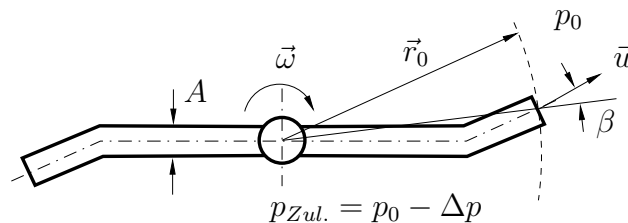


# Kapitel 5

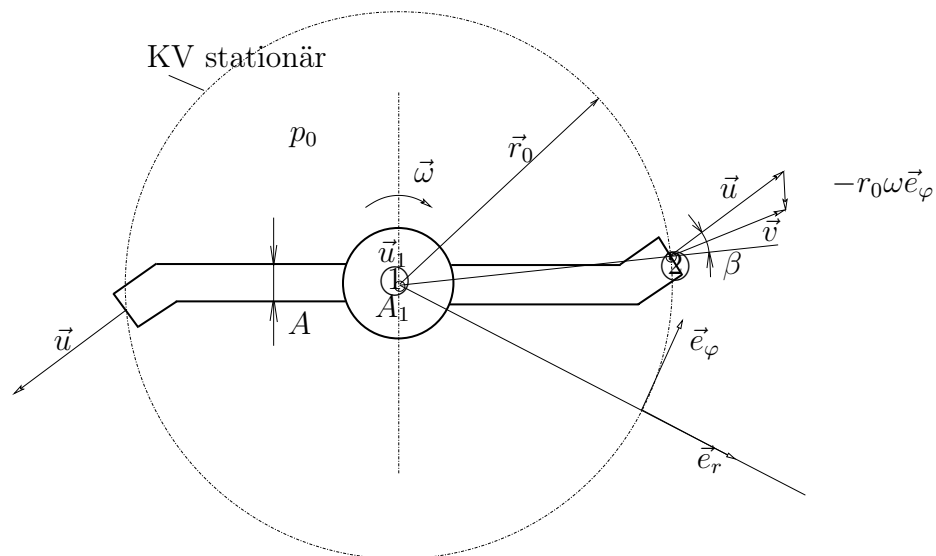
## Drehimpulssatz

### 5.1 Rasensprenger.

Ein zweiarmiger Rasensprenger mit vertikaler Achse muss bei stationärer Drehung ein Reibungsmoment  $\vec{M}_r$  überwinden. Der Wasserdruck in der Zuleitung unmittelbar vor Eintritt in die beiden Arme beträgt  $p_0 - \Delta p$  mit dem Atmosphärendruck  $p_0$ . Die Querschnittsfläche jedes Armes ist  $A$  und die Querschnittsfläche der Zuleitung  $A_1 = 2A$ . Weiters sind auch  $r_0, \beta$  und  $\rho$  bekannt.



Bestimmen Sie die Winkelgeschwindigkeit  $\vec{\omega}$ , mit welcher der Rasensprenger rotiert, sowie den Volumenstrom  $\dot{V}$ .



$$\vec{e}_r = \begin{pmatrix} \cos \varphi \\ \sin \varphi \\ 0 \end{pmatrix}, \quad \vec{e}_\varphi = \begin{pmatrix} -\sin \varphi \\ \cos \varphi \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\vec{u} = u \cos \beta \vec{e}_r + u \sin \beta \vec{e}_\varphi$$

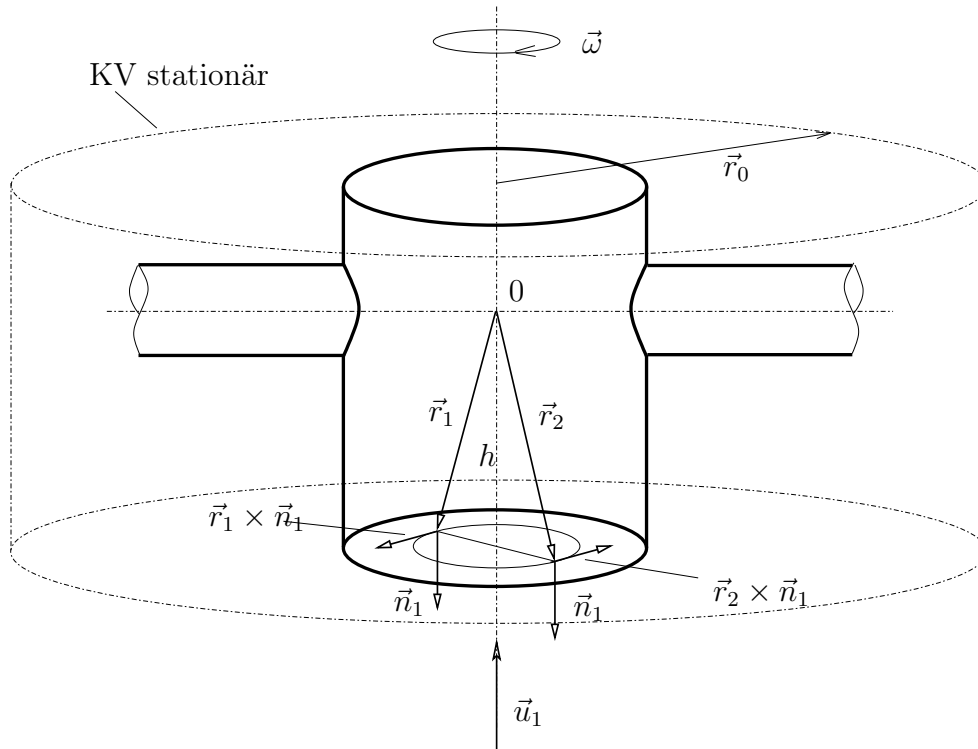
... Austrittsgeschwindigkeit im bewegten Bezugssystem

$$\vec{v} = \vec{u} + r_0 \omega (-\vec{e}_\varphi) = u \cos \beta \vec{e}_r + (u \sin \beta - r_0 \omega) \vec{e}_\varphi$$

... Austrittsgeschwindigkeit im ruhenden Bezugssystem

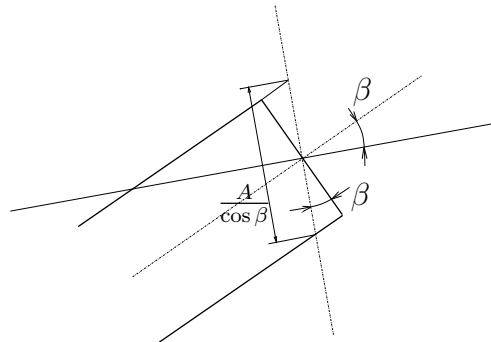
### 5.1.1 Winkelgeschwindigkeit $\vec{\omega}$

#### Kontrollvolumen



#### Massenbilanz MB

für  $r_0 \gg r_A = \sqrt{A/\pi}$  gilt:



$$A: \quad v_n = \vec{u} \cdot \vec{e}_r = (u \cos \beta \vec{e}_r + u \sin \beta \vec{e}_\varphi) \cdot \vec{e}_r = u \cos \beta$$

$$A_1 : v_n = \vec{u}_1 \cdot (-\vec{e}_z) = -u_1$$

$$\oint_{\partial \text{KV}} \rho v_n dO = 0 = -\rho u_1 A_1 + 2\rho u \cos \beta \frac{A}{\cos \beta} \rightarrow u_1 = u$$

### Bernoulli-Gleichung für ein rotierendes Bezugssystem

allgemein:

$$\boxed{\frac{p}{\rho} + \frac{u^2}{2} - \frac{r^2 \omega^2}{2} = \text{const}}$$

entlang einer Stromlinie von ①-②,  $\rho = \text{const}$ :

$$\begin{aligned} \frac{p_0 - \Delta p}{\rho} + \frac{u_1^2}{2} &= \frac{p_0}{\rho} + \frac{u^2}{2} - \frac{r_0^2 \omega^2}{2} \\ \rightarrow \Delta p &= \frac{\rho r_0^2 \omega^2}{2} \\ \rightarrow \omega &= \sqrt{\frac{2\Delta p}{\rho r_0^2}} \end{aligned}$$

### 5.1.2 Volumenstrom $\dot{V}$

#### Drehimpulsbilanz DIB

für ein ruhendes Bezugssystem:

$$\boxed{\oint_{\partial \text{KV}} \varrho v_n (\vec{r} \times \vec{v}) dO + \oint_{\partial \text{KV}} p (\vec{r} \times \vec{n}) dO = \int_{\text{KV}} \varrho (\vec{r} \times \vec{g}) dV + \vec{M}_r}$$

$$\oint_{\partial \text{KV}} \varrho v_n (\vec{r} \times \vec{v}) dO \quad \dots \quad \text{konvektiver Term}$$

$$\oint_{\partial \text{KV}} p (\vec{r} \times \vec{n}) dO \quad \dots \quad \text{Druckterm}$$

$$\int_{\text{KV}} \varrho (\vec{r} \times \vec{g}) dV \quad \dots \quad \text{Schwerkraftterm}$$

$$\vec{M}_r \quad \dots \quad \text{auf das Medium wirkende Moment}$$

#### konvektiver Term

$$\begin{aligned} \vec{e}_r \times \vec{e}_\varphi = \vec{e}_z = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix}, \quad \vec{e}_r \times \vec{e}_z = \begin{pmatrix} \sin \varphi \\ -\cos \varphi \\ 0 \end{pmatrix} = -\vec{e}_\varphi, \quad \vec{e}_i \times \vec{e}_i = \vec{0} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \\ \vec{e}_r \cdot \vec{e}_r = 1, \quad \vec{e}_r \cdot \vec{e}_\varphi = 0 \end{aligned}$$

Für  $A_1$  gilt:  $\vec{r} = r\vec{e}_r - h\vec{e}_z$

$$\begin{aligned} \int_{A_1} \rho v_n (\vec{r} \times \vec{v}) \, dO &= \int_0^{2\pi} \int_0^{\sqrt{\frac{A_1}{\pi}}} \rho(-u_1) (r\vec{e}_r - h\vec{e}_z) \times (u_1\vec{e}_z) r \, dr \, d\varphi \\ &= \rho u_1^2 \underbrace{\int_0^{2\pi} \vec{e}_\varphi \, d\varphi}_0 \int_0^{\sqrt{\frac{A_1}{\pi}}} r^2 \, dr = 0 \end{aligned}$$

Für  $A$  gilt  $r_0 \gg r_A = \sqrt{A/\pi}$  und somit  $\vec{r} \approx \vec{r}_0$ :

$$\begin{aligned} \vec{r} \times \vec{v} &= \vec{r}_0 \times \vec{v} = (r_0\vec{e}_r) \times (u \cos \beta \vec{e}_r + (u \sin \beta - r_0\omega) \vec{e}_\varphi) \\ &= r_0 (u \sin \beta - r_0\omega) \vec{e}_z \\ \Rightarrow \oint_{\partial KV} \rho v_n (\vec{r} \times \vec{v}) \, dO &= 2\rho u \cos \beta r_0 (u \sin \beta - r_0\omega) \frac{A}{\cos \beta} \vec{e}_z \end{aligned}$$

### Druckterm

$$\begin{aligned} \oint_{\partial KV} p (\vec{r} \times \vec{n}) \, dO &= \underbrace{\oint_{\partial KV} p_0 (\vec{r} \times \vec{n}) \, dO}_0 - \int_{A_1} p_0 (\vec{r} \times \vec{n}) \, dO \\ &\quad + \int_{A_1} (p_0 - \Delta p) (\vec{r} \times \vec{n}) \, dO \\ &= -\Delta p \int_{A_1} (r\vec{e}_r - h\vec{e}_z) \times (-\vec{e}_z) r \, dr \, d\varphi \\ &= -\Delta p \underbrace{\int_0^{2\pi} \vec{e}_\varphi \, d\varphi}_0 \int_0^{\sqrt{\frac{A_1}{\pi}}} r^2 \, dr = 0 \end{aligned}$$

Anschauliche Begründung:

Zu jedem Punkt in  $A_1$  mit Ortsvektor  $\vec{r}_1$  und Richtungsvektor  $\vec{r}_1 \times \vec{n}_1$  gibt es genau einen gegenüberliegenden Punkt mit Ortsvektor  $\vec{r}_2$  und entgegengesetztem Richtungsvektor  $\vec{r}_2 \times \vec{n}_1$ . Das Druckintegral über die Fläche  $A_1$  verschwindet.

### Schwerkraftterm

$$\int_{KV} \rho (\vec{r} \times \vec{g}) \, dV = 0 \quad \text{aus (obigen) Symmetriegründen!}$$

### Moment

$$\vec{M} = \vec{M}_r = M_r \vec{e}_z$$

Das alles eingesetzt in die DIB ergibt

$$2\rho r_0 u (u \sin \beta - r_0\omega) A \vec{e}_z = M_r \vec{e}_z$$

$$\begin{aligned} &\rightarrow 2\rho r_0 u^2 \sin \beta A - 2\rho r_0^2 u \omega A = M_r \\ \Rightarrow &u^2 - \frac{r_0 \omega}{\sin \beta} u - \frac{M_r}{2\rho r_0 \sin \beta A} = 0 \\ &\rightarrow \text{für } M_r > 0: \quad u = \frac{r_0 \omega}{2 \sin \beta} + \sqrt{\left(\frac{r_0 \omega}{2 \sin \beta}\right)^2 + \frac{M_r}{2\rho r_0 \sin \beta A}} \\ \\ \Rightarrow &\dot{V} = 2Au \\ &= \frac{Ar_0 \omega}{\sin \beta} + \sqrt{\left(\frac{Ar_0 \omega}{\sin \beta}\right)^2 + \frac{2AM_r}{\rho r_0 \sin \beta}} \end{aligned}$$