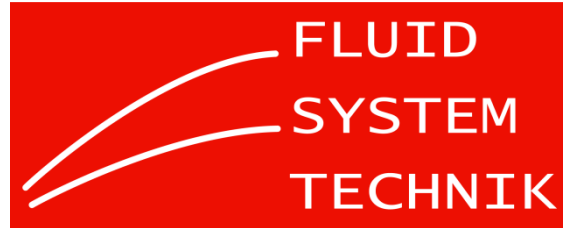


Beta'sches Gesetz



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Wintersemester 2011/12
Optimierung und Skalierung
von Fluidsystemen
Vorlesung 2

1. Windkraft
2. Wasserkraft
3. Wellenkraft.

Gliederung für die drei Teile

top down

50 kW
→ p

- ① Wie ist das Energieangebot?
- ② Was kann von dem Energieangebot maximal in mechanische Energie umgesetzt werden? (unabhängig von der Bauform, Ausführung der Maschine.
↳ Frage nach dem maximal möglichen Ertragsfaktor.
- ③ Wie sieht eine Maschine aus, um an das fließende Optimum bestmöglich anzuschließen.



1. Windenergie

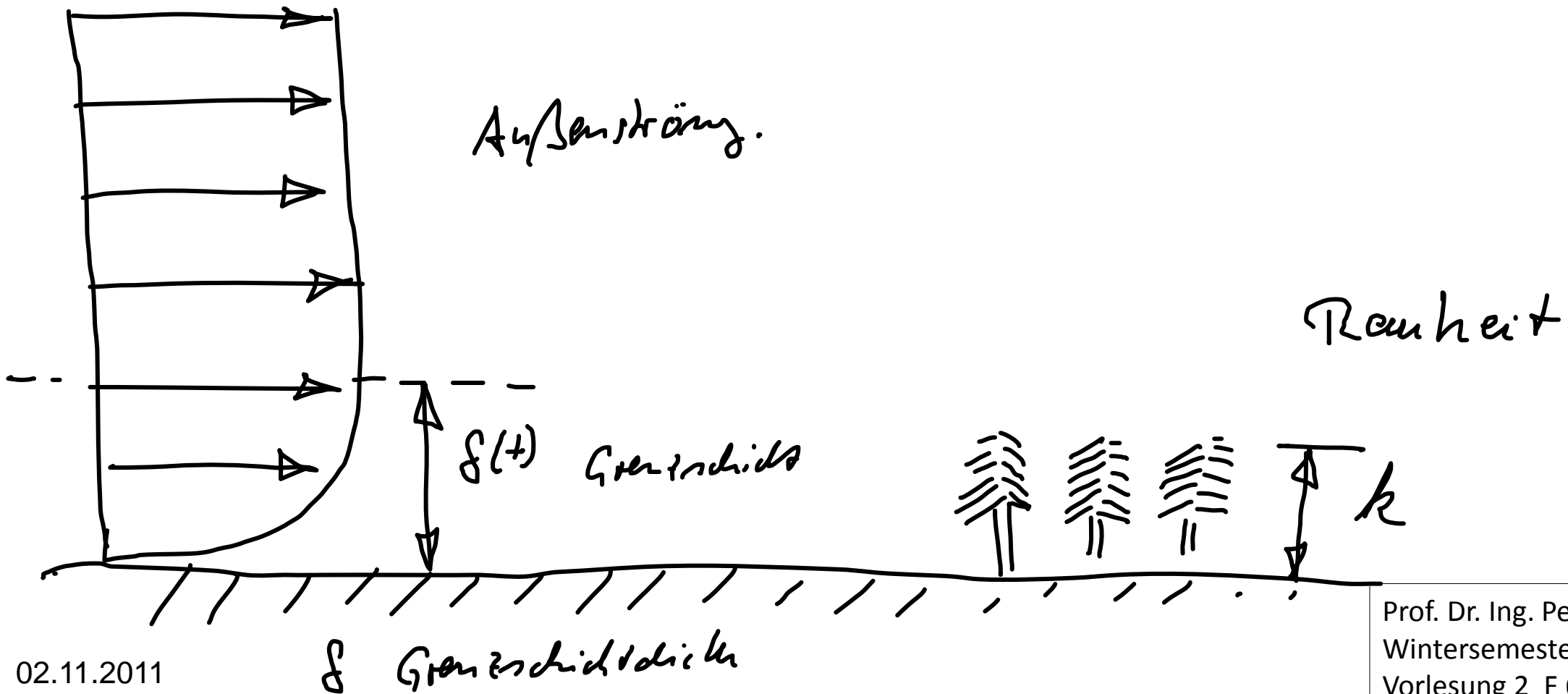


TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Optimierung
und Skalierung von
Fluidsystemen

$M_\infty(t)$



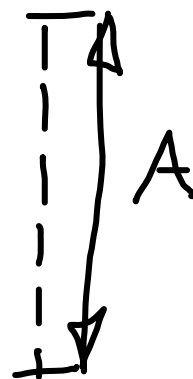
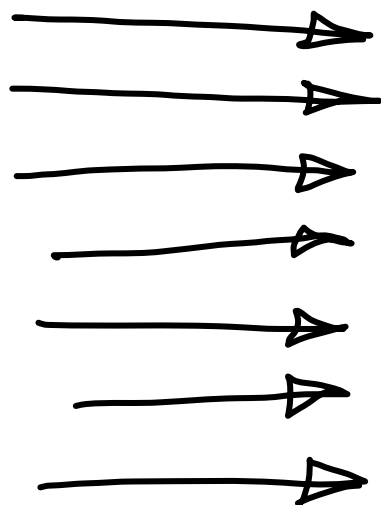


Idealisierung

1. Annahme u_∞ ist ein Blockprofil (keine Grenzschicht)

2. $u_\infty \neq f(y)$

u_∞, ρ



A projizierte Fläche der Maschine.

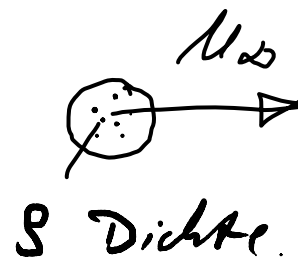




Zur ersten Frage:

Was ist das Energieangebot pro Zeiteinheit t ?

Verfügbare Leistung $P_{\text{avail}} := \frac{\rho}{2} U_{\infty}^3 A$

Jedes Flüssigkeitsteilchen
hat eine volumenspezifische
kinetische Energie $\frac{\rho}{2} U_{\infty}^2$



-  $:=$ Definition
- $=$ Gleichheit
- \equiv Identität
- $\stackrel{!}{=}$ Forderung. 



Zum 1. Hauptsatz

$$\frac{DE}{Dt} + \frac{DK}{Dt} = \dot{P} + \dot{Q}$$

Änderung der inneren Energie $E := \int_V \rho e dV$

plus die Änderung der kinetischen Energie $K := \int_V \frac{\rho}{2} \vec{u} \cdot \vec{u} dV$ ist gleich

der Leistung \dot{P} plus dem Wärmestrom \dot{Q} welcher der Flüssigkeit zugeführt wird.

- Wird bei uns nur für das Skalarprodukt verwendet



Leist $P = \oint_{\Sigma} \vec{u} \cdot \vec{t} dS + \int_V \vec{u} \cdot \rho \vec{k} dV$

Wärmestrom

$$\dot{Q} = - \oint_{\Sigma} \vec{q} \cdot \vec{n} dS'$$

Wärmestromvektor \vec{q} $\frac{\text{Leistung}}{\text{Fläche}}$

Spannungvektor

$$\vec{t} = \vec{n} \cdot \underline{T}$$

$$\vec{t} = \lim_{\Delta S' \rightarrow 0} \frac{\Delta F}{\Delta S'}$$

Spannungszustand ist eine inhomogene
Oberflächendichte

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

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





$$\frac{DE}{Dt} + \frac{DK}{Dt} = \dot{P} + \dot{Q}$$

DK
↑
Angebot.



\dot{P} ist der mechanisch Anteil
von \dot{P}

$$\dot{P} = \vec{\omega} \cdot \vec{\tau}$$

$$\frac{DK}{Dt} = \frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \frac{\rho}{2} u^2 dV = \frac{\partial}{\partial t} \int_V \frac{\rho}{2} u^2 dV + \oint_{\partial V} \frac{\rho}{2} u^2 \vec{u} \cdot \vec{n} dS$$

$$|\vec{u}| = u$$

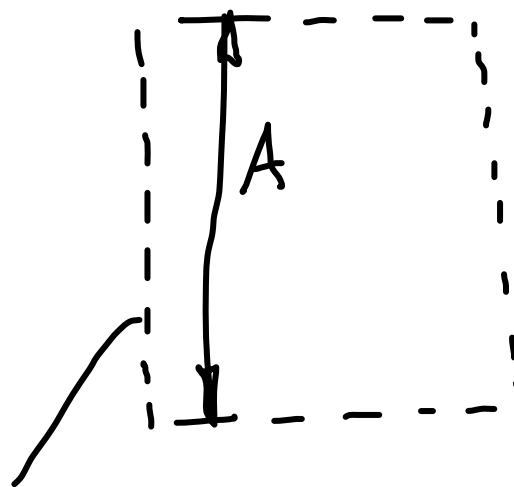
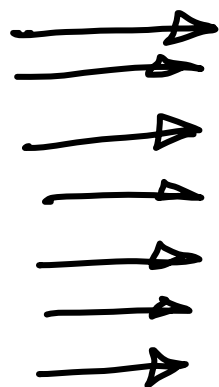
Reynold'sche
Transporttheorie. | siehe
fluv.



Annahme kein Böen $M_\infty(t) = \text{const.}$

↳ Im zeitlichen Mittel ist die
Strömung stationär ($\frac{\partial}{\partial t} \equiv 0$)

M_∞



$$\int_A \frac{\rho}{2} M_\infty^2 M_\infty dA = \frac{\rho}{2} M_\infty^3 A$$

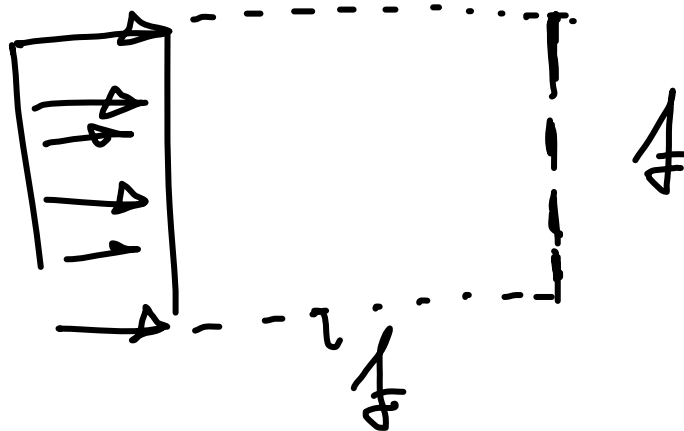
Annahme: A sei eine
Kontrollfläche und ein Teil
des geschlossenen Kontrollvolum.



Die definitiv verfügbare Leistung
ergibt sich aus dem Grad der experimentell
erreichten idealen Wirkungsformmaschine.

100% Umsetzung der Energieflüsse in mechanische
Leist.

$$P_{\text{air}} := \frac{\rho}{2} U_{\text{a}}^3 A$$



Annahmen: • keine Aufstauung
des Luft vor
der Maschine
- keine Energie im
der Abström.



Zweite Frage:

Welchen Anteil an P_{avail} kann
maximal in mechanische Leistung umgesetzt
werden?

Erntefaktor

$$C_P := \frac{P_A}{P_{\text{avail}}}$$

(exer. Coefficient of
Performance

▷ COP_{Δ})



Wie groß ist $C_{p,opt}$?

Die Frage führt auf eine Optimierungsaufgabe,
die bei Windkraft relativ einfach ist.

Albert Betz hat 1920 erstmals ~~das~~ $C_{p,opt}$ angegeben.

Betz'sche Gesetz

$$C_{p,opt} = \frac{16}{27} \approx 0.593$$

\approx bezeichnet den hydraulische od. aerodynamische
Wirkungsgrad der Maschine.

Lehrstuhl

Theorie der Strömungsmaschinen (1959)

Alber Betz

Teubner

ich student.

Homepage FST

POA student.

Ernst Becher

Thermodynamik



Gasdynamik

Kontinuumsmechanik

Strömungslehre.

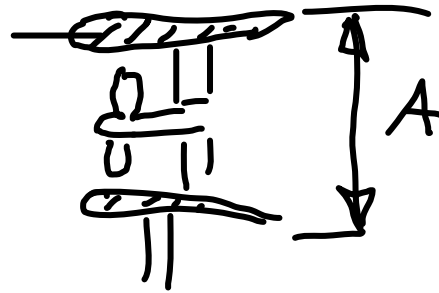


TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Optimierung
und Skalierung von
Fluidsystemen

Zum Betz'schen Gesetz. Leit-
sprech.



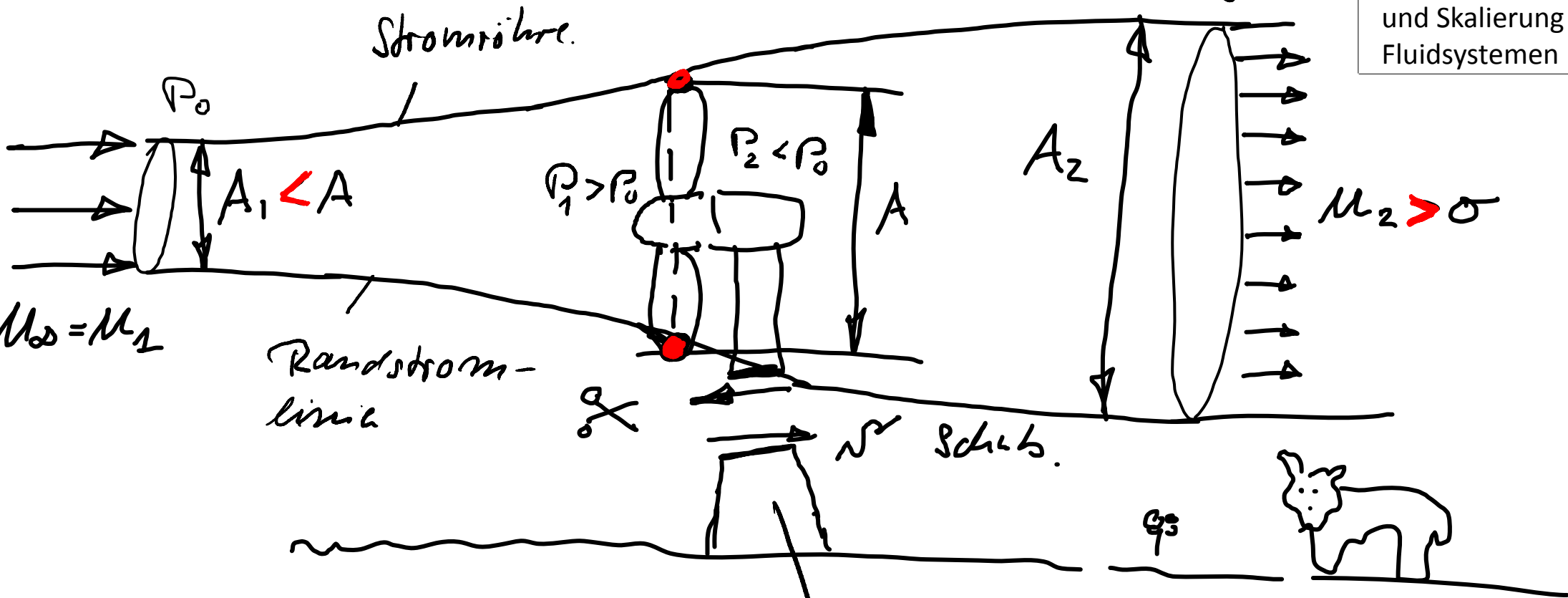
$$P_{f, \text{opt}} = ?$$



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



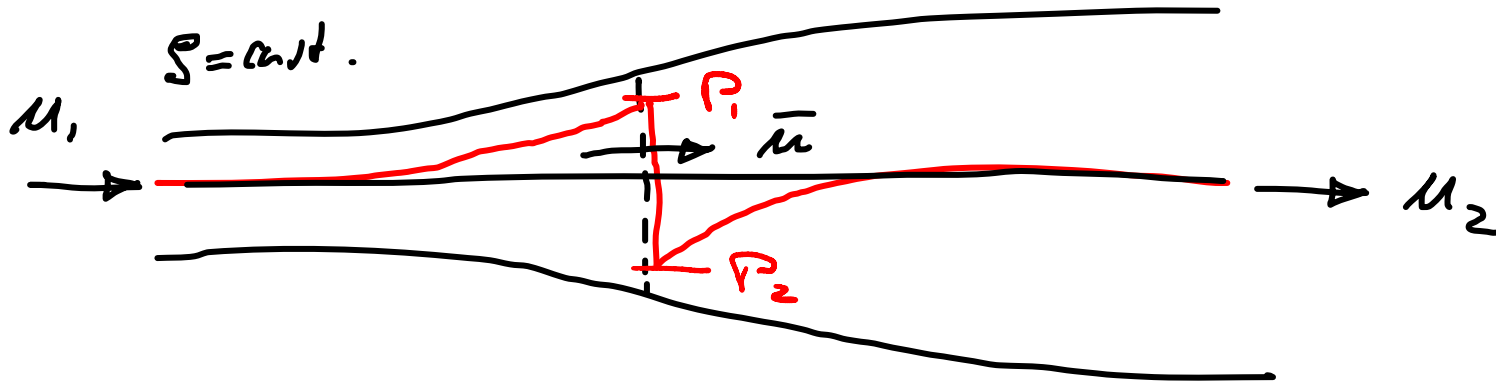
Optimierung
und Skalierung von
Fluidsystemen



Wichtig: A ist die projizierte Fläche der
gesamten Maschine einschließlich Leit-sprech.
 $P_f = \dot{M} \cdot \Omega < P_{\text{avail}}$



$$P_0 \equiv \sigma$$



Da inkompressible Strömung angenommen ist,
kann der Massezustand auf Null gesetzt werden.

Zustandsgleichung $\rho = \text{const}$

↳ Entkopplung von Energiegleichung
und Impulsbilanz.

↳ Nur Druckdifferenzen sind wichtig für
Strömungsveränderung + ρ ist nicht der
Absolutwert.

Wann sind Dichtänderungen vernachlässigbar klein?

$$\textcircled{1.} \quad \left(\frac{M}{a}\right)^2 \ll 1$$

$$a = \sqrt{\gamma R T}$$

Schallgeschwindigkeit Luft

$$\gamma = \frac{c_p}{c_v} = 1.4 \text{ für Luft}$$

$$R = c_p - c_v \text{ Gaskonstante}$$

T Absolute Temperatur

$M \sim$ Blotspitzen geschwindigkeit

$$R \Omega$$

R ist Radius der Schb.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Optimierung
und Skalierung von
Fluidsystemen



$$\textcircled{2.} \left(\frac{1}{f} \frac{L}{a} \right)^2 \ll 1$$

f ist eine typische
Frequenz

Verhält in der
Akustik.

L ist ein typischer
Läng.

$\textcircled{3.}$ Bei Wärmeströmen
kann i.d.R. $\beta = \text{const}$
nicht erfüllt sein.

$$\textcircled{4.} \frac{\sqrt{g H'}}{a} \ll 1$$

Verhält in der Hydrodyn.