

Beispiel zur Kontinuität (OD + Druckaufbauer)

Stick-Slip bei einem Plunge Kolben (Tauchkolben)

Stick-Slip ist eine selbsterregte Schwingung im Gegensatz zu

freie Schwingung: Das System schwingt in der Eigenfrequenz ω

erregte Schwingung: Frequenz Ω wird aufgebracht.

Das System antwortet in Ω und Vielfache von Ω bei linearem System. (harmonisch)

Bei nichtlinearem System antwortet das System auch in nicht ganzzahligen Vielfache von Ω (Subharmonisch)



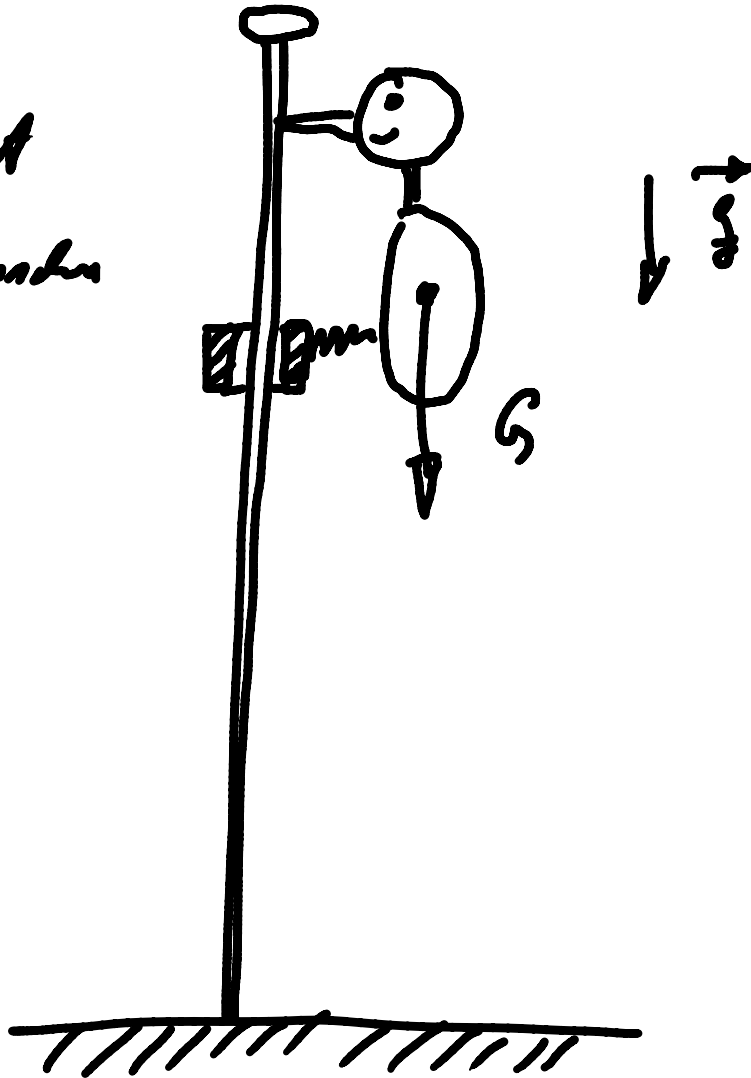
TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

Voraussetzung für selbststartende Selbstringen ist
eine Nichtlinearität.

z.B. Specht
(reines mechanisches
System)



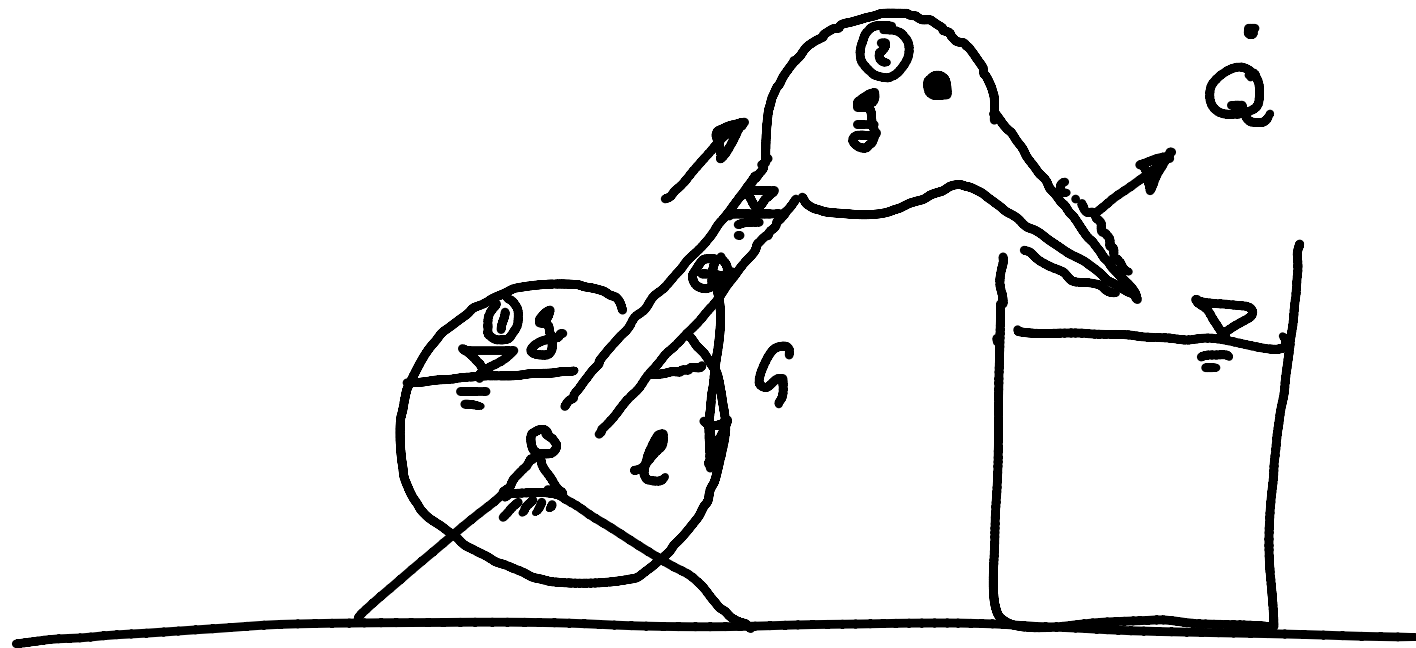
TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2012
Vorlesung 9 F 142

Schlehdspiele (Mechanik + Thermodynamik)



Druck P_2 sinkt infolge Abkühlung (Verdampfung am Schmelz).
dadurch steigt die Flüssigkeit im Hals solange, bis ein
instabiles Gleichgewicht erreicht ist (Schalbe).
Einstade d. Schelbe.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

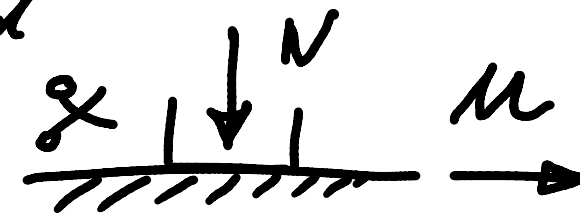


Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

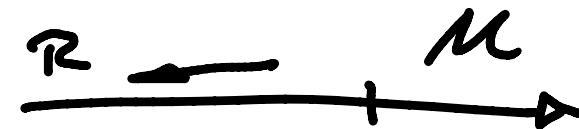
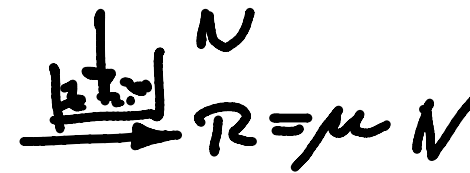
Stol-Slip ist eine selbsterrregte Schwingung,
die durch Nichtlinearität im Reibgesetz
in der Zeit ist.



▷ Normalkraftänderung. (Verand von Arnold Sommerfeld)

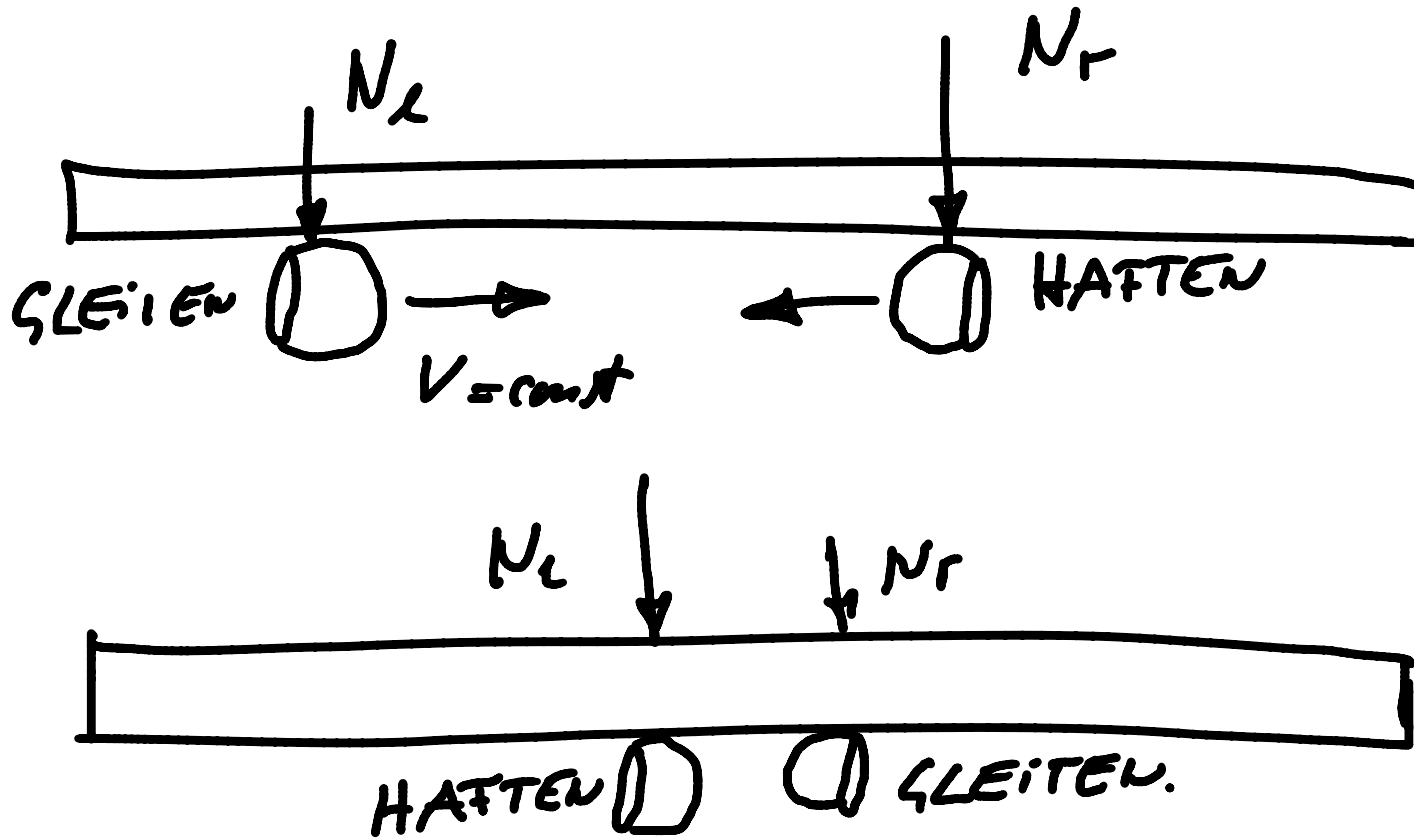


▷ Tangentialkraftänderung (Plungersollen)



$$\mu \approx \tan \delta = \frac{s''}{s'}$$

Ursache von Sommerfeld



Dimensionen der Größe sind wichtig!

$$\frac{c^2}{h^2 m_e} = \frac{1}{138} = 10^{-2}$$

Atomphysik, Feinstrukturkonstante.

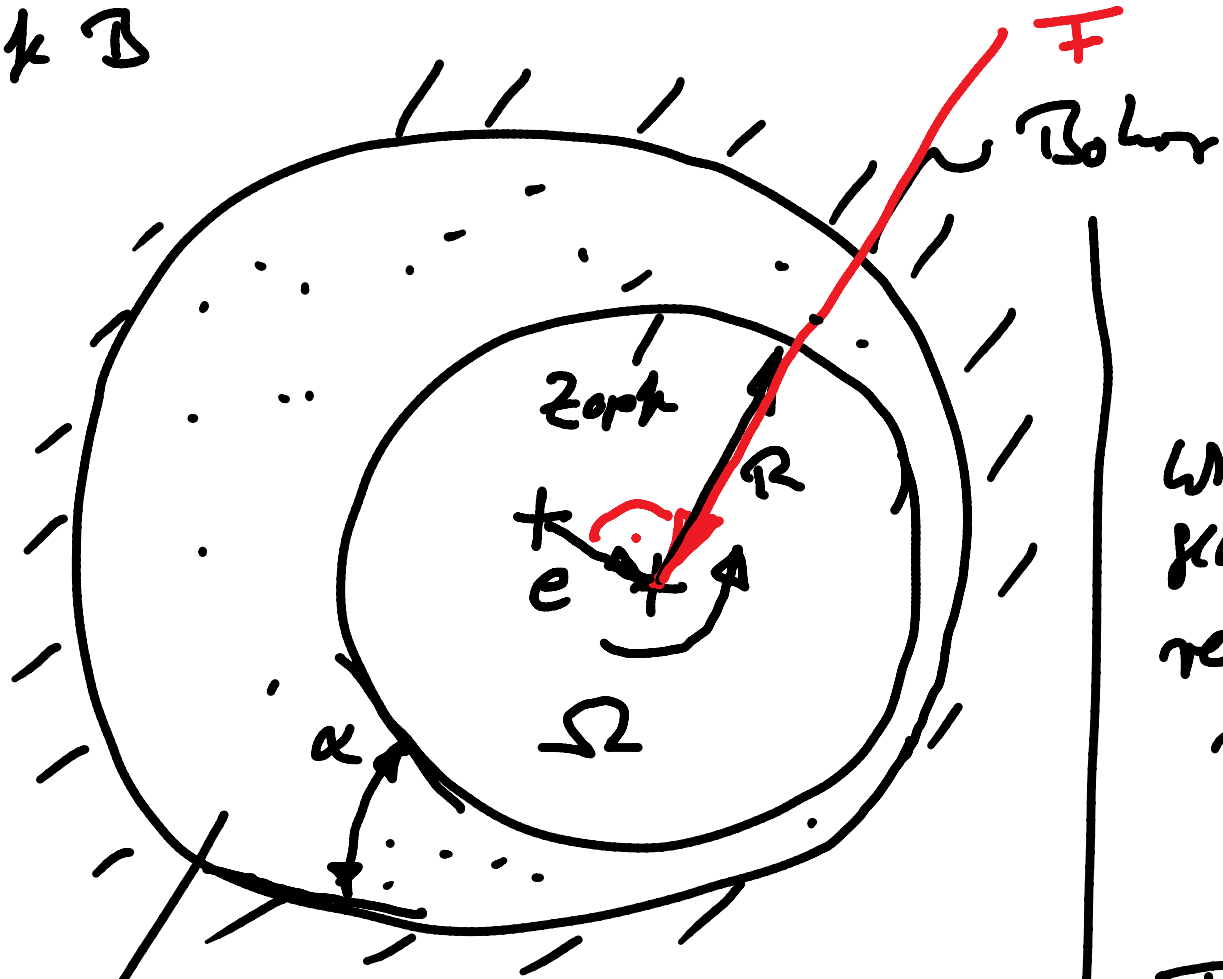
Gleitlogik Sommerfeldpl.

Didaktikempfehlung: Arnold Sommerfeld
 Helmholtz Buch über Physik

- Mechanik
- Mechanik der deformierten Medien.



Tick B



Öl Viskosität η

Exzentrizität e

$$Re \alpha = \frac{R \Omega R_B}{\eta} \alpha \ll 1$$

Wichtigste
Kontinuitätsbedingung
relativ Gegendruck

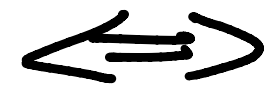
$$\psi = \frac{\bar{h}}{R} \ll 1$$

$$F = f(\eta, \Omega, R, R_B, \bar{h}, e)$$

$$\frac{F}{\underbrace{\eta \Omega R R_B}_{\sqrt{\sigma}}} \left(\frac{\bar{h}}{R} \right)^2 = f \left(\frac{e}{\bar{h}} \right)$$



$$F = f(\Omega, R, B, L, e)$$



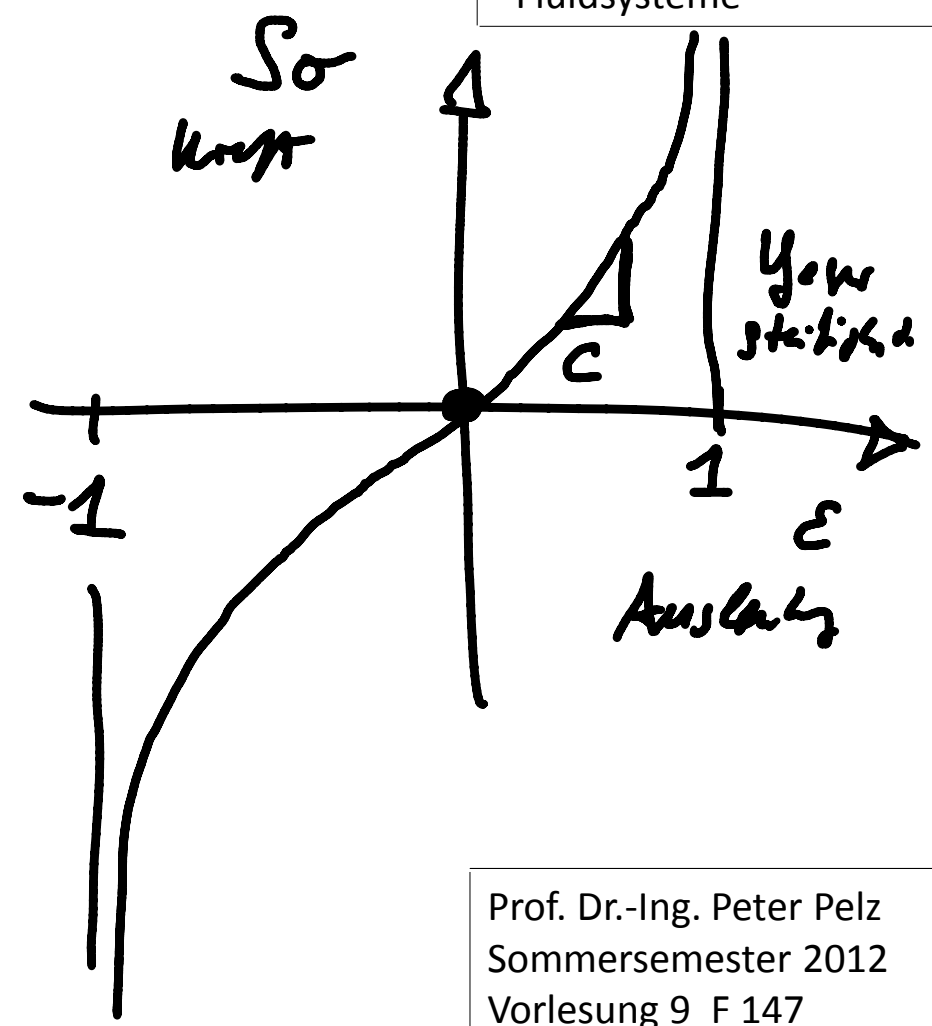
$$\frac{F}{2\Omega RB} \psi^2 = f(\epsilon), \text{ mit}$$

$$\psi = \frac{L}{R}$$

relation Kopfteil:

$$\epsilon = \frac{v}{2\Omega R}$$

relation Extzahl:



Hinweis: Übung zur Dimensionsanalyse.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

$$\frac{F}{\rho \Omega R^2} = f\left(\frac{e}{h}, \frac{h}{R}, \frac{R}{B}\right) \quad \begin{array}{l} 4 \text{ dimensionlose} \\ \text{Größe.} \end{array}$$

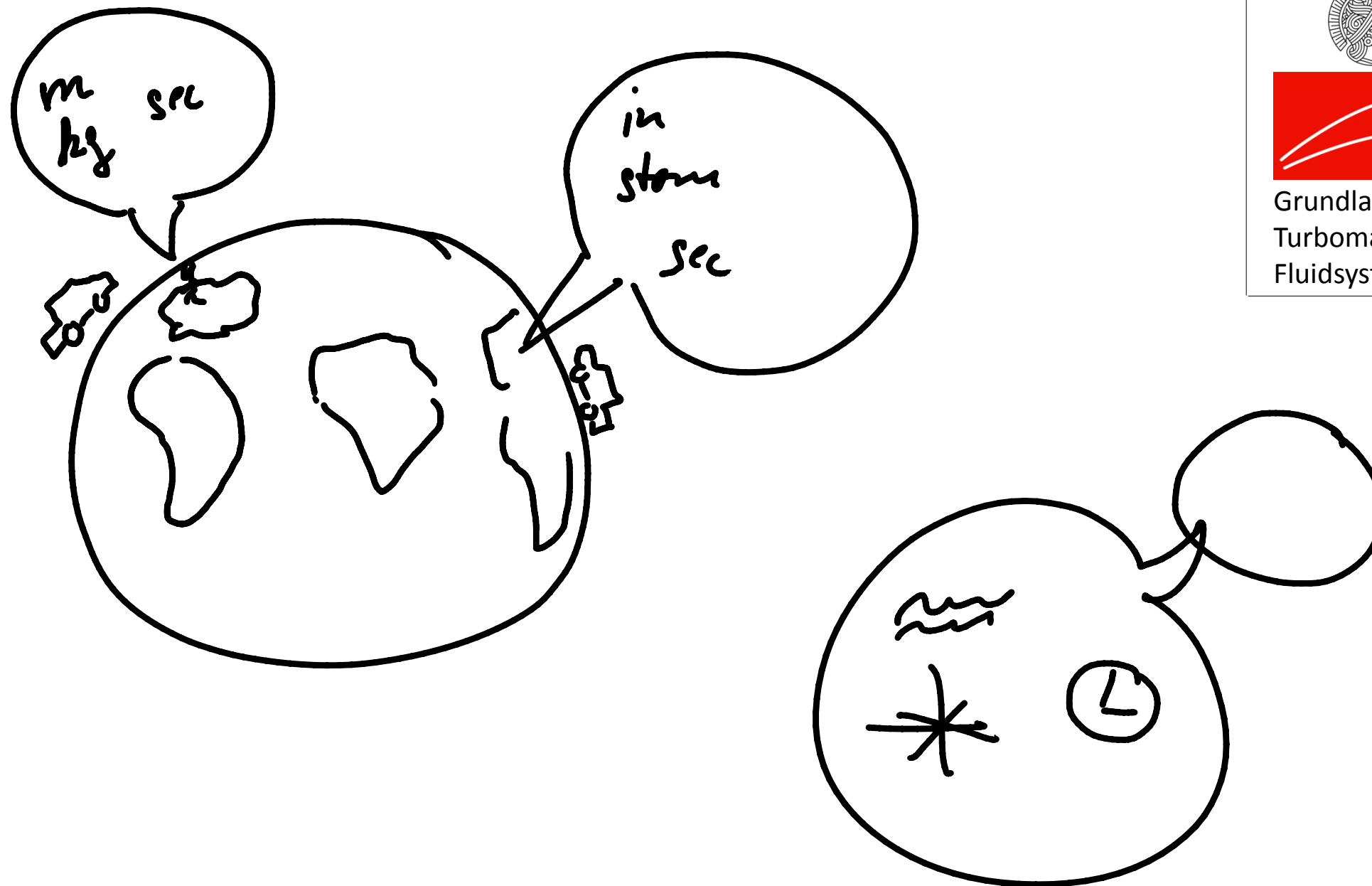
Information des Maßsystems wird dimensioniert: $\{\text{kg sec m}\}$ $[LMT]$
System

$$\Leftrightarrow F = f\left(\rho, \Omega, R, B, h, e\right) \quad \begin{array}{l} 7 \text{ dimensionale} \\ \text{Schrittgröße} \end{array}$$

Einheiten sind willkürlich festgelegt

Vergleichsmaß allein mit dem Ziel Kommunikation
zu verbessern.

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2012
Vorlesung 9 F 148



Umblichs arbeit Sir in einem $[LTT]$ -System.

Alternativ $[LFT]$ -System für dynamische Systeme,
wenn die Partikel in Rotation sind

$[LF]$ -System für statische Probleme.

$[LTT\Theta]$ -System in a Thermodyn.

$[LTT\Theta I \dots]$

Beispielgröße, System



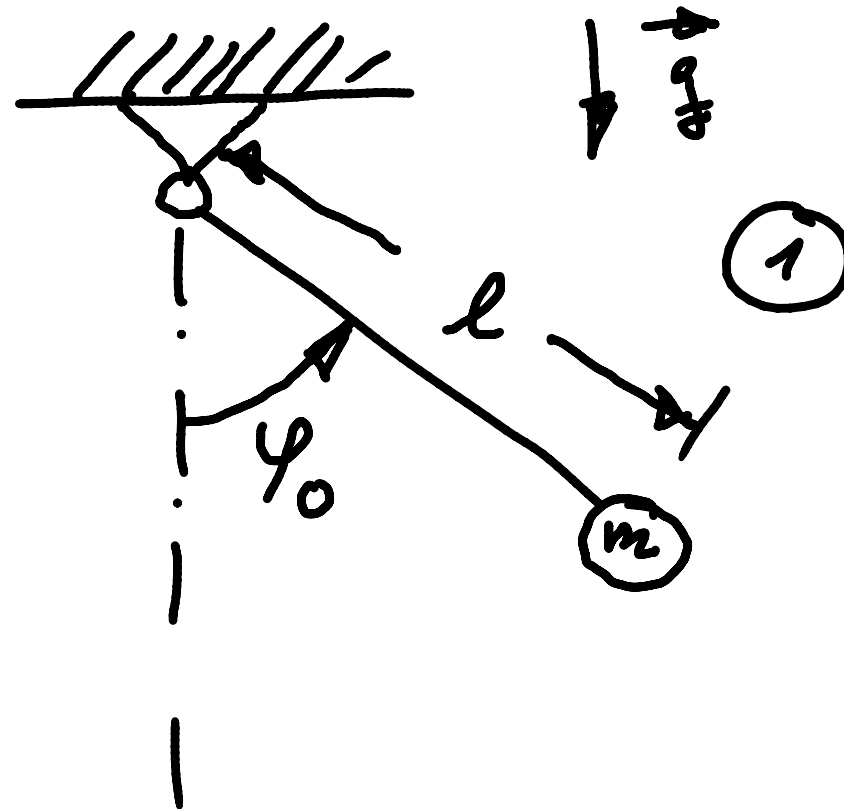
TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2012
Vorlesung 9 F 150

I. d. R. spielt es die Zeit der
Veränderlichen um die Zeit der Beanspruchung
zu reduzieren.



Schwingedauer

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{l}{g}} \quad (1)$$

Annahme: kein Reibung.

① Liste der Veränderliche.

▷ Schwierigste Schritte

▷ Abstraktion = Modellbildung

▷ ~~Es~~ Alles sollte so einfach wie möglich sein (geringe Anzahl von Veränderliche) aber nicht einfach (Wichtig wissen nicht verstehen)

② Woll kein Basisdrucksystem

▷ Hier mechanisch Problem, dynamisch Problem [LTI]

③ Darstellung der physikalischen Größe über Potenzen der Basisdrücke ($x^{\alpha_1} y^{\alpha_2}$ Monom)



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2012
Vorlesung 9 F 152

Am Beispiel

$$\{g\} = \frac{m}{\text{sec}^2} \quad [g] = \frac{L}{T^2}$$

$$\tau = \tau(l, g, m)$$

$$\{m\} = kg$$

$$\{\tau\} = \text{sec}$$

$$\{l\} = m$$

$$[m] = M$$

$$[\tau] = T$$

$$[l] = L$$

~~Ann~~ Verebnedy: Alle Gleichungen sind dimensionshomogen.

Jede physikalische Größe besteht aus Zahlenwert und Einheit.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme

Ferdus (Paskel):

Jede physikalisch-technisch zusammenge-
 muß invariabel gegenüber Änderung der
 Einheiten (Skaleninvarianz)

$$\tau = \tau \left(l, g, \frac{1}{T} \right)$$

\parallel \parallel \parallel \parallel
 T L $\frac{L}{T^2}$ $\frac{1}{10^3}$



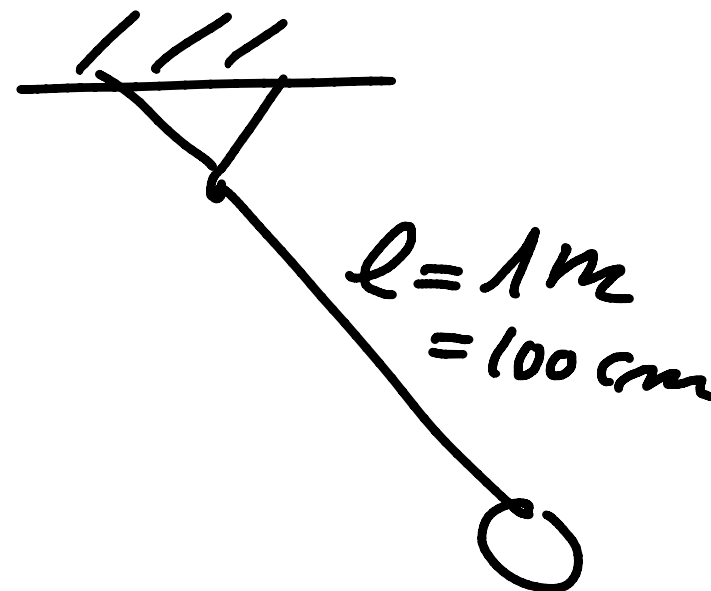
$$\tau = \tau = \tau \left(l, \left(\frac{l}{g} \right)^{\frac{1}{2}} \right) = T$$

$m = 1 \text{ kg}$
 $= 10^3 \text{ g}$





$$\tau = \tau \left(\frac{1}{g} \right)^{-\frac{1}{2}} \left(\frac{1}{100} \right)^{\frac{1}{2}}$$



$$\tau = \tau \left(\frac{1}{g} \right)^{-\frac{1}{2}} \left(\frac{1}{100} \right)^{\frac{1}{2}}$$

$$\tau = 1 \text{ sec}$$

$$= 10^3 \text{ msec}$$

$$\tau \sim \frac{1}{g}^{-\frac{1}{2}} \left(\frac{1}{100} \right)^{\frac{1}{2}}$$

$$\frac{\tau}{l} = \text{const}$$

Nichtlineare Pers $\varphi_0 \leq 1$

$$\tau = \tau(l, g, \mu, \varphi_0)$$

$$\frac{\tau}{\sqrt{g/l}} = \Pi(\varphi_0)$$



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Grundlagen der
Turbomaschinen und
Fluidsysteme