V (\rho \underline{v}) dV$

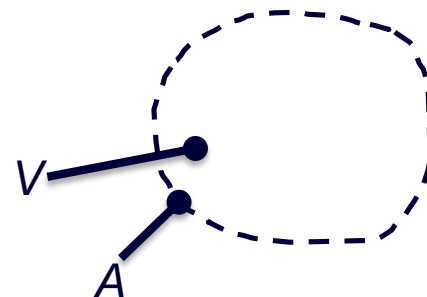
V folyadék rész mozgásmennyiségének konvektív változása:  $\int_A \underline{v} \rho (\underline{v} dA)$   
(ki- és belépő impulzusáram különbsége)

Mivel integrál alak, és az eredmény vektoriális, mindenképpen kell ellenőrző felület.

Impulzustétel:

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V (\rho \underline{v}) dV + \int_A \underline{v} \rho (\underline{v} dA) = \int_V \rho \underline{g} dV - \int_A p dA$$

$\rho \underline{v} dA$  a felületen egységnyi idő alatt átlépő tömeg; mozgásmennyiséghez  $\cdot \underline{v}$



Instacioner tag számítása nehézkes → stacioner (vagy azzá tett) áramlás célszerű



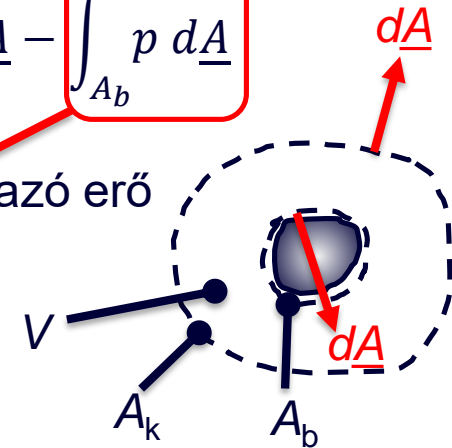
Impulzustétel, az ellenőrző felületben szilárd testtel:

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V (\rho \underline{v}) dV + \int_{A_k} \underline{v} \rho (\underline{v} d\underline{A}) + \int_{A_b} \underline{v} \rho (\underline{v} d\underline{A}) = \int_V \rho \underline{g} dV - \int_{A_k} p d\underline{A} - \int_{A_b} p d\underline{A}$$

=0 mert nincs átáramlás folyadékra ható, nyomásból származó erő

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V (\rho \underline{v}) dV + \int_A \underline{v} \rho (\underline{v} d\underline{A}) = \int_V \rho \underline{g} dV - \int_A p d\underline{A} \quad \begin{matrix} -R \\ +S \end{matrix}$$

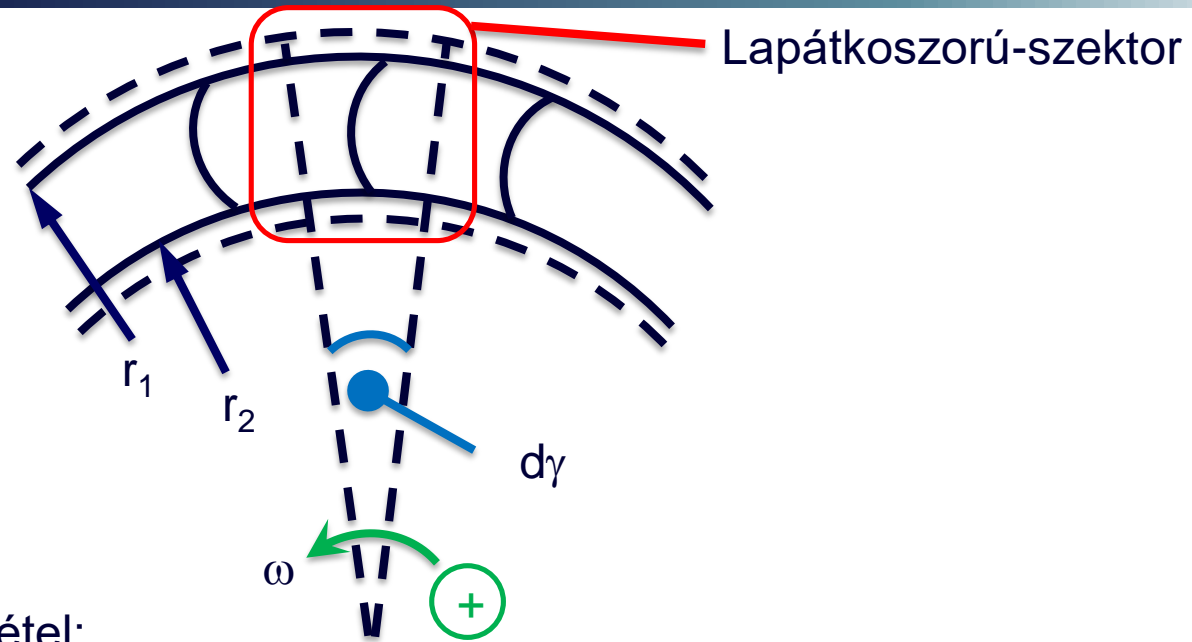
nyomásból származó erő, ami a testre hat, ezért negatív  
súrlódásból származó erő, ami a folyadékra hat, ezért pozitív



Impulzustétel: erők és mozgásmennyiség-változás egyensúlya.

Ezen erők a tér egy P pontjára vonatkozó nyomatéka ill. az impulzusáram-vektorok nyomatékának egyensúlya: impulzusnyomatéki egyenlet

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V \underline{r} \times (\rho \underline{v}) dV + \int_A \underline{r} \times \underline{v} \rho (\underline{v} d\underline{A}) = \int_V \underline{r} \times \rho \underline{g} dV - \int_A \underline{r} \times p d\underline{A} - \underline{M} + \underline{M}_s$$



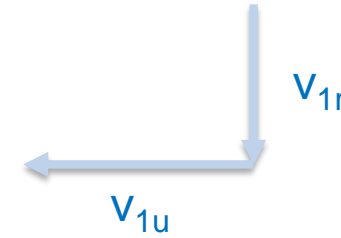
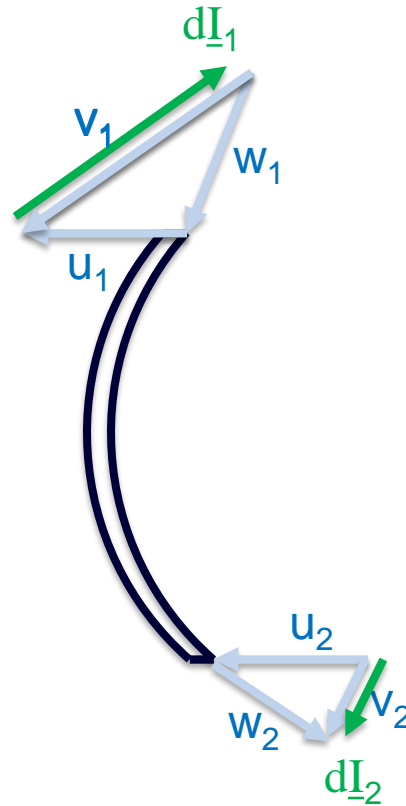
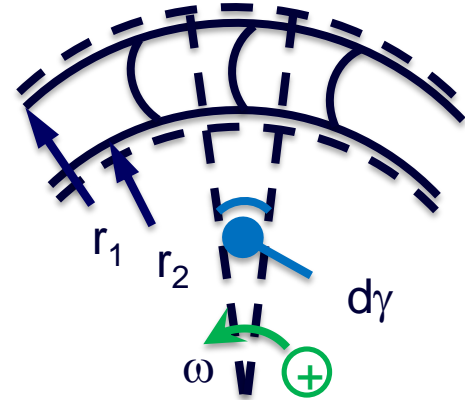
Impulzusnyomatéki tétel:

~~$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V \underline{r} \times (\rho \underline{v}) dV + \int_A \underline{r} \times \underline{v} \rho (\underline{v} dA) = \int_V \underline{r} \times \rho \underline{g} dV - \int_A \underline{r} \times p dA - \underline{M} + \underline{M}_s$$~~

Feltételezések, egyszerűsítések (abszolút rendszerben vizsgáljuk):

- Ha elég sűrű ("végtelenül"), akkor stacionernek tekinthető az áramlás, és
- a nyomásból származó erőknek nincs nyomatéka a tengelyre,
- térerő, súrlódás hatása elhanyagolható.

Így az impulzusnyomatéki tétel végül:  $\int_A \underline{r} \times \underline{v} \rho \underline{v} dA = -\underline{M}$



$v_1$ : előterelő miatt érkezik így

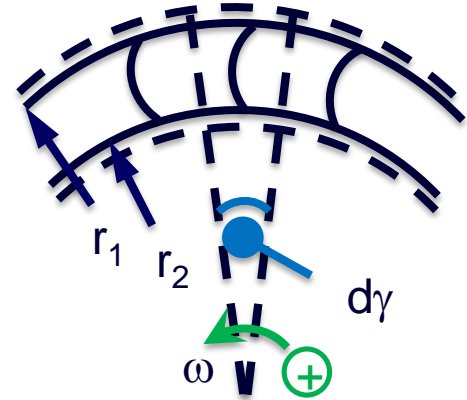
Rajz síkjára merőleges méret

Egységnyi tömegáram jelölt felületrészeken:  $dq_m = r_1 dy \cdot b \cdot \rho \cdot v_{1r}$

Impulzusáram:  $|dI| = dq_m |v|$

Nyomatéki egyensúly:  $-dI_{1u}r_1 + dI_{2u}r_2 = -dM = -dq_m v_{1u}r_1 + dq_m v_{2u}r_2$

# FRANCIS-TURBINA, EULER-TURBINAEGYENLET



$$-dI_{1u}r_1 + dI_{2u}r_2 = -dM = -dq_m v_{1u}r_1 + dq_m v_{2u}r_2$$

Mivel hengerszimmetrikus:  $M = q_m(v_{1u}r_1 - v_{2u}r_2)$

Tengelyteljesítmény:  $P = M \cdot \omega$

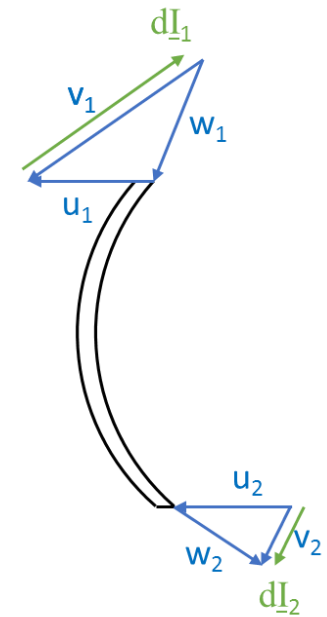
Áramlási teljesítmény (súrlódásmentes esetben):  $P = -\Delta p_{\text{öid}} \cdot q_v$

$$\cancel{q_v} \cdot \rho \cdot (v_{1u}r_1 - v_{2u}r_2) \cdot \omega = -\Delta p_{\text{öid}} \cdot \cancel{q_v}$$

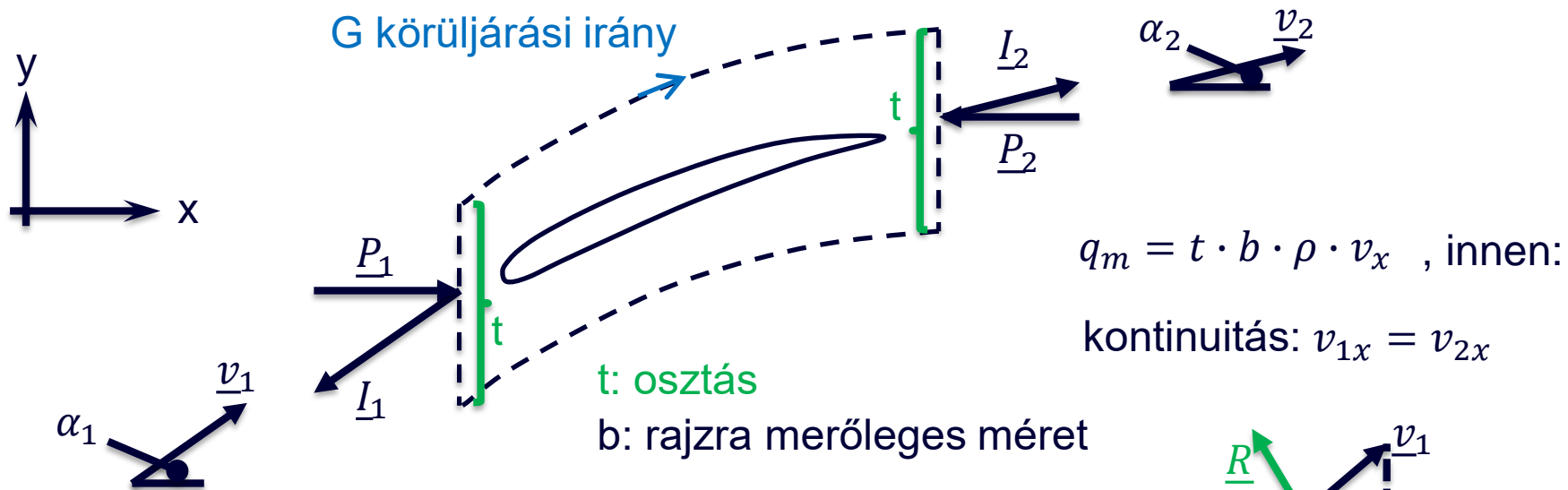
$q_m$

$$\Delta p_{\text{öid}} = \rho \cdot (\omega v_{2u} r_2 - \omega v_{1u} r_1) = \rho \cdot (v_{2u} u_2 - v_{1u} u_1)$$

Euler-turbinaegyenlet



# SZÁRNYRÁCS (VÉGTELEN NAGY KITERJEDÉSŰ)

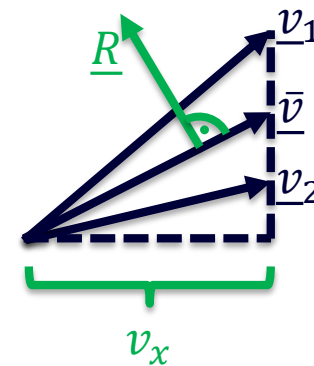


Impulzustétel:

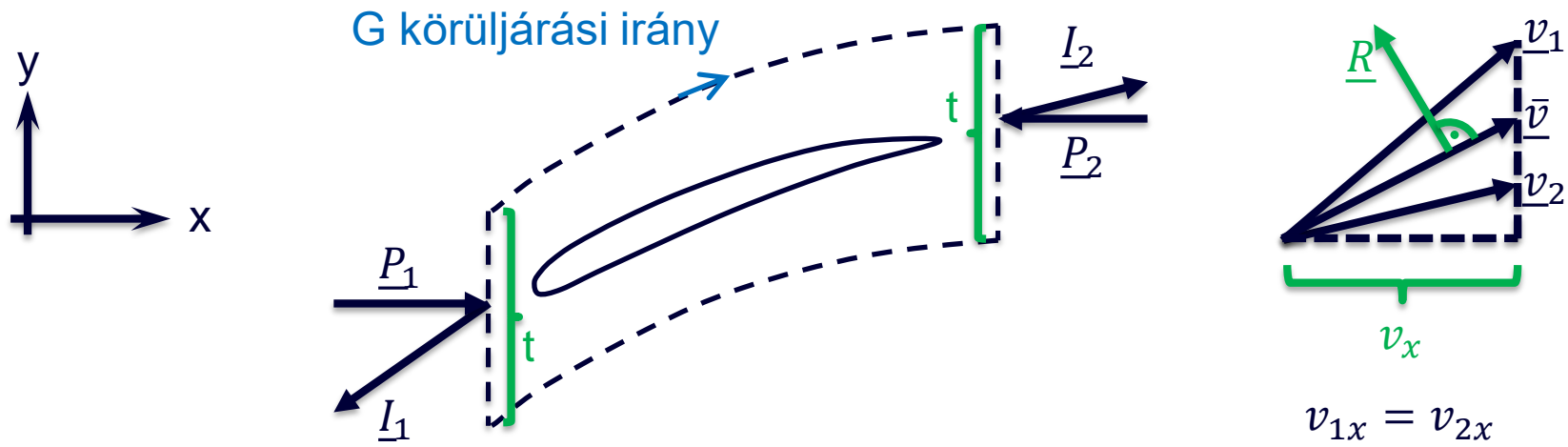
$$\cancel{\frac{\partial}{\partial t} \int_V (\rho \underline{v}) dV} + \int_{\underline{A}} \underline{v} \rho (\underline{v} d\underline{A}) = \cancel{\int_V \rho \underline{g} dV} - \int_{\underline{A}} p d\underline{A} - \underline{R}$$

Egyszerűsítések: stacioner, súrlódásmentes, súlyerő elhanyagolva:

$$\int_{\underline{A}} \underline{v} \rho (\underline{v} d\underline{A}) = - \int_{\underline{A}} p d\underline{A} - \underline{R}$$







Impulzustétel X és Y irányú komponensegyenletei:

$$X: -I_{1x} + I_{2x} = P_{1x} - P_{2x} - R_x \rightarrow -\rho v_{1x}^2 A + \rho v_{2x}^2 A = p_1 A - p_2 A - R_x$$

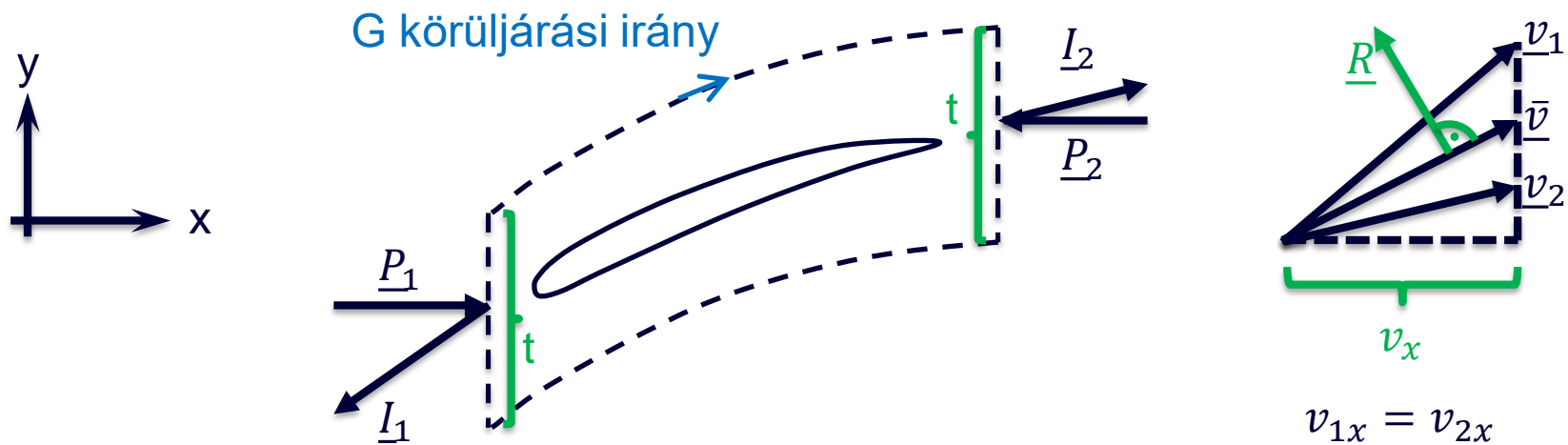
$$Y: -I_{1y} + I_{2y} = -R_y \rightarrow -\rho v_x A v_{1y} + \rho v_x A v_{2y} = -R_y$$

$$A = t \cdot b = t \cdot 1m \text{ valamint } v_{1x} = v_{2x} \text{ ezért } q_m = \rho v_x A = \rho v_x t$$

$$X: ~~-\rho v_{1x}^2 A + \rho v_{2x}^2 A~~ = p_1 A - p_2 A - R_x \rightarrow R_x = p_1 t - p_2 t = (p_1 - p_2) t$$

$$Y: -\rho v_x A v_{1y} + \rho v_x A v_{2y} = -R_y \rightarrow R_y = \rho v_x t (v_{1y} - v_{2y})$$

## SZÁRNYRÁCS



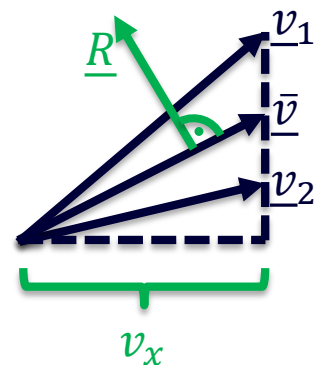
Bernoulli 1 és 2 között:  $p_1 - p_2 = \frac{\rho}{2} (v_2^2 - v_1^2)$

$$v_2^2 - v_1^2 = \cancel{v_{2x}^2} + v_{2y}^2 - \cancel{v_{1x}^2} - v_{1y}^2 = v_{2y}^2 - v_{1y}^2 \text{ ebből}$$

$$p_1 - p_2 = \frac{\rho}{2} (v_{2y}^2 - v_{1y}^2) = \frac{\rho}{2} (v_{2y} + v_{1y})(v_{2y} - v_{1y})$$

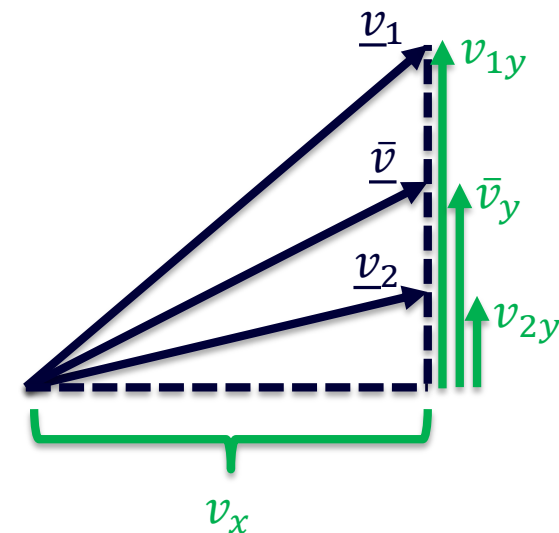
$$\text{Cirkuláció: } \Gamma = \oint_G \underline{v} d\underline{s}$$

$$\text{Az ellenőrző "felületre" felírva: } \Gamma = t(v_{1y} - v_{2y})$$

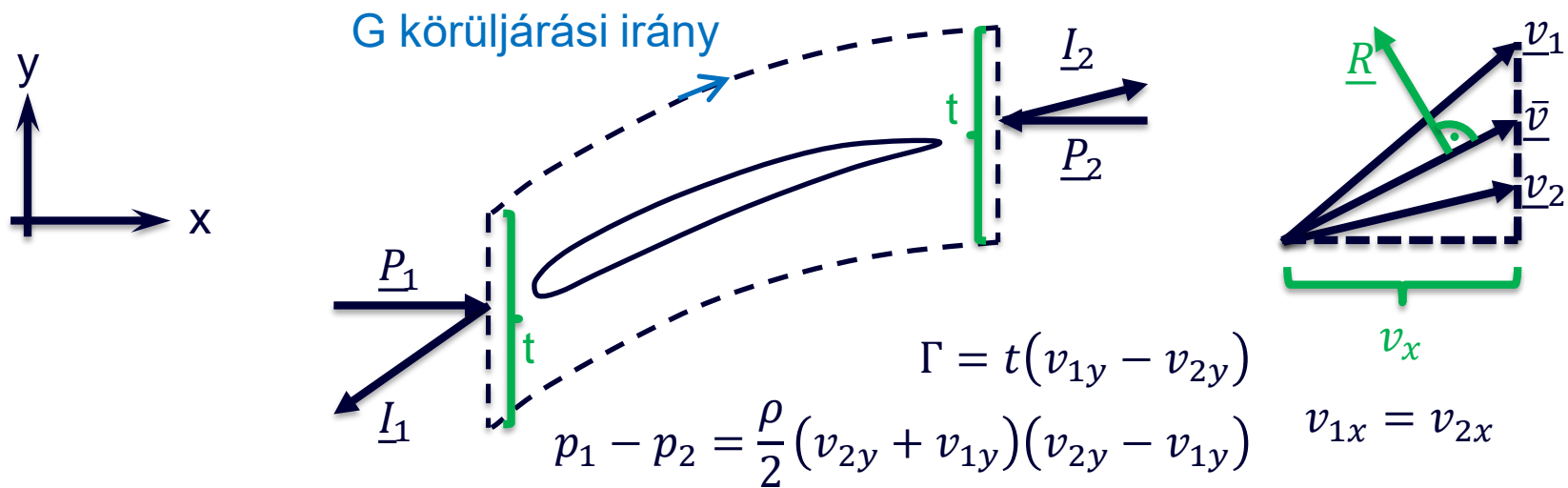


$$v_{1x} = v_{2x}$$

$$|\underline{v}| = \sqrt{v_x^2 + v_y^2}$$



# SZÁRNYRÁCS

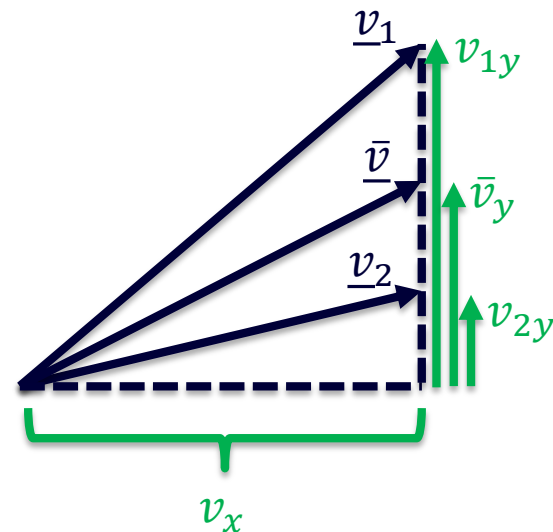


$$R_x = (p_1 - p_2)t = \frac{\rho}{2}(v_{2y} + v_{1y})(v_{2y} - v_{1y})t = -\frac{\rho}{2}t(v_{2y} + v_{1y})(v_{1y} - v_{2y}) =$$

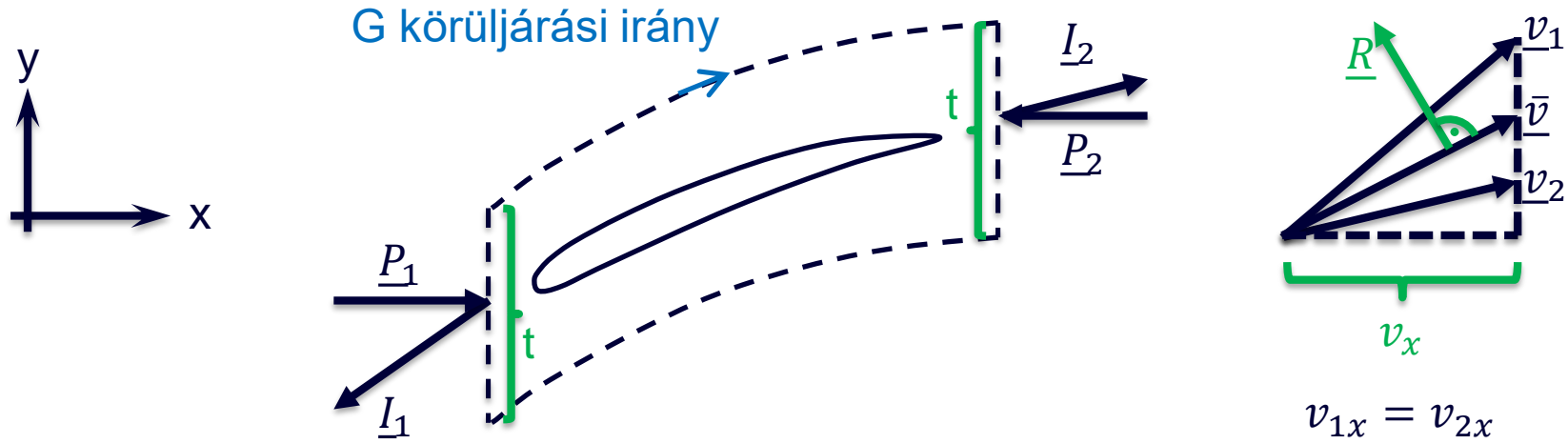
$$= -\frac{\rho}{2}\Gamma(v_{2y} + v_{1y})$$

$$R_y = \rho v_x t(v_{1y} - v_{2y}) = \rho v_x \Gamma$$

$$|\underline{R}| = \sqrt{R_x^2 + R_y^2} = \rho \Gamma \sqrt{\left(\frac{v_{2y} + v_{1y}}{2}\right)^2 + v_x^2} = \rho \cdot \Gamma \cdot \bar{v}$$



# SZÁRNYRÁCS, KUTTA-ZSUKOVSZKIJ TÉTEL



$$|\underline{R}| = \sqrt{R_x^2 + R_y^2} = \rho \Gamma \sqrt{\left(\frac{v_{2y} + v_{1y}}{2}\right)^2 + v_x^2} = \rho \cdot \Gamma \cdot |\underline{v}|$$

Ha  $t \rightarrow \infty$  akkor  $v_{1y} - v_{2y} \rightarrow 0$  (egyre kevésbé bírja elterelni), ezért:

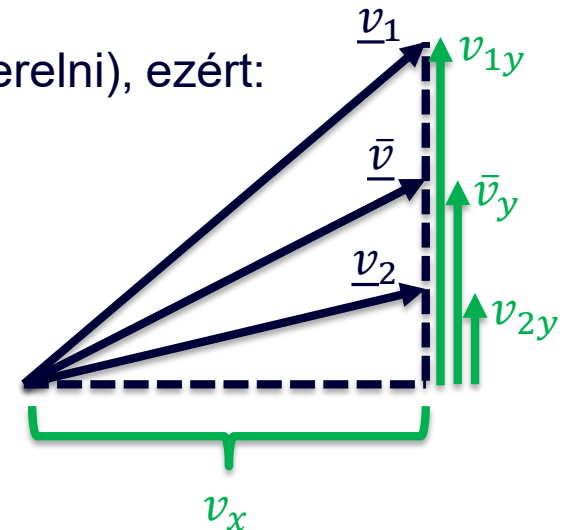
$\underline{v}_2 \rightarrow \underline{v}_1$ , vagyis  $\underline{v} \cong \underline{v}_1 = \underline{v}_\infty$ , és

$(p_1 - p_2) \rightarrow 0$

Innen:

$R = F_f = \rho \cdot \Gamma \cdot |\underline{v}_\infty|$

Kutta-Zsukovszkij tétel





Egy szárny húr hossza  $h = 1.3 \text{ m}$ , húr merőleges hossza  $L = 1 \text{ m}$ .

A levegő sűrűsége  $\rho = 1.2 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$ , a szárny haladási sebessége  $v_\infty = 80 \frac{\text{m}}{\text{s}}$ .

A szárny felső részén az áramlási sebesség átlagosan  $v_f = 1.1 \cdot v_\infty$ ,  
az alsó részén átlagosan  $v_a = 0.9 \cdot v_\infty$

Mekkora felhajtóerőt termel a szárny?

$$\Gamma = \oint_G \underline{v} d\underline{s} \cong v_f \cdot h - v_a \cdot h = 1.3 \cdot (0.2 \cdot v_\infty) = 0.26 \cdot v_\infty$$

$$F_f = \rho \cdot v_\infty \cdot \Gamma = 1997 \frac{\text{N}}{\text{m}}$$

## GYAKORLÓ FELADAT 2.

Hátrahajló lapátoszású radiális ventilátor.  $\rho = 1.2 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$ , járókerék átmérője  $D_2 = 500 \text{ mm}$ , lapátszélesség  $b = 60 \text{ mm}$ , kilépő lapátszög  $\beta_2 = 45^\circ$ , a kilépő sebesség sugárirányú (radiális) komponense  $v_{2r} = 15 \frac{\text{m}}{\text{s}}$ , a fordulatszám  $n = 1440 \frac{1}{\text{min}}$ , a belépés perdületmentes.

Kérdés:  $q_v = ?$ ,  $\Delta p_{\text{öid}} = ?$ ,  $P = ?$

$$q_v = D_2 \pi b_2 v_{2r} = 1.41 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$

$$\omega = 2\pi n = 150 \frac{1}{\text{s}}$$

Perdületmentes:  $v_{1u} = 0$

$$\Delta p_{\text{öid}} = \rho \cdot (v_{2u} u_2 - v_{1u} u_1) = \rho \cdot v_{2u} u_2$$

$$u_2 = \frac{D_2}{2} \omega = 37.7 \frac{\text{m}}{\text{s}}$$

$$v_{2u} = u_2 - \frac{v_{2r}}{\text{tg}\beta_2} = 22.7 \frac{\text{m}}{\text{s}} \rightarrow \Delta p_{\text{öid}} = \rho \cdot v_{2u} u_2 = 1026 \text{ Pa}$$

$$P = q_v \cdot \Delta p_{\text{öid}} = 1.45 \text{ kW}$$

