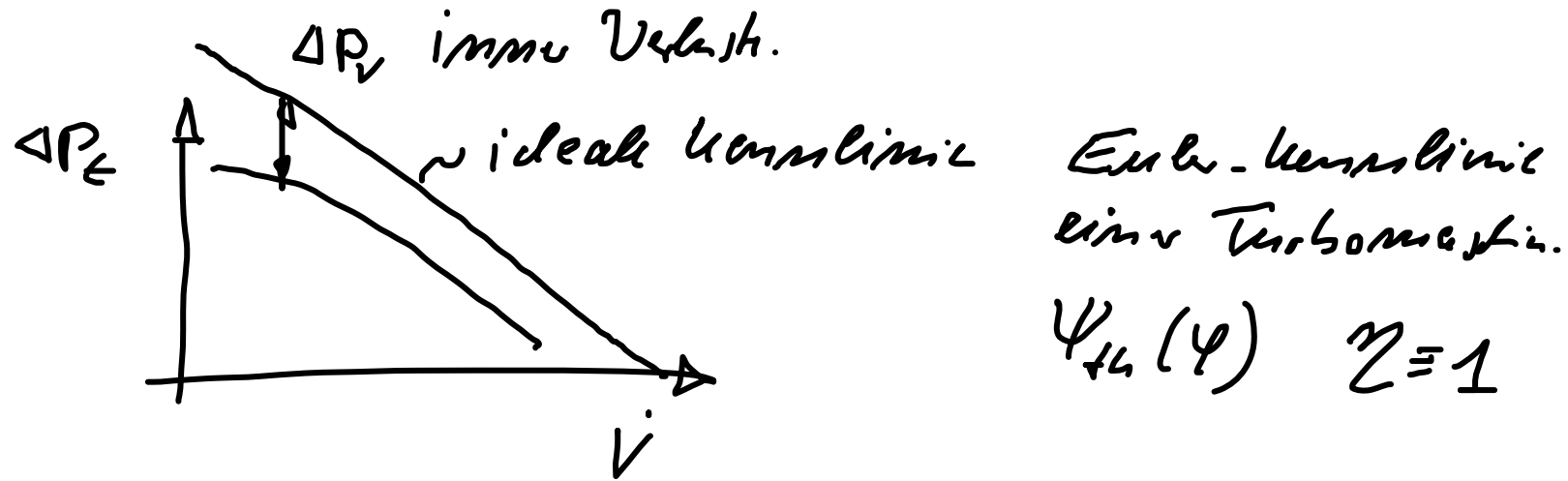
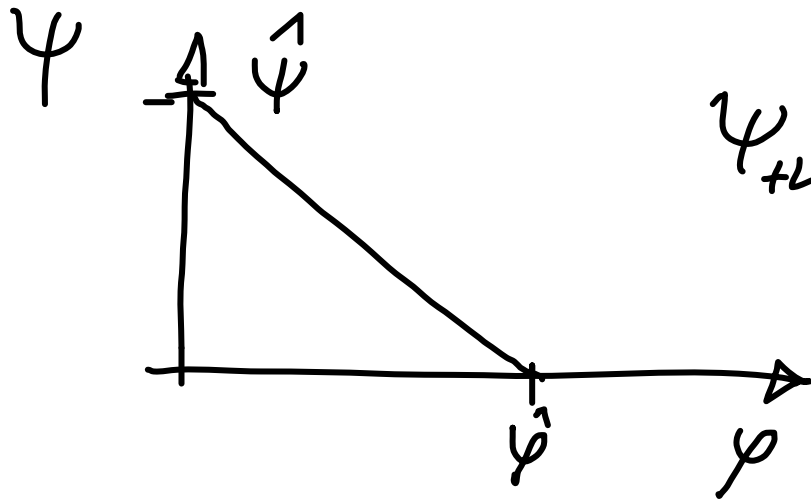


Darstellung + Energiegleichung \rightarrow Kennlinie der Maschine.



$$\psi_{th}(\psi) \quad \eta \approx 1$$

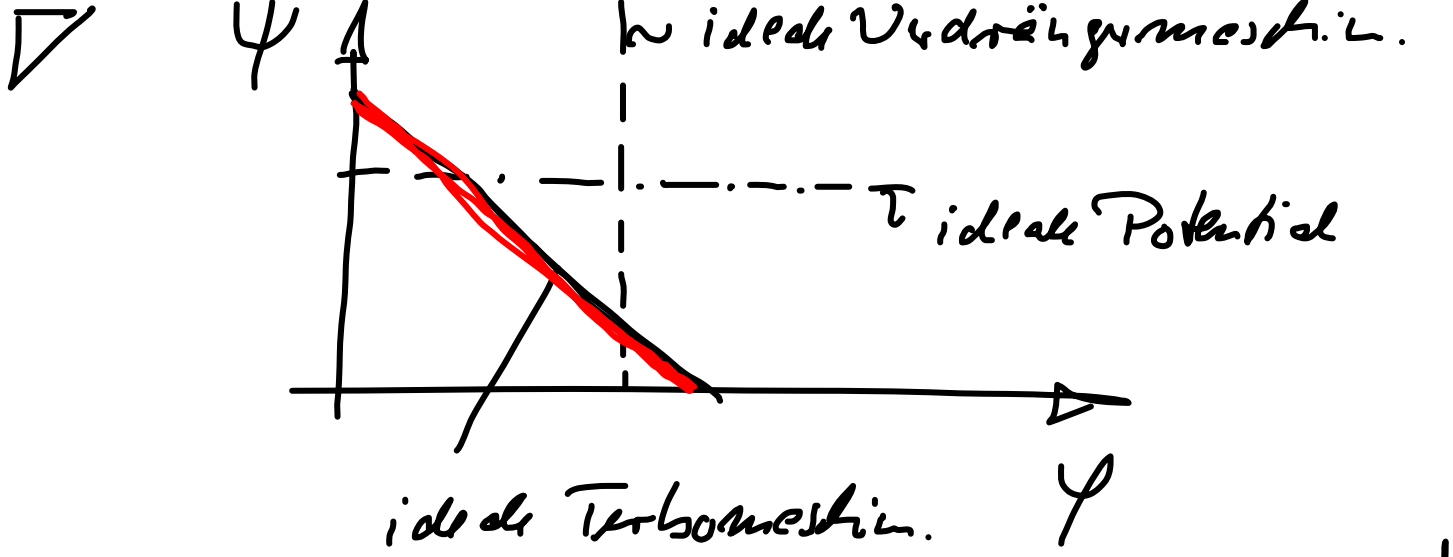


$$\psi_{th} = \hat{\psi} \left(1 - \frac{\varphi}{\hat{\varphi}} \right)$$

$\hat{\psi}, \hat{\varphi}$ dimensionslose
Maschinenparameter, die
allein durch die Gestalt der
Maschine bestimmt sind.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10



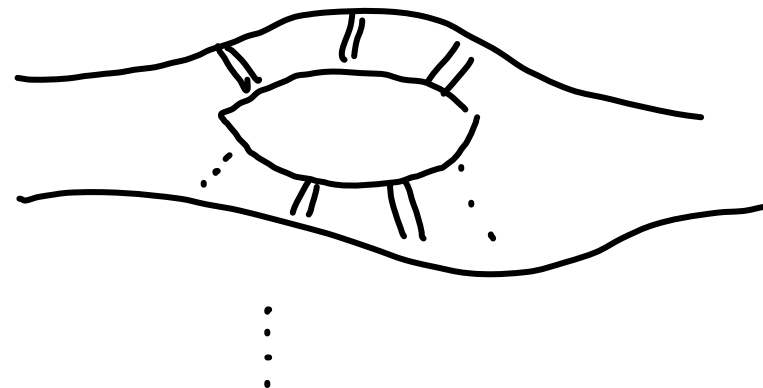
Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

Drehsatz : Die zeitliche Änderung des Drehes eines materiellen Volumens/Körpers ist gleich dem Moment auf den materiellen Körper.

Leonard Euler 1775 $\rho \frac{D\vec{h}}{Dt} = -\nabla p + \vec{s} \cdot \vec{h}$ für reibungsfrei \rightarrow Eulers Gleichung

\rightarrow Eulersche Turbinengleichung

\rightarrow Begründer der diskreten Potentialtheorie.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

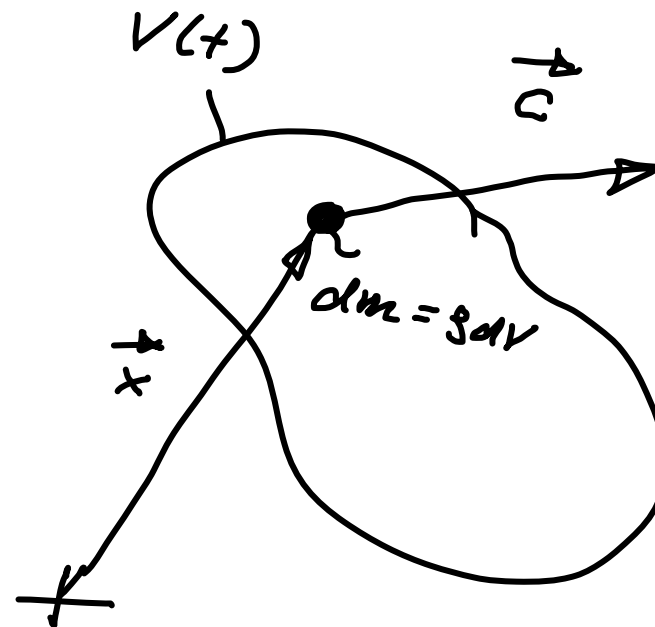


- Drehmoment ist für deformierbare Medien (Flüssigkeit) unabhängig vom Impulsmoment.

- \rightarrow Trägheit, Dichte ρ sind wichtig für die Drehmomente.

$$\frac{D\vec{D}}{Dt} = \vec{M}$$

$$\vec{D} = \int d\vec{D} = \int \underbrace{\vec{x} \times \rho \vec{c}}_{V(t) \text{ Dreh eines Flüssigkeitsteils}} dV$$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

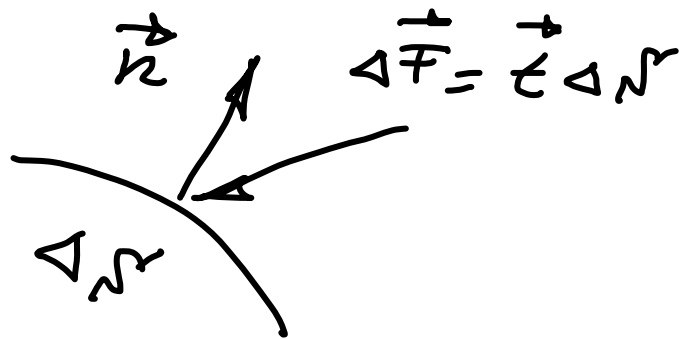


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

$$\vec{M} = \oint_{\mathcal{N}} \vec{x} \times \vec{E} d\mathcal{N} + \int_V \vec{x} \times \rho \vec{h} dV$$

$$\vec{E} = \lim_{\Delta \mathcal{N} \rightarrow 0} \frac{\Delta \vec{F}}{\Delta \mathcal{N}}$$

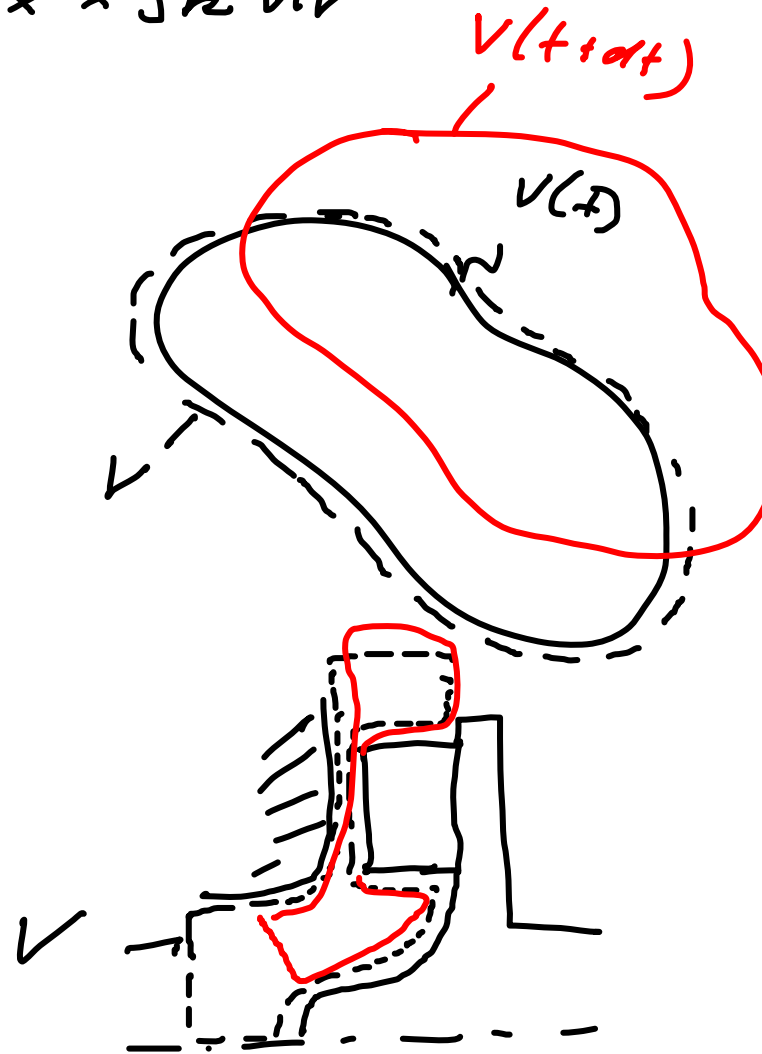
Spannungszustand



$$\rho \vec{h} = \vec{f} = \lim_{\Delta V \rightarrow 0} \frac{\Delta \vec{F}}{\Delta V}$$

$$\vec{f} = \rho \vec{h}$$

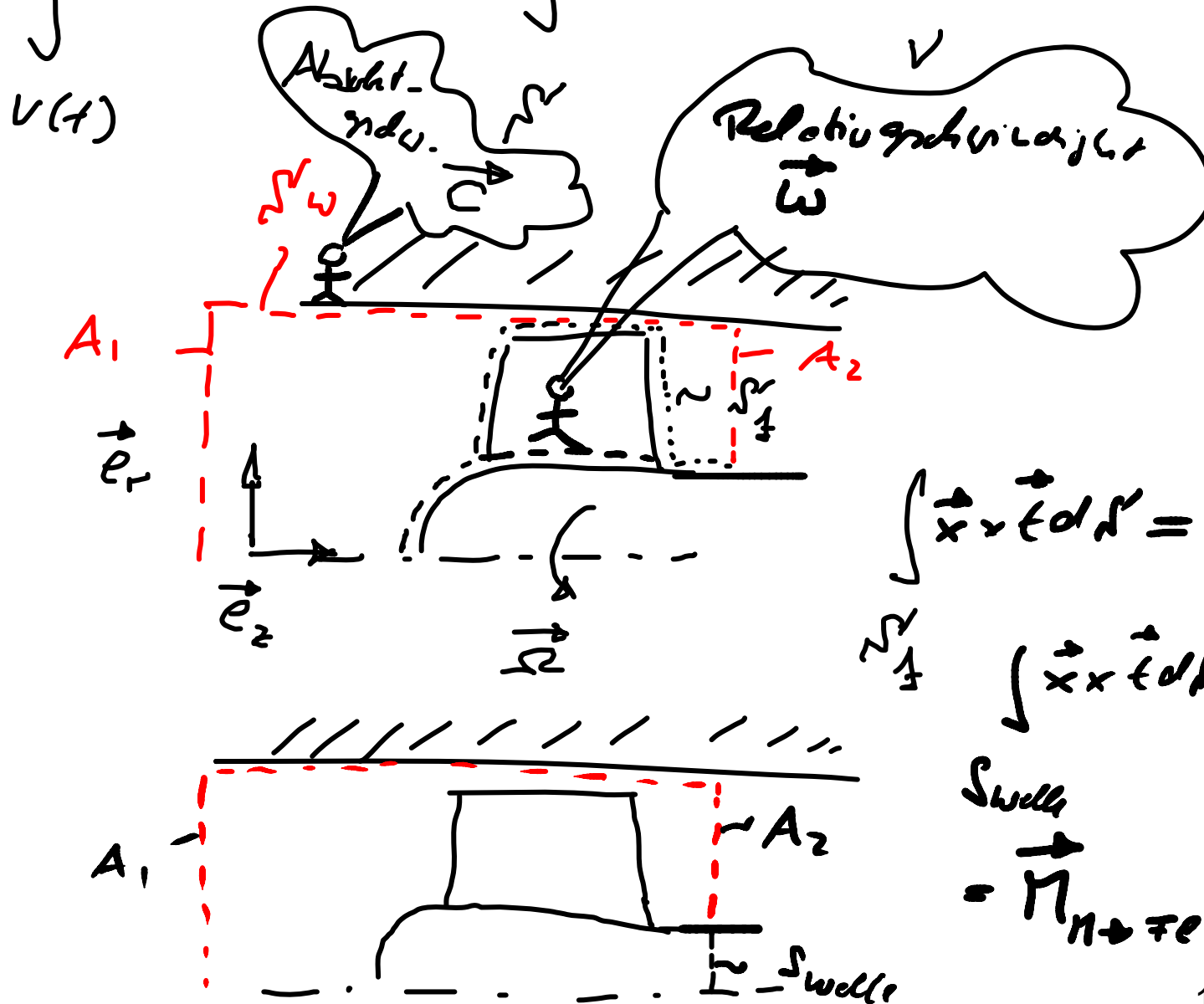
Volumenkraft.
 \vec{h} Massenkraft.





Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

$$\frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \vec{x} \times \rho \vec{c} \, dV = \oint \vec{x} \times \vec{t} \, dN + \int \vec{x} \times \rho \vec{k} \, dV$$



Absolute Geschwindigkeit \vec{c}

Relativ Geschwindigkeit \vec{w}

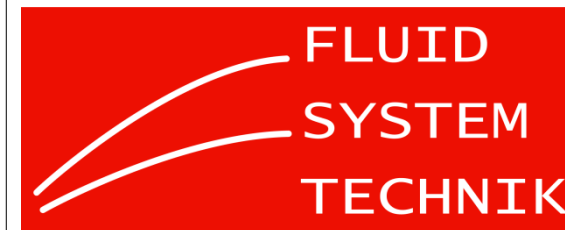
Ahnfangsgeschwindigkeit $\vec{u} = \Omega r \vec{e}_\varphi$

Führungsgeschwindigkeit \vec{v}

$$\vec{c} = \vec{w} + \vec{u} (+ \vec{v})$$



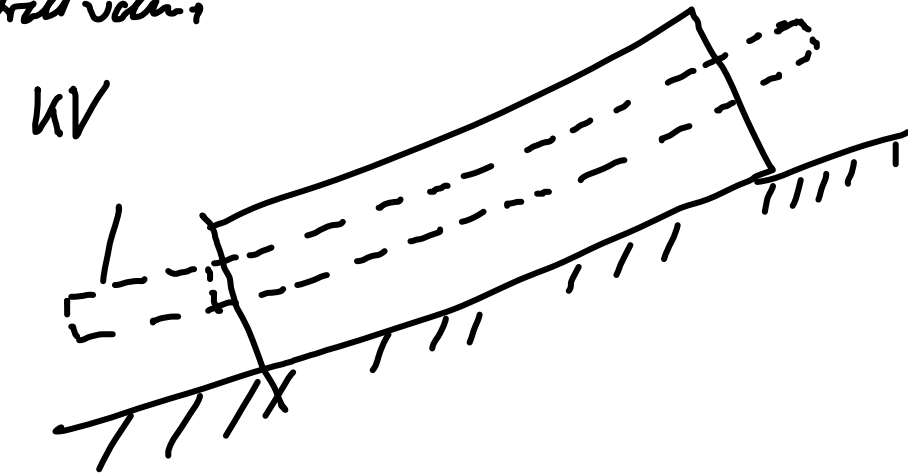
TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

Kontrollvolumen

KV

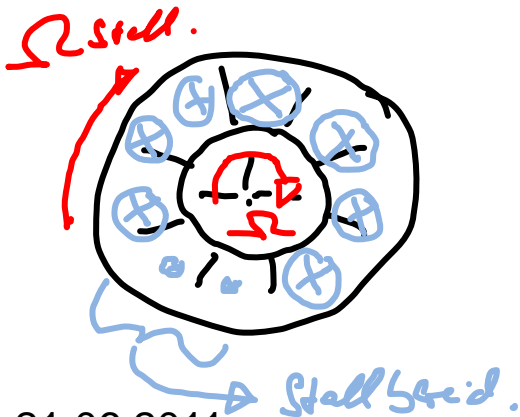


$$\vec{P}_A = \vec{\pi}_{n \rightarrow FC} \cdot \vec{\Omega}$$

$$= \pi_2 \vec{\Omega}$$

$$\vec{\Omega} = \Omega \vec{e}_2$$

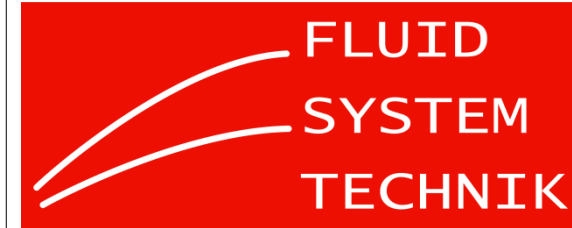
$$\vec{M}_{n \rightarrow FC} = \pi_2 \vec{e}_2 + \underbrace{\pi_r \vec{e}_r + \pi_y \vec{e}_y}_{*}$$



π_r und $\pi_y \neq 0$ für
Drehkomponente in r und y -Richt.
↳ Mischel- oder Teilgeschichten
linearer Maschine.



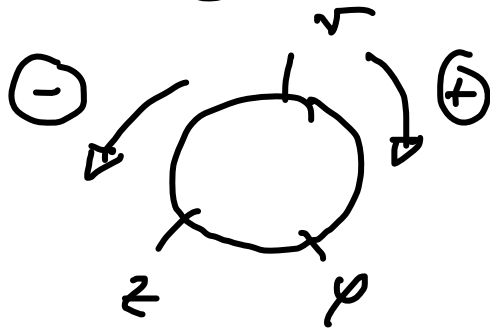
TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

Nur die axiale Komponente des
Drallsatzes ist für die Strömungslehre wichtig!

$$(\vec{x} \times \vec{c}) \cdot \vec{e}_z = \left[(\tau \vec{e}_r + z \vec{e}_z) \times (c_r \vec{e}_r + c_\varphi \vec{e}_\varphi + c_z \vec{e}_z) \right] \cdot \vec{e}_z$$



$$= \tau c_\varphi$$

$$\Gamma = \int \vec{c} \cdot d\vec{x} = 2\pi \tau c_\varphi$$

Massenbez. Drehmoment
Teilungsbildung!

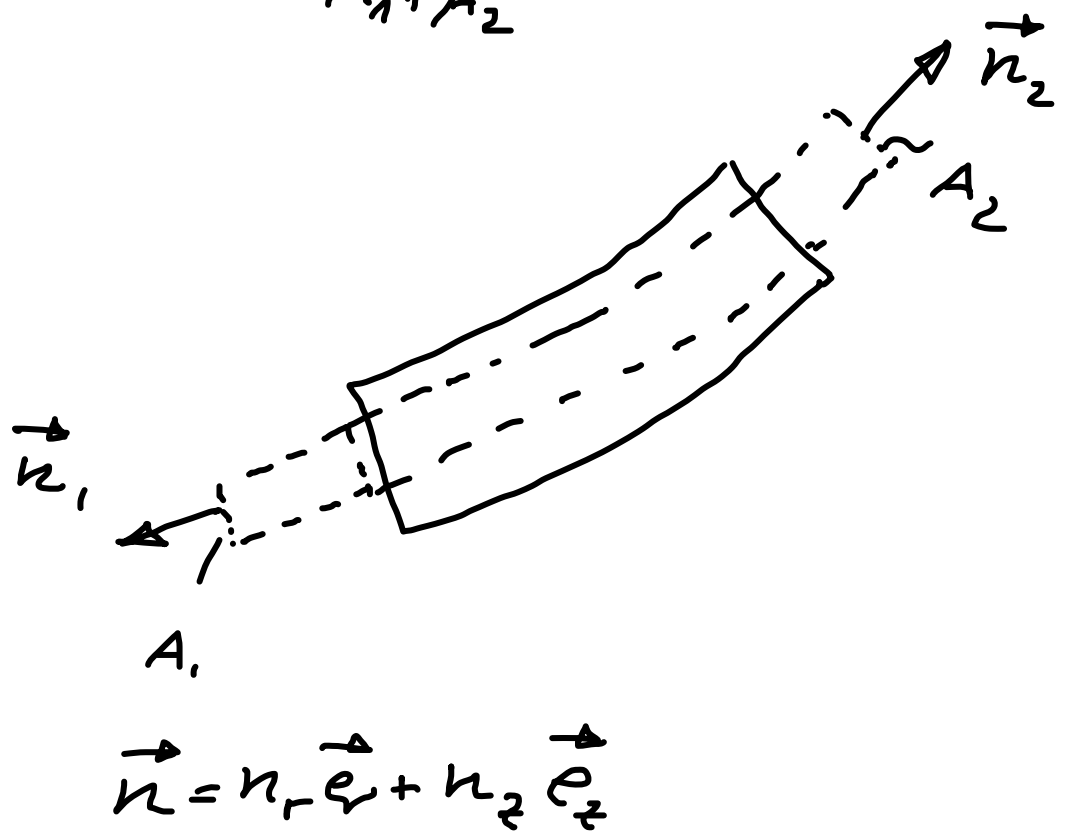
$$\tau c_\varphi = \frac{\Gamma}{2\pi r}$$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

$$\frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \rho \tau c_m dV = M_z + \int_{A_1+A_2} \left[\vec{x} \times (-\rho \vec{h}) \right] \cdot \vec{e}_z dA$$

$\equiv 0, \text{ da } h_\varphi \equiv 0.$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

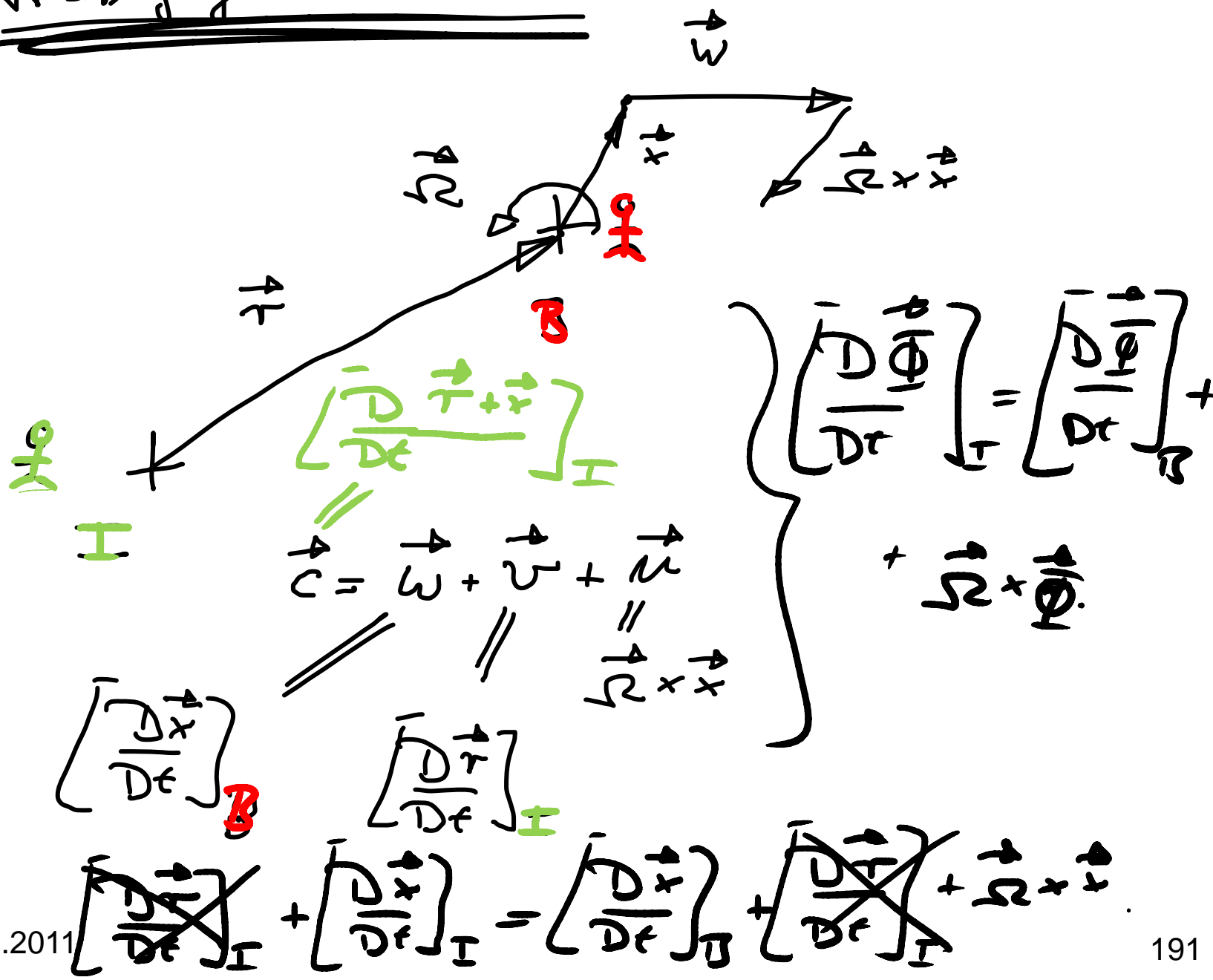
$$\frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \rho c_{rot} dV = M_2.$$

Erhaltungswärme $\vec{\Phi}$ $\left\{ \begin{array}{l} \text{Dreh } \vec{D} \\ \text{Impuls } \vec{I} \end{array} \right.$

$$\left[\frac{D}{Dt} \vec{\Phi} \right]_{\text{Inertialsystem}} = \left[\frac{D}{Dt} \vec{\Phi} \right]_{\mathcal{B}} + \vec{\Omega} \times \vec{\Phi}$$

Zeitliche Änderung im Inertialsystem = zeitliche Änderung im beschleunigten System +

Herleitung für den Ortsvektor



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

$$\left[\frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \rho c_{\mu r} dV \right]_{\underline{T}}$$

Formuliert im Inertialsystem.

Reynold'sche Transportgl.

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V \rho c_{\mu r} dV + \oint_{\tau \Omega} \rho c_{\mu r} \vec{c} \cdot \vec{n} dA = \dot{M}_z$$

$\tau \Omega$ für eine Starke.

Im quasi-stationären Betrieb

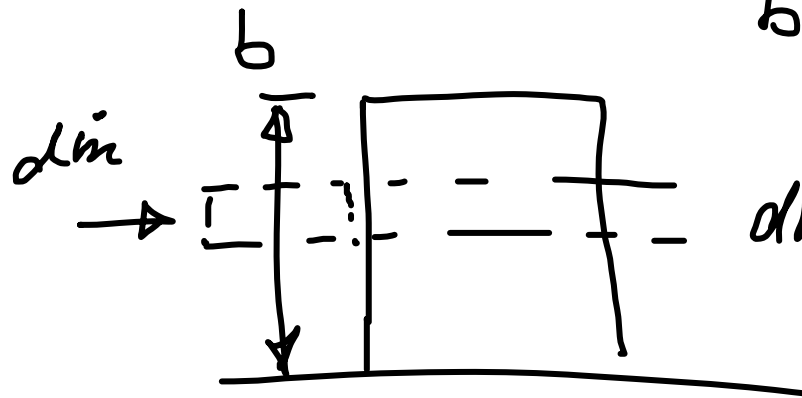
$$\int_{A_1 + A_2} \rho c_{\mu r} \vec{c} \cdot \vec{n} dA = \dot{M}_z$$

Homok. Dicht

$$[(c_{\mu r})_2 - (c_{\mu r})_1] \dot{m} = \dot{M}_z$$



bei inhomogener Druck.



$$dm (c_{u2} \tau_2 - c_{u1} \tau_1) = dM_2$$

$$\frac{dM_2}{dm} = c_{u2} \tau_2 - c_{u1} \tau_1$$
$$= \frac{1}{2\pi} (\pi_2 - \pi_1)$$

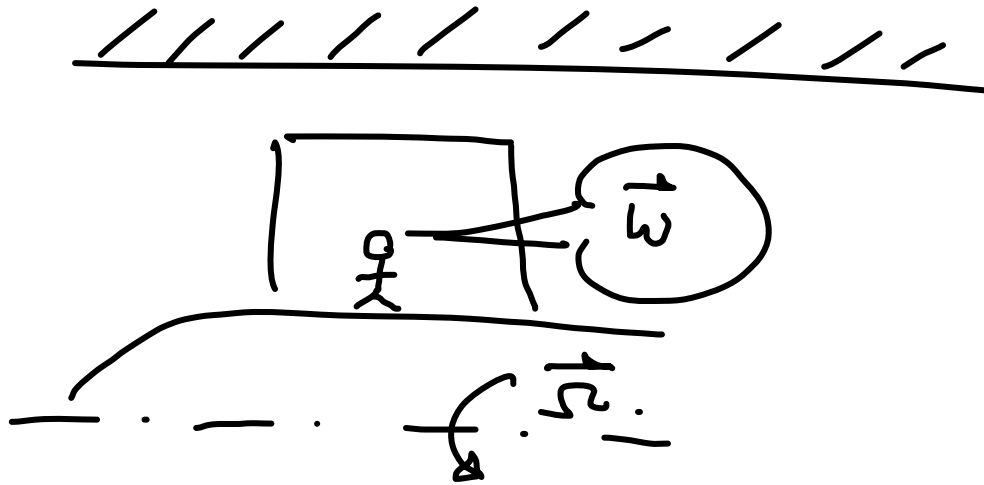
Euler'sche
Turbulenzgleichung
gilt für
stationären Betrieb.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10



$$\frac{D\vec{D}}{Dt} = \vec{\Gamma} \Leftrightarrow \left[\frac{D\vec{D}}{Dt} \right]_{\mathcal{B}} + \vec{\omega} \times \vec{D} = \vec{\Gamma}$$

$\vec{D} = D_2 \vec{e}_2$ für eine feststehende Position.

$$\hookrightarrow \left[\frac{D D_2}{Dt} \right]_{\mathcal{B}} = \Gamma_2$$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Fluidenergiemaschinen
Vorlesung 10

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_V \rho c_m r dV + \int_{\partial V} \rho c_m r \underline{\underline{\vec{w} \cdot \vec{n}}} d\sigma = \dot{M}_2.$$

$$\left[\frac{D D_2}{D t} \right] \mathcal{B}$$

$$\dot{m} = \int \vec{c} \cdot \vec{n} \rho dA = \int \vec{w} \cdot \vec{n} \rho dA$$

$$\vec{c} = \vec{w} + \vec{u}$$

$$\vec{n} = n_r \vec{e}_r + n_z \vec{e}_z$$