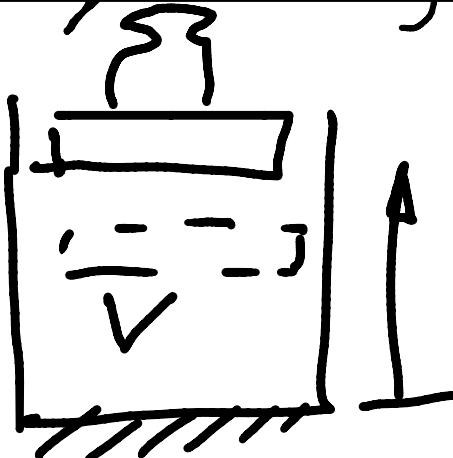


Strömungsrechnung; Drallsatz



$$V = V_0 + zA$$

$$\rho_0 = \rho_a + \frac{m}{A}$$



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



FLUID
SYSTEM
TECHNIK
Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

1. Kont:

$$\dot{s}V + A\dot{z}s = 0.$$

2. Energie

$$\dot{\rho}V + \gamma A\dot{z}\rho + (\gamma - 1)k s^2(T - T_0) = 0$$

3. thermisch Zustandsg. $\rho = sRT$ (x)

$$\left. \begin{aligned} q_n &= k(T - T_0) \\ \text{Newton} \end{aligned} \right\}$$

Aufgangsbeding:

$$\rho(0) = \rho_0$$

$$T(0) = T_0$$

Linearisierung: Störansatz
Perturbation method

Lit. Gillmor van Dyke: Perturbation-
method.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

Störungsproblem

regulär

Typ der Inst.
bleibt & heißt.

singular

Typ der Inst.
ändert sich.

ca. Grenzschichttheorie
Ludwig Prandtl.

Empfehlung: Raman van Dyke: Elements of Fluid Motion



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

①

$$\rho = \rho_0 + \tilde{\rho}$$

$$T = T_0 + \tilde{T}$$

$$g = g_0 + \tilde{g}$$

$$V = V_0 + \tilde{V} \quad \tilde{V} = \hat{z} A \sin(\omega t)$$

$$\mathcal{O}(\tilde{\rho}) \ll \varepsilon$$

$\mathcal{O}(\tilde{\rho})$ Ordnung von $\tilde{\rho}$

$$\mu \frac{\partial u}{\partial x} \sim \frac{M_\infty^2}{\zeta}$$

\sim von der Ordnung

Spurk: Kopf: hydrodynamisch schwing

Kopf: Grenschicht Kari.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

FLUID
SYSTEM
TECHNIK

Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

Einfügen des Störansatzes
in das Algebra Dgl- System

$$\dot{\tilde{s}}(V_0 + \tilde{V}) + \tilde{V}(s_0 + \tilde{s}) = 0$$

$$\dot{\tilde{s}}V_0 + \tilde{V}s_0 + O(\varepsilon^2) = 0$$

$$\underline{\dot{\tilde{s}}V_0 + \tilde{V}s_0} \approx 0$$



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

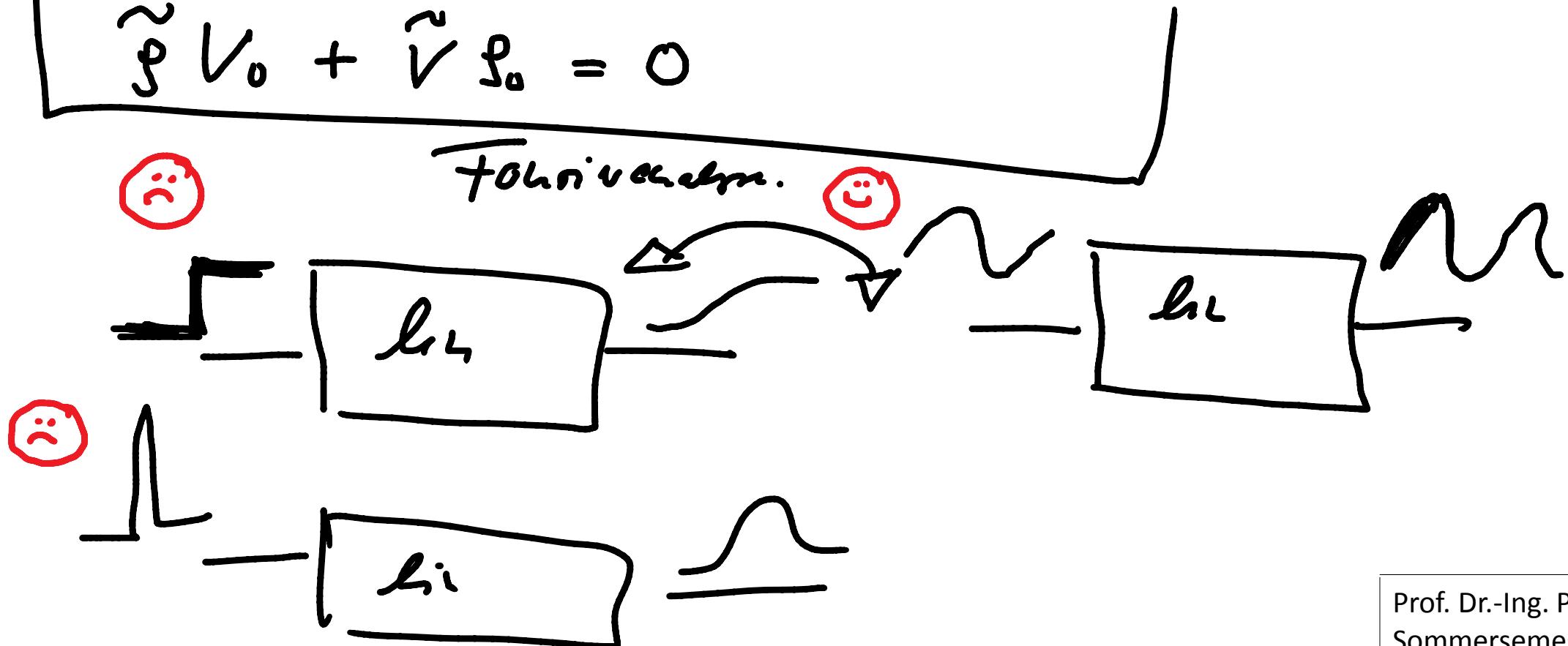
FLUID
SYSTEM
TECHNIK

Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

$$\dot{\tilde{p}}V_0 + \dot{\tilde{V}}\gamma p_0 + (\gamma=1)\rho' k \tilde{T} = 0$$

$$\tilde{p} = \tilde{\rho}RT_0 + \tilde{s}_0R\tilde{T}$$

$$\dot{\tilde{\rho}}V_0 + \dot{\tilde{V}}\tilde{s}_0 = 0$$



Harmonische Anregung; da lineare Sys.

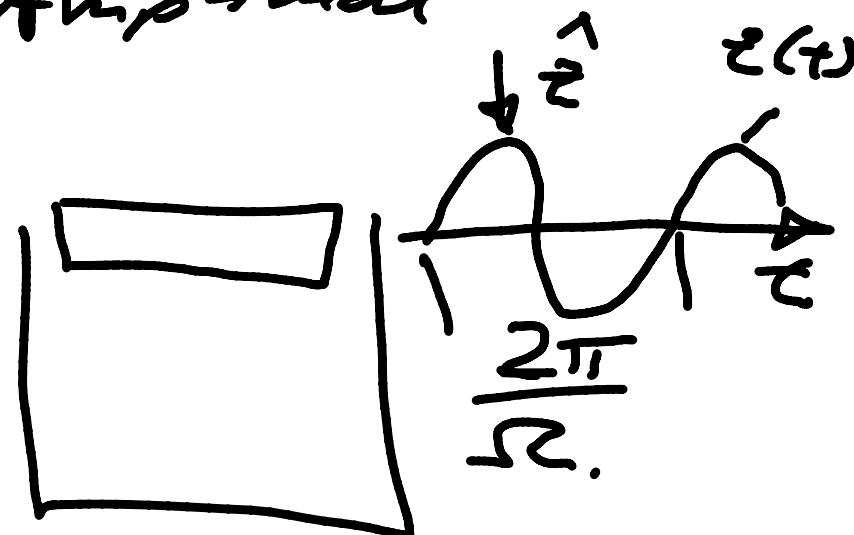
Ansatz. $\tilde{P} = P_0 P_+ e^{i \omega t}$

P_+ ist eine dimensionslose Amplitude

$$\tilde{T} = T_0 T_+ e^{i \omega t}$$

$$\tilde{V} = V_0 V_+ e^{i \omega t}$$

$$\tilde{s} = s_0 s_+ e^{i \omega t}$$





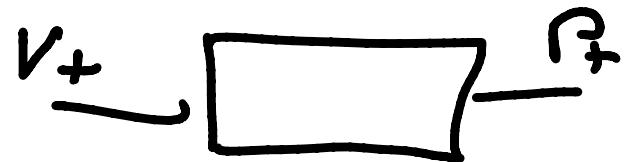
$$\cancel{i \cdot \zeta_0 s_+ e^{i \cdot \zeta_0 c}} + V_0 + V_+ \cancel{i \cdot \zeta_0 s_0} = 0$$

\tilde{s}

$$\begin{aligned} \pi_1 & \quad s_+ + V_+ = 0 \\ P_+ + \gamma V_+ - i \cdot (\gamma - 1) \frac{\sqrt{k} T_0}{\rho V_0 P_0} \tilde{T}_+ & = 0 \quad \tilde{T}_+ = 0 \\ P_+ & = s_+ + \tilde{T}_+ \end{aligned}$$

→ Durch „sich aufhebende“ folgen aus
der Dyn. die dimensionslosen Produkte.
→ inspektionslose Dimensionalanalyse.

Übersetzungsverhältnis



$$K := c_+ = \frac{\text{dynamisch Größe}}{\text{kinematisch Größe}} = \frac{p_+}{V_+}$$

D Kompressionsmodell $K := \cancel{f} V \frac{\partial p}{\partial V}$

Nachdrücklich

$$\chi = \frac{1}{K}$$



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

FLUID
SYSTEM
TECHNIK

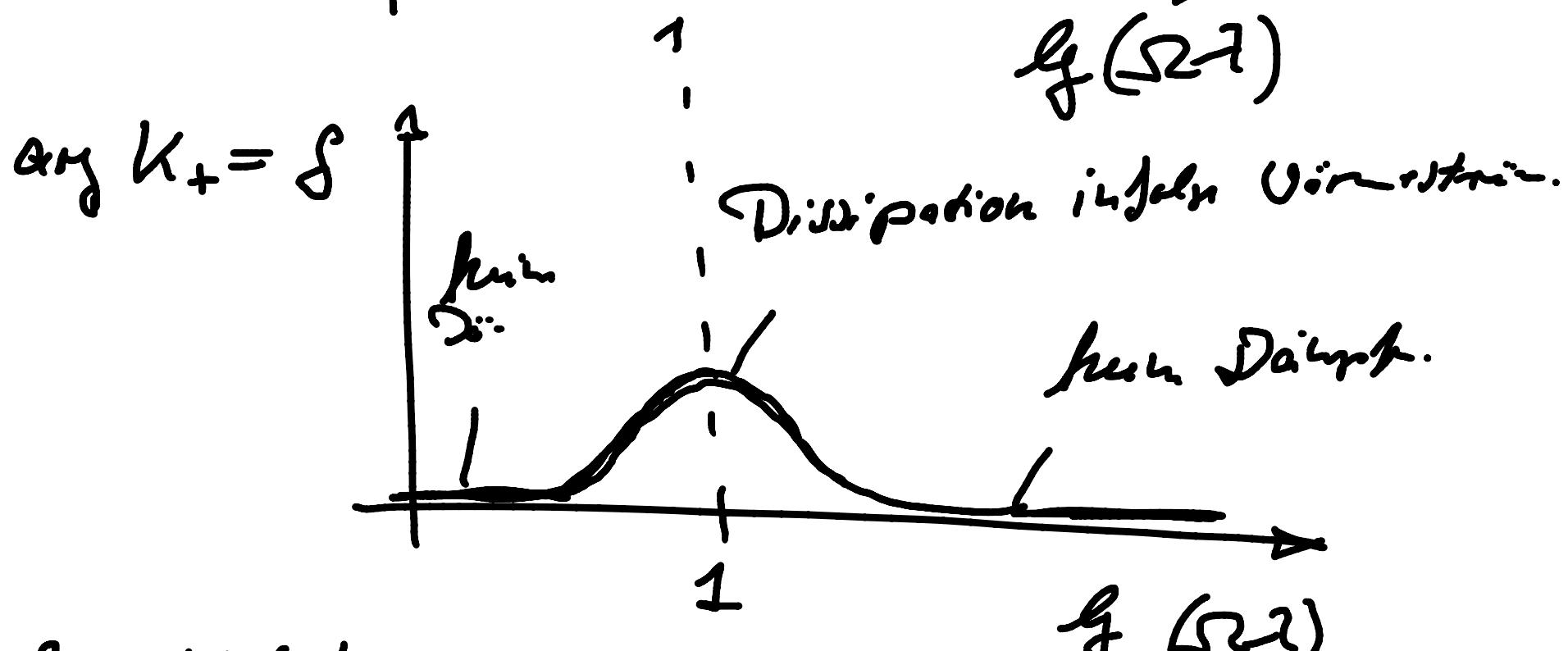
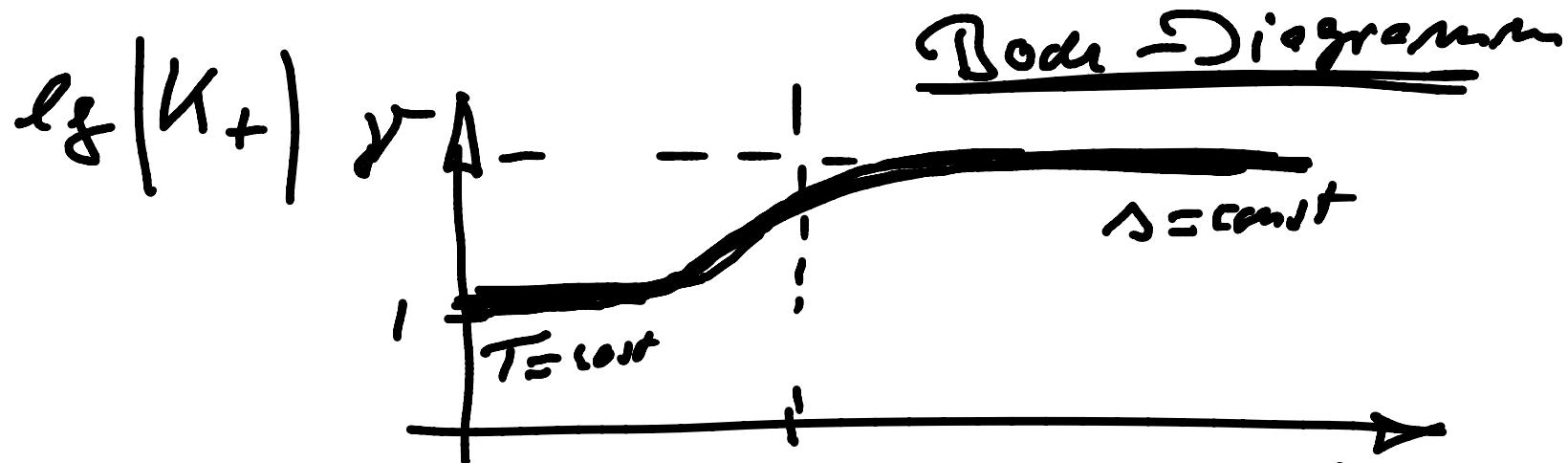
Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme



$$K_+ = \frac{P_+}{V_+} = \frac{1 + \frac{1}{\Omega_2}}{1 - \frac{1}{\Omega_2} i \Omega_2} \hat{=} \Pi_2$$

$$\lambda := \frac{V_0 S_0 C_P}{\rho' k}$$

Chemisch Relaxationszeit
des Systems.



δ : - Verlustwinkl.

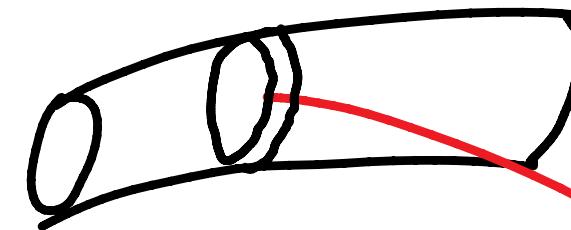


TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

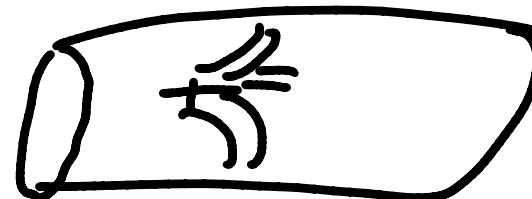
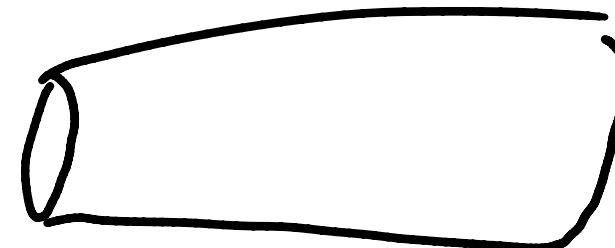
FLUID
SYSTEM
TECHNIK

Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

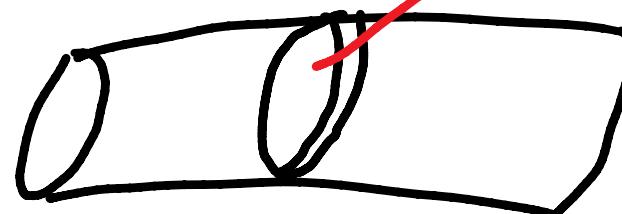
Rückblick: Kompression



Kompression
eines Turbomaschinen.
Energiegleich.
Drehzahl



Impulsarbeit



2.-Naßdampf

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2012
Vorlesung 15 F 85

Drehzatz

Truesdell: über die Historie des Drehzatzes.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

FLUID
SYSTEM
TECHNIK

Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

1756 Leonhard Euler hat den Drehzatz als unabdingbare Axiom erkannt

axiale Komponente des Drehzatzes:
Er beschreibt Turbinenfliehkraft.

In der Schallwellentheorie kann der Drehzatz aus der Tropotaxis hergeleitet werden.

In der differentialen Formulierung
der Brinkmann \Leftrightarrow Symmetrie des
Spannungstensors.

$$\sigma_{ij} = \sigma_{ji}$$

Die zeitliche Änderung des Druckes
eines materiellen Körpers ist
gleich dem Normalschub auf die Körper



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

FLUID
SYSTEM
TECHNIK

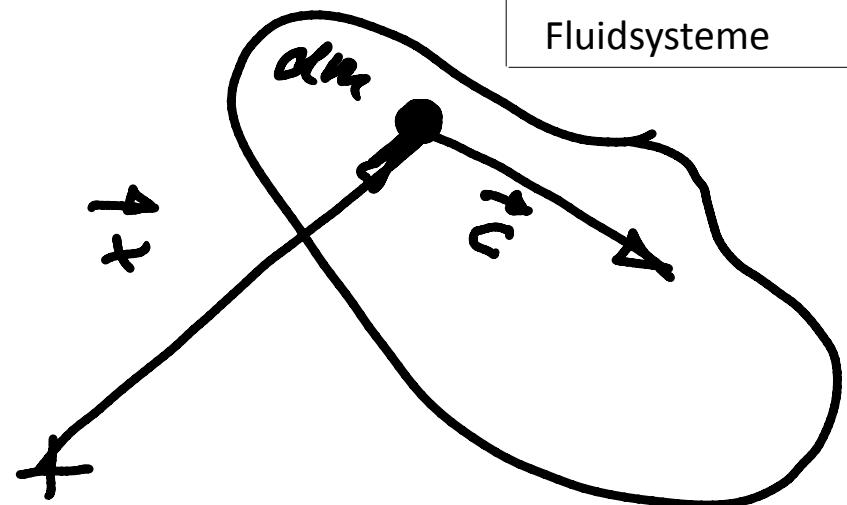
Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme



$$\text{Dreh } \vec{D} = \int d\vec{D}$$

$$= \int \vec{x} \times d\vec{I} = \int \vec{x} \times \vec{s} \vec{c} dV$$

~~$\neq \vec{x} \times \int d\vec{I}$~~



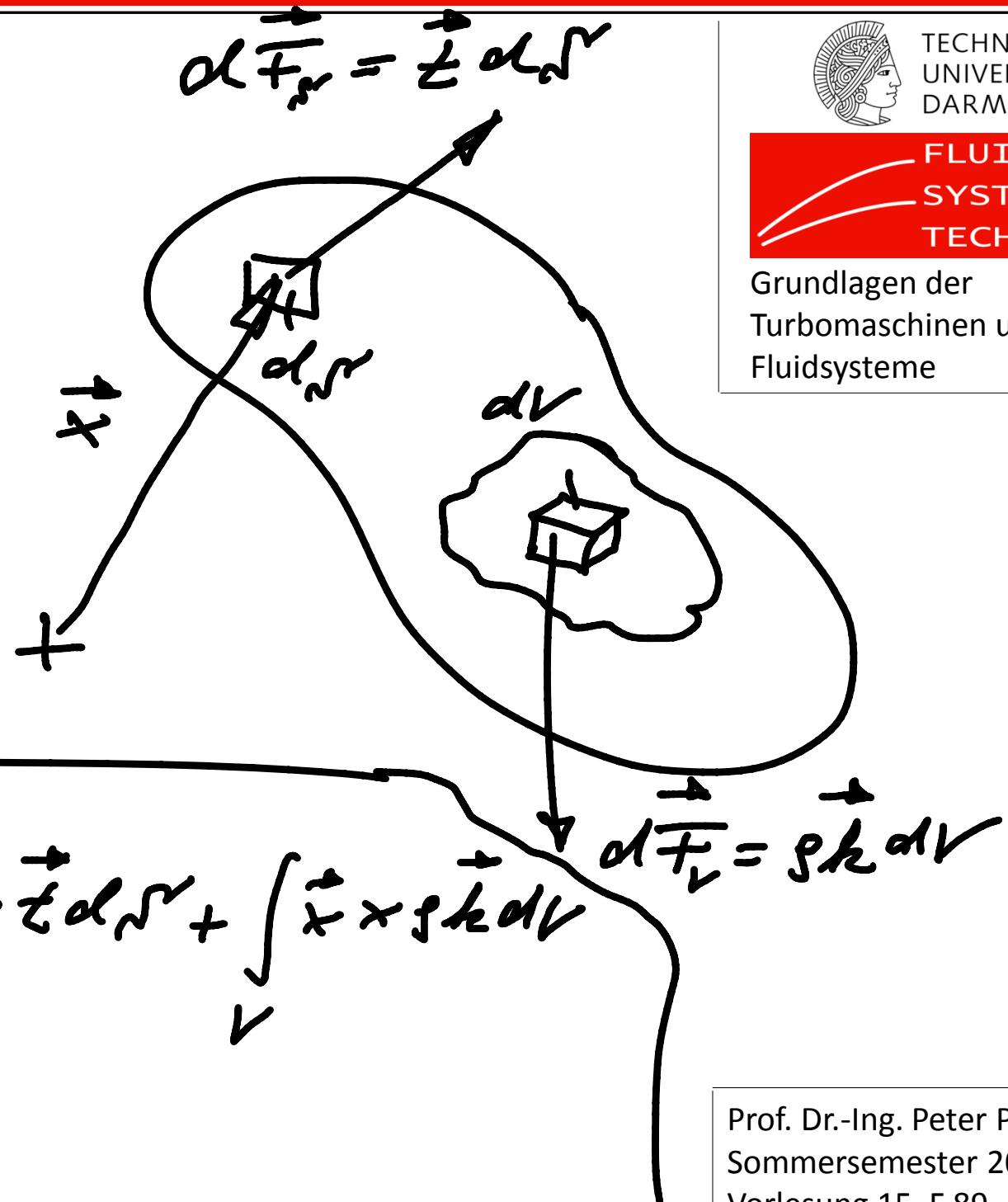
$$\int x \sin x dx \neq x \int \sin x dx$$

△

Normal

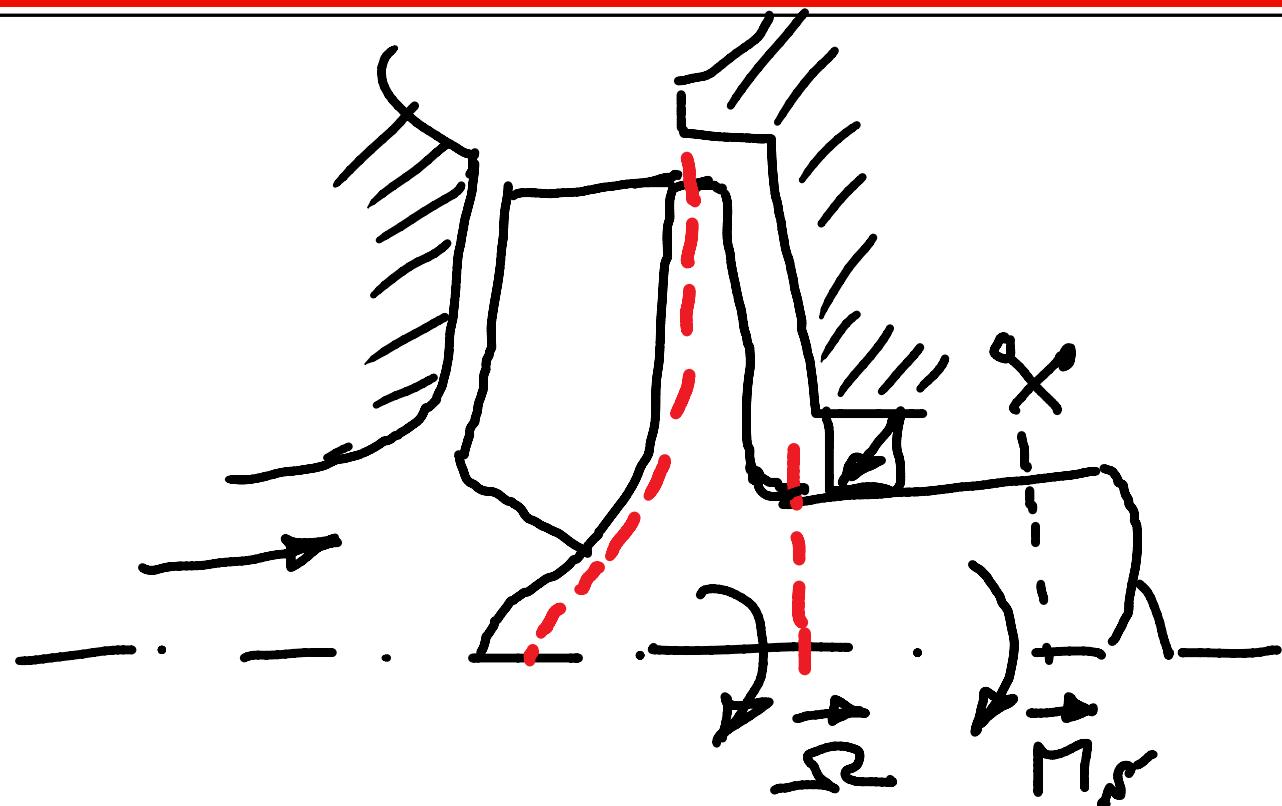
$$\vec{M} = \oint \vec{x} \times \vec{\tau} d\vec{s}$$

$$+ \int \vec{x} \times \vec{g} dV$$



$$\frac{D}{Dt} \int \vec{x} \times \vec{g} dV = \oint \vec{x} \times \vec{\tau} d\vec{s} + \int \vec{x} \times \vec{g} dV$$

$V(t)$



$$\vec{P}_M = \vec{\Omega} \cdot \vec{H}_{sr}$$

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

$$\vec{P}_M = \Omega \vec{e}_z \cdot \vec{H}_M$$

$$= \Omega M_{rz} ?$$

Drehzahl

Für die Lüftungsübersetzung
ist die axiale Komponente
der Drallsatz wichtig!

Vom ein System ideal gezeichnet ist,
dann $\vec{D} = D_2 \vec{e}_2$.

$$\vec{\omega} = \omega_{zz} \vec{e}_z \vec{e}_z + \vec{\omega}$$



Hydrodynamische Unvollständigkeit beim sog.
rotierendem Stator / Ventilatoren

$$\underline{\frac{\partial}{\partial t}}$$

$$: \quad dM_{st} = dm \left(\tau_2 c_{u2} - \tau_1 c_{u1} \right)$$

Erlaubt Turbinenarbeit



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

FLUID
SYSTEM
TECHNIK

Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2012
Vorlesung 15 F 92