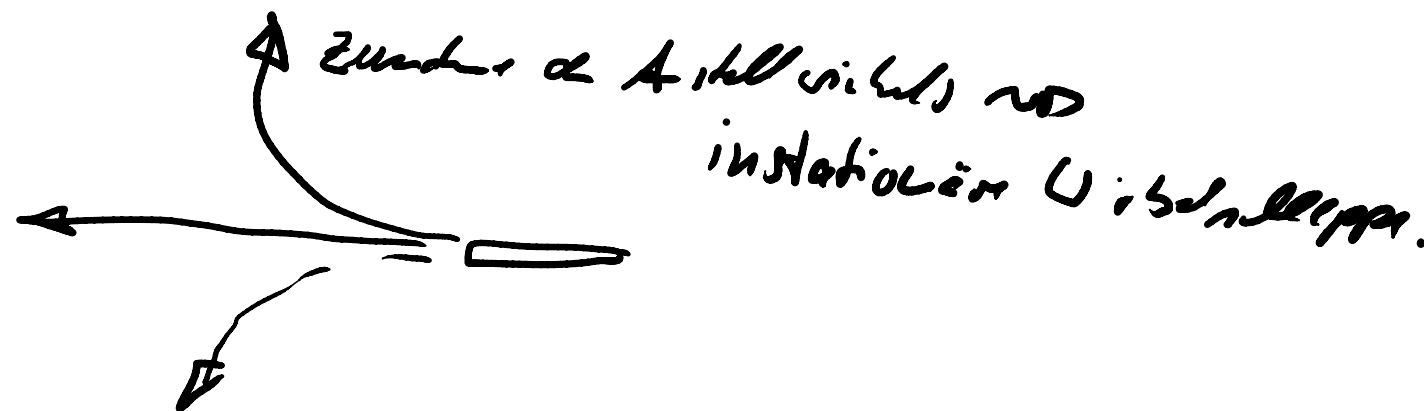
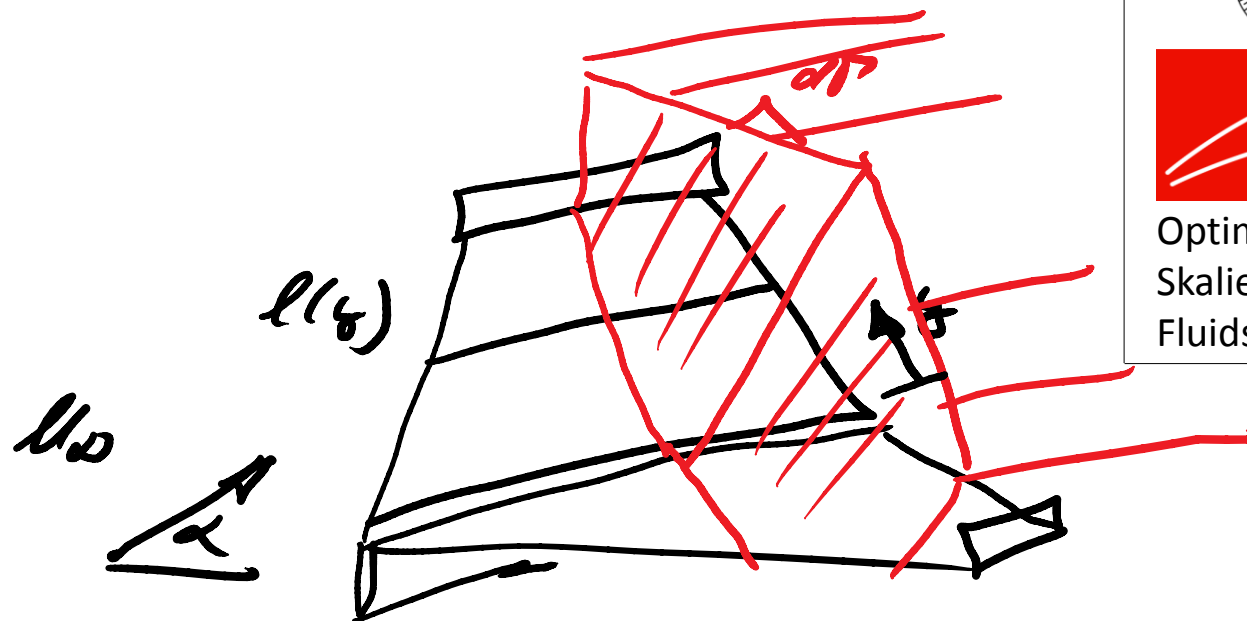




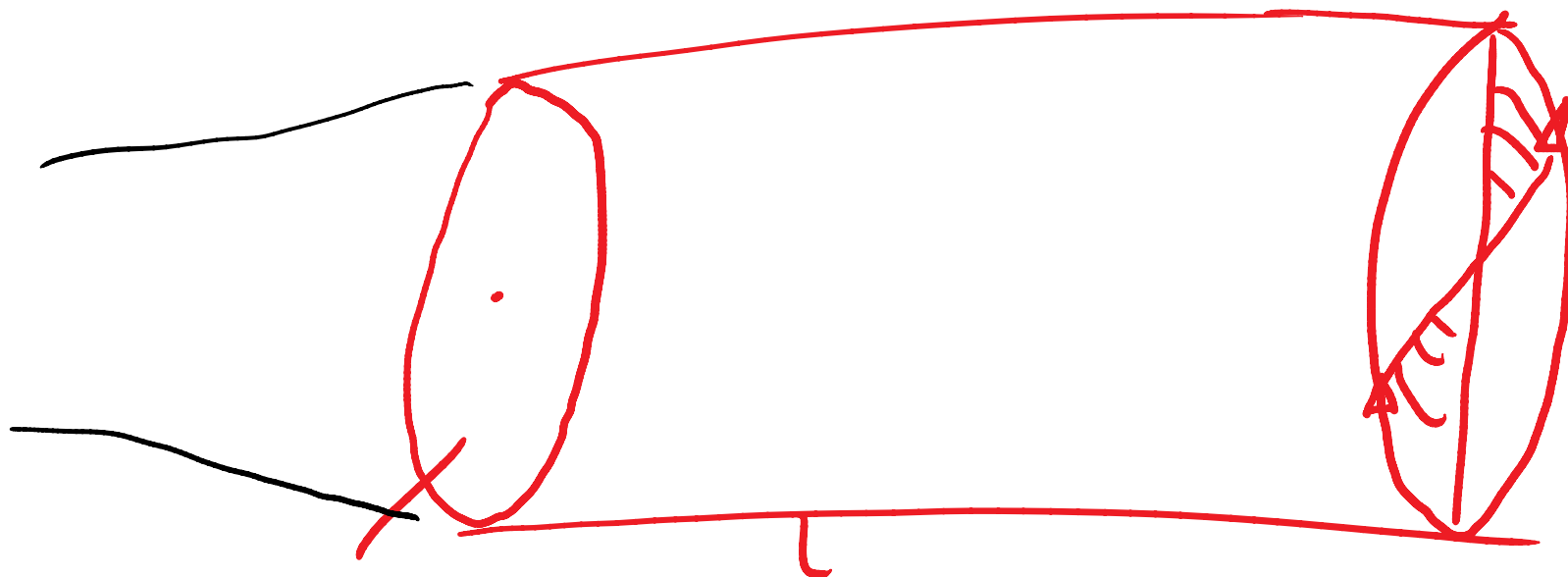
$$C_A = 2\pi\alpha$$

$$\begin{cases} A = C_A \frac{\rho}{2} U_\infty^2 l(\frac{y}{2}) \\ A = -\rho \Gamma U_\infty \end{cases}$$

$$\begin{aligned} \Gamma &= -U_\infty l(\frac{y}{2}) \frac{1}{2} C_A \\ &= -U_\infty l(\frac{y}{2}) \pi\alpha \end{aligned}$$

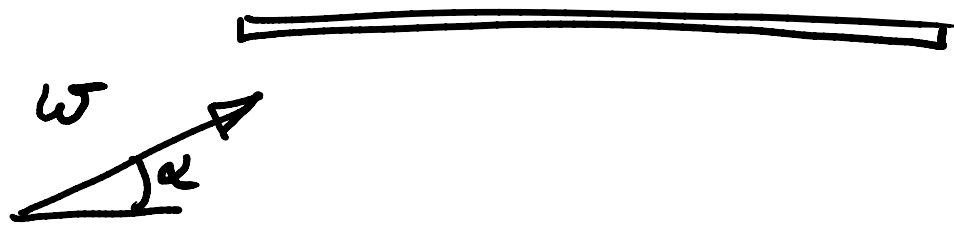


↑  $\Gamma$  ändert sich nicht bei  
instationärem Uiberschlag.

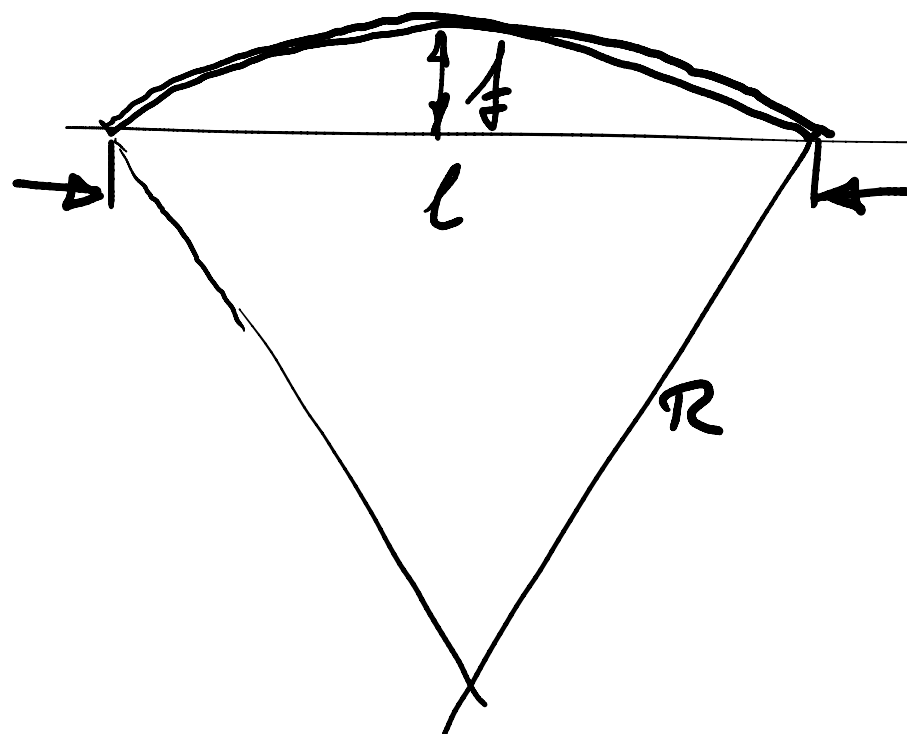


Wirbelscheibe  
gebildet aus  
Wirbel

Wirbelmarkt  
abschwimmend U. d. d. l.



$$C_A = 2\pi \sin \alpha.$$
$$\approx 2\pi \alpha$$



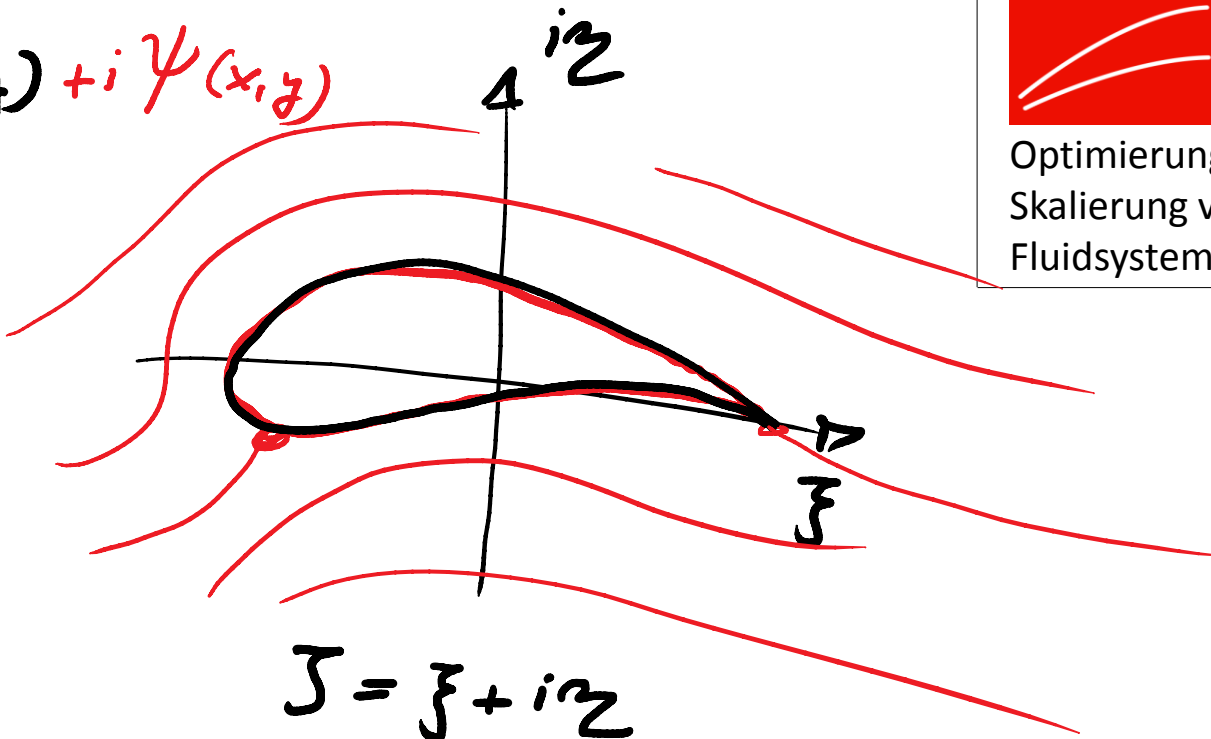
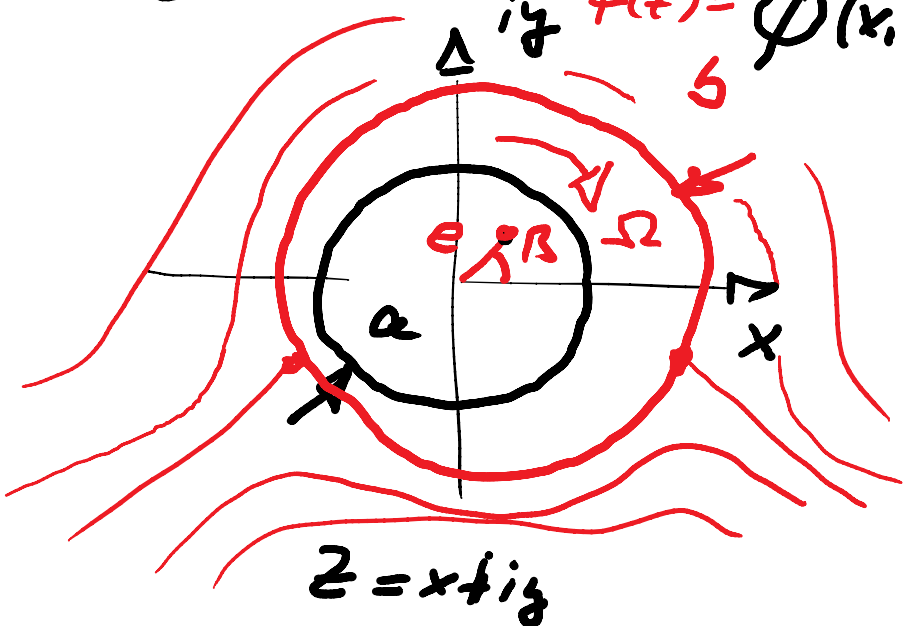
$$C_A = 2\pi \left( \sin \alpha + \frac{2f}{l} \right)$$



$$\Gamma = \Omega b^2 2\pi$$

# Joukowski-Profil

$$F(z) = \phi(x, y) + i\psi(x, y)$$



$$\zeta(z) = z + \frac{a^2}{z}$$

Joukowski'sche Konforme Abbildung

↳ Spurk Kop 10.2

NACA - Profile  
Epple - Profile  
TU-Delft → } Profilkataloge  
  
 $C_A$  } Profilpole.  
 $C_W$  }

Gittertheorie: Theory of Wing sections

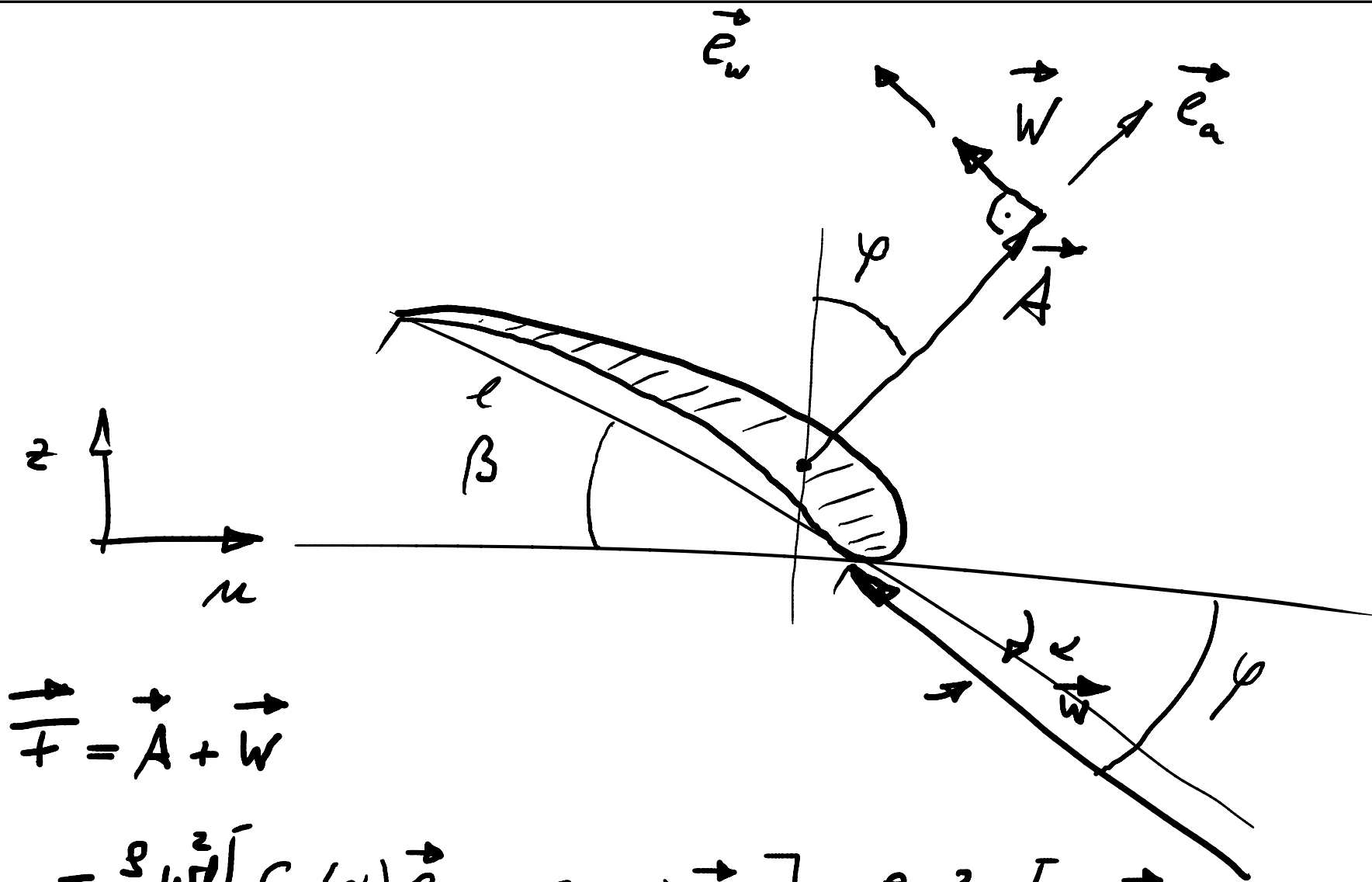


TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT



Optimierung und  
Skalierung von  
Fluidsystemen

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz  
Wintersemester 2012/13  
Vorlesung 5 F 56



$$\vec{F} = \vec{A} + \vec{W}$$

$$= \frac{\rho}{2} W^2 l \left[ C_A(\alpha) \vec{e}_a + C_w(\alpha) \vec{e}_w \right] = \frac{\rho}{2} W^2 l \left[ C_z \vec{e}_z + C_m \vec{e}_m \right]$$

$\psi$  ist der Drehwinkel für die Koordinatentransform.



$$\left. \begin{aligned} C_z &= C_A \cos \varphi - C_w \sin \varphi \\ C_u &= C_A \sin \varphi + C_w \cos \varphi \end{aligned} \right\} \text{Transformations-} \\ \text{für die Ko-ordn.}$$

$$\vec{t}_i = a_{ij} \vec{t}_j'$$

$a_{ij}$  ist die Transformationsmatrix

$$a_{ij} = \vec{e}_i \cdot \vec{e}_j'$$

Herleitung  $\vec{t}_i = t_i \vec{e}_i = t_i' \vec{e}_i' \quad | \cdot \vec{e}_j'$

$$\boxed{t_i \vec{e}_i \cdot \vec{e}_j' = t_i'}$$

vgl. Sprueh  
Anhang



Blattanzahl  $i$  (z.B.  $i=3$ )

Schub  $\checkmark$

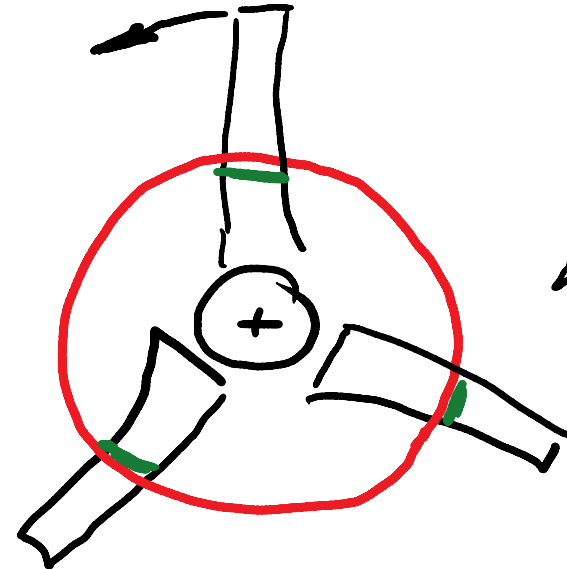
Moment  $M_z$

Völligkeit  $\lambda := \frac{i \ell}{2\pi r}$

klein bei  
schmalen  
Blättern:

$$\lambda = \frac{\Omega R}{c_0}$$

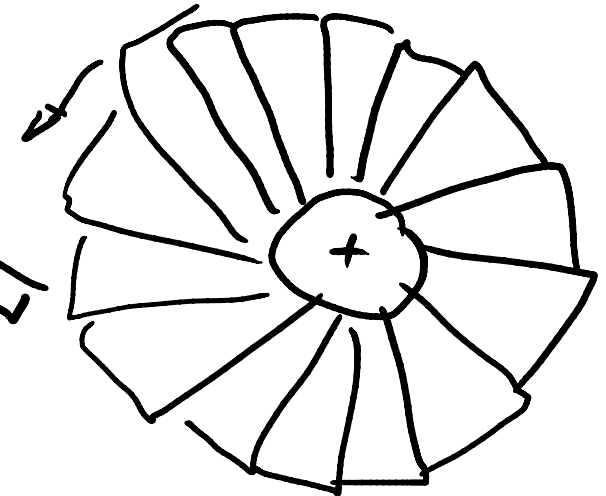
$$u = \Omega R$$



$\lambda \approx 5$

schmalblättrige  
Propeller

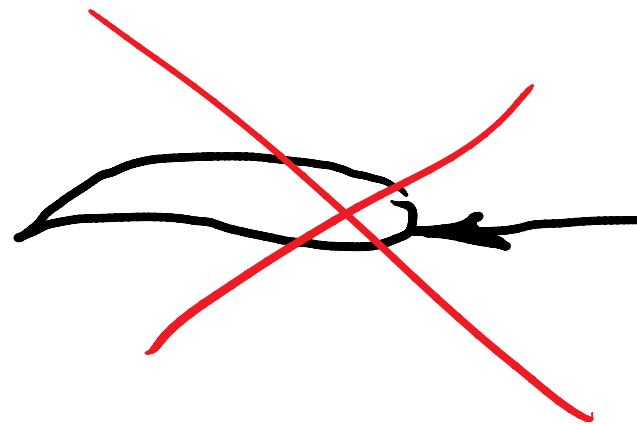
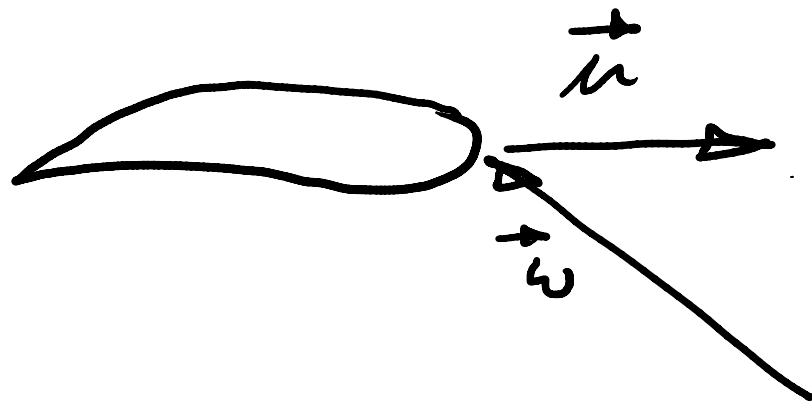
Westerwind



$\lambda \approx 2$

breitblättrige  
Propeller





Zum Begriff Schnellleitigkeit

Schnellleitigkeit

$$\lambda = \frac{\Omega R}{c_0}$$

Windturbinen, ...

Durchleitigkeit

$$\varphi = \frac{c_0}{\Omega R} = \frac{1}{\lambda}$$

Fortschrittszahl

$$\lambda = \frac{c_0}{\Omega R}$$

Schnellleitigkeit

$$\bar{c} = 2n (2gH)^{-3/4} \dot{V}^{1/2} \pi^{1/2}$$

im Cardan-Antrieb

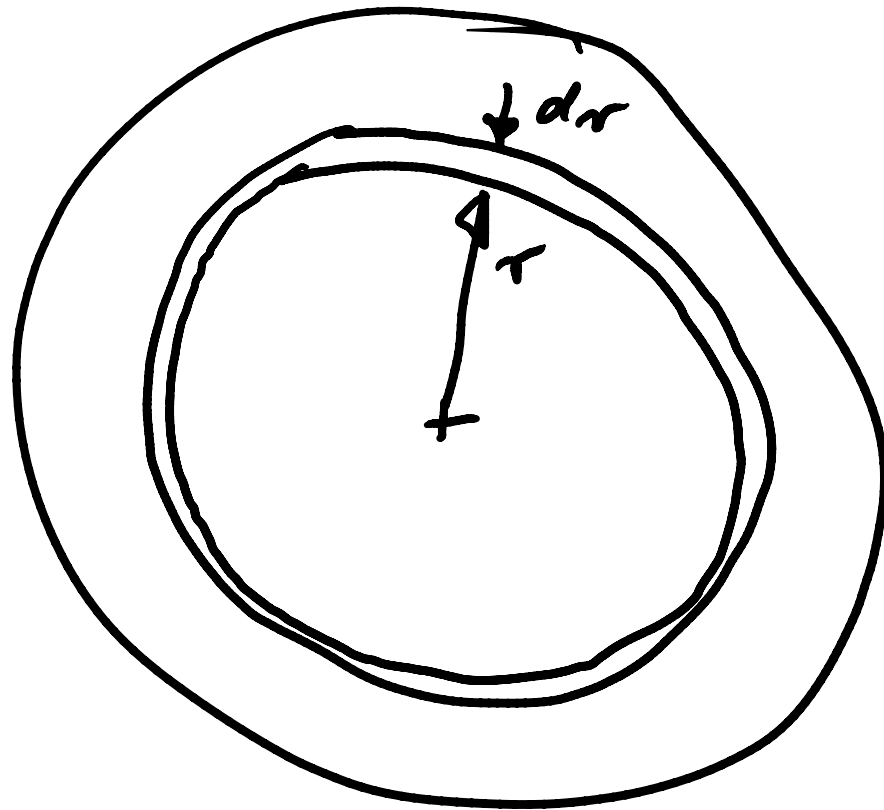
Drehzahl

$$n = \Omega / 2\pi$$

$$\Delta P = \rho g H$$

$$\dot{V} = \bar{c} A$$

Schnitt eines Segments der Fläche  $2\pi r dr$




$$P_{\tau} = \int_0^R dM_z \Omega$$

$$\tau = \int_0^R d\tau$$

$$\frac{dP'}{2\pi r dr} = \frac{\rho}{2} \omega^2 r C_z = \frac{\rho}{2} \omega^2 r [C_A \cos \gamma - C_W \sin \gamma]$$

$$\frac{dM_z}{2\pi r^2 dr} = \frac{\rho}{2} \omega^2 r C_u = \frac{\rho}{2} \omega^2 r [C_A \sin \gamma + C_W \cos \gamma]. \quad \varphi = \beta - \kappa$$

Turbine.  



TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT

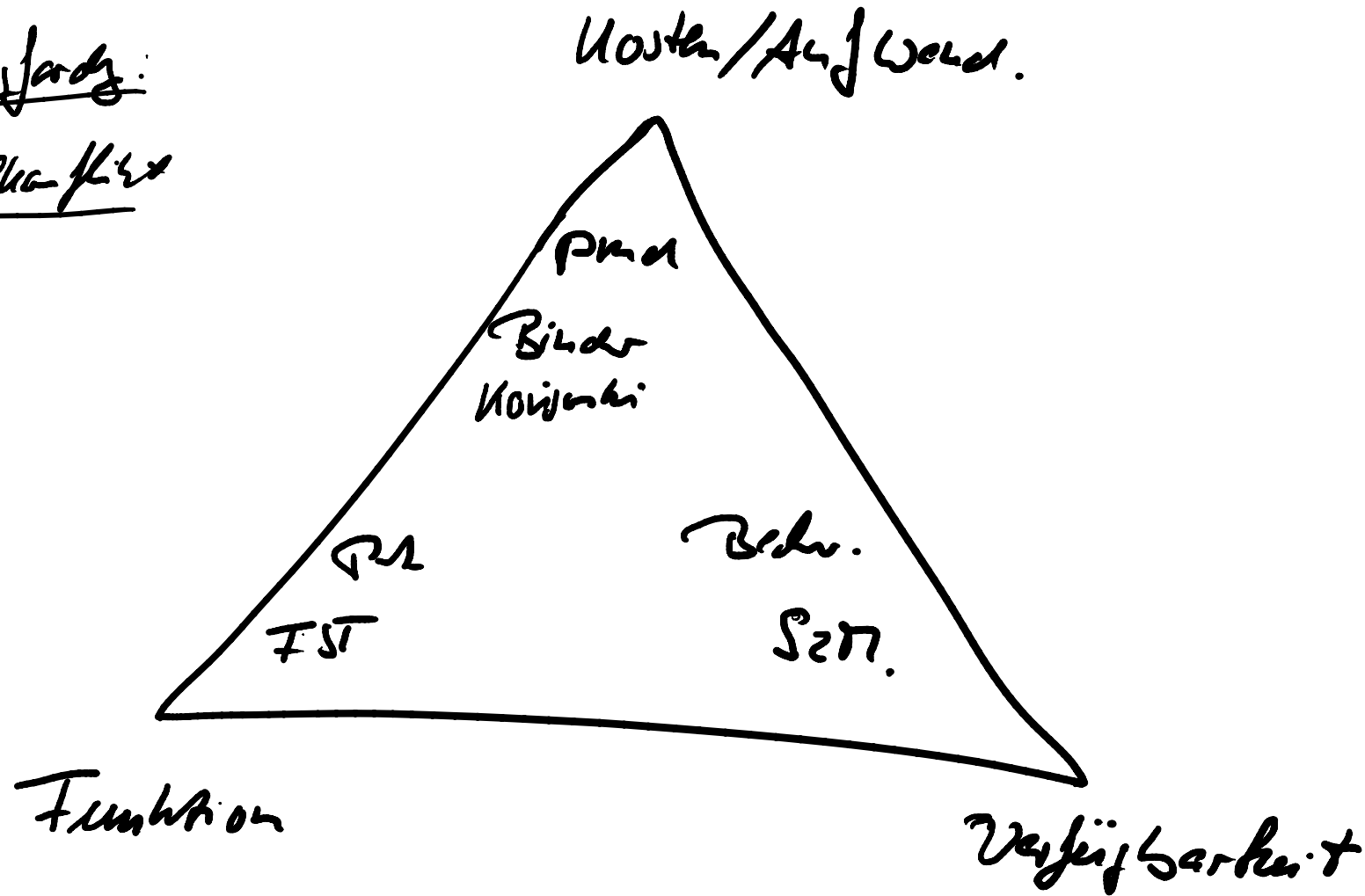


Optimierung und  
Skalierung von  
Fluidsystemen

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz  
Wintersemester 2012/13  
Vorlesung 5 F 61



Herausforderung:  
Zielkonflikte



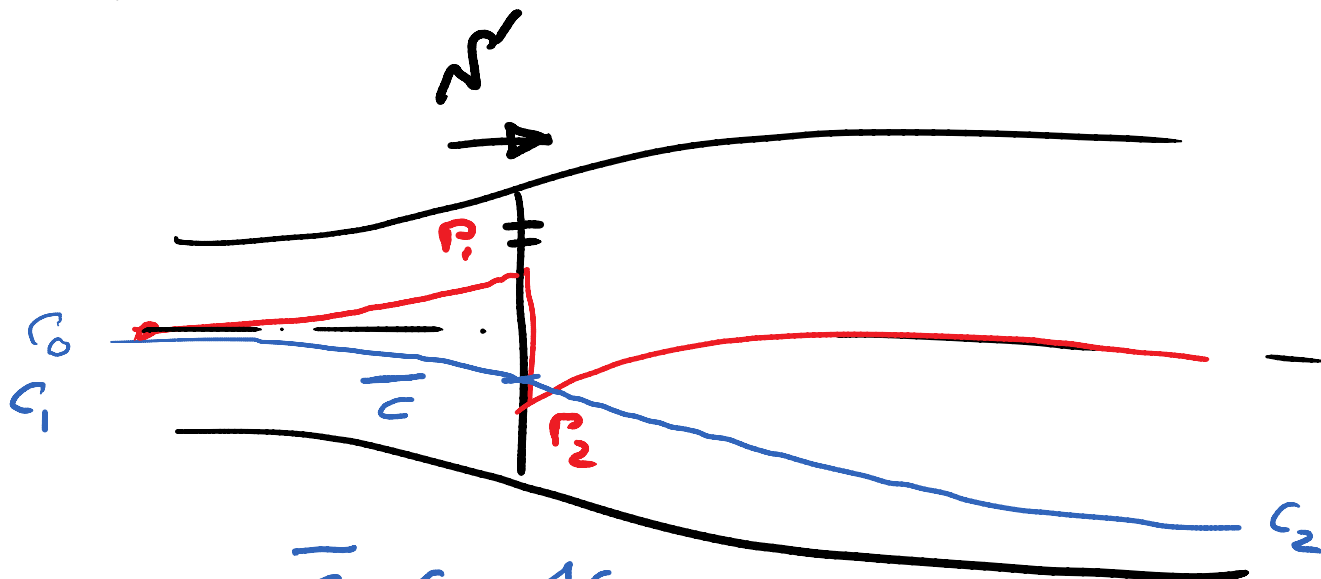
TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT



Optimierung und  
Skalierung von  
Fluidsystemen

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz  
Wintersemester 2012/13  
Vorlesung 5 F 62

Zum inderfick Axidstre



$$\bar{c} = c_0 + \frac{\Delta c}{2}$$

$$= c_0 (1 + 2\alpha)$$

$\alpha$  ist der Induktionskoeff.

- 1.) Schub über Bernoulli.
- 2.) Schub über Impulssatz.

$$1.) \frac{Dp}{Dx} = 0$$

$$\frac{c_1^2}{2} \rho = p_1 + \rho \frac{c_1^2}{2}$$

$$p_2 + \rho \frac{c_2^2}{2} = c_2^2 / 2 \rho$$

$$p_1 - p_2 = \Delta p = \left( \frac{c_1^2}{2} - \frac{c_2^2}{2} \right) \rho$$

$$\dot{V} = \Delta p A$$

$$2.) \dot{V} = \dot{m} (c_1 - c_2)$$

$$= \rho \bar{c} A (c_1 - c_2)$$





$$\left. \begin{aligned} \dot{V} &= \frac{\rho}{2} (c_1^2 - c_2^2) A \\ \dot{V} &= \rho \bar{c} A (c_1 - c_2) \end{aligned} \right\} \begin{aligned} \bar{c} &= \frac{c_1 + c_2}{2} \\ c_1 &= c_0 \quad ; \quad c_2 = c_0 + \Delta c \rightarrow \bar{c} = c_0 + \frac{\Delta c}{2} \end{aligned}$$

Jede Freistrommaschine wird mit der entsprechenden Dichte  
von Ein- und Austragsdruckverhältnis  
beschrieben.

↳ Betzels Gesetz.



TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT



Optimierung und  
Skalierung von  
Fluidsystemen