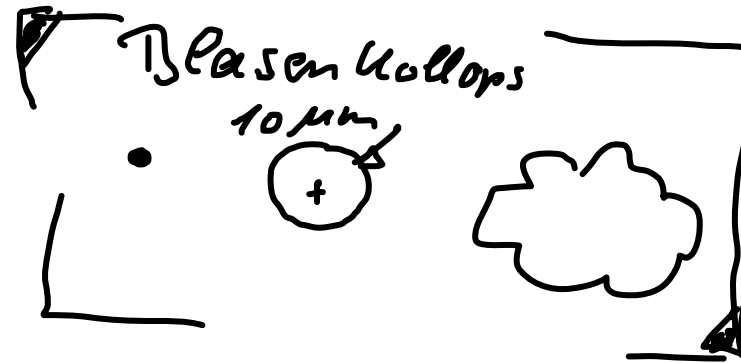
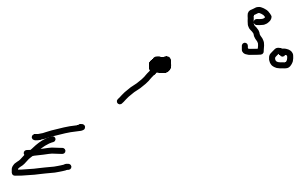


Einführung

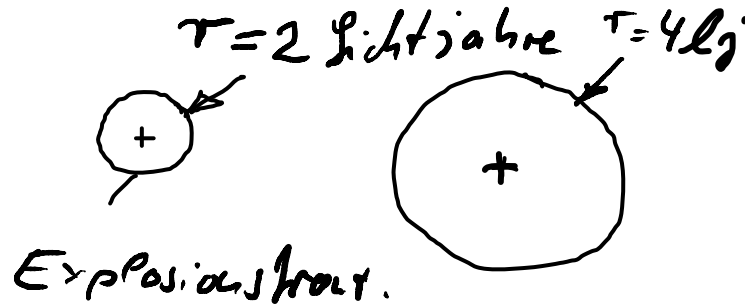
Dimensionsanalyse



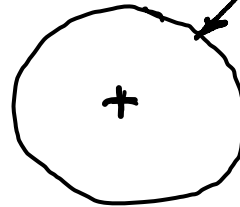
$t = 0$



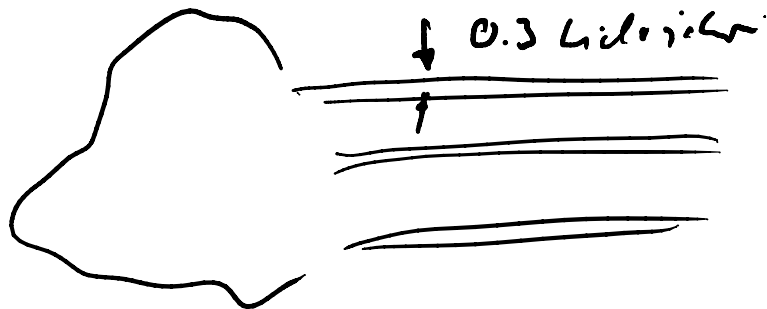
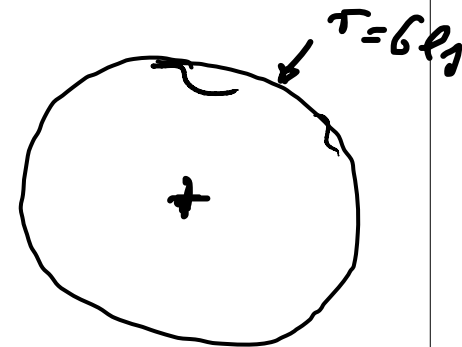
$t = 1a$



$t = 2a$



$t = 3a$

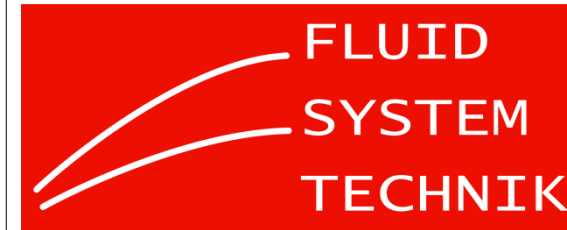


mm, cm, inch, m, Lichtjahre (lj)

Basiseinheit von Typ
Länge z.B. Radius r



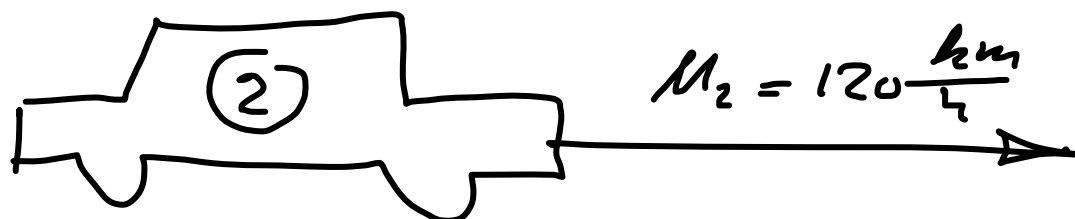
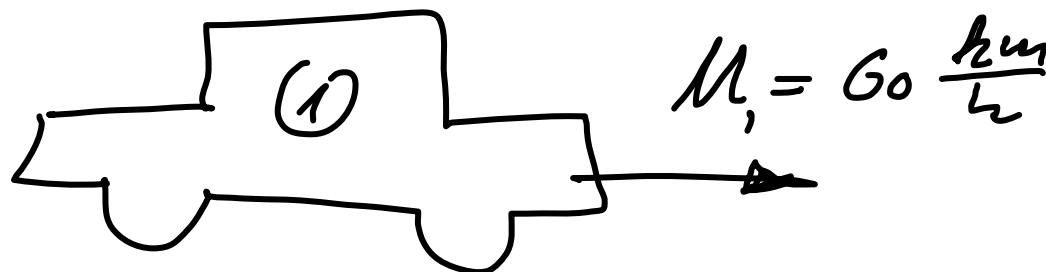
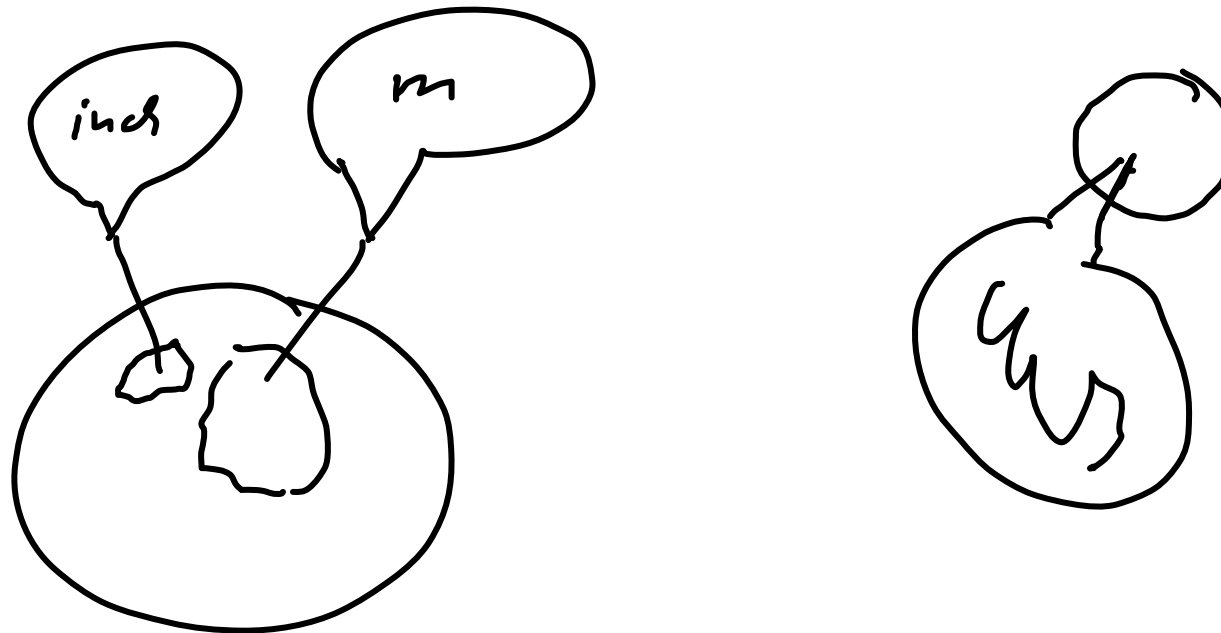
TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



Auto 2 ist doppelt so schnell wie Auto 1
ist eine relative Aussage.

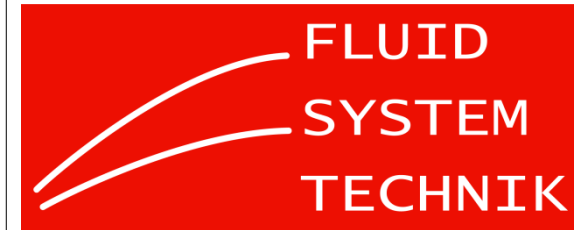
Aussage ist unabhängig (invariant gegenüber
Änderung des Meßsystems) vom Meßsystem.

Bridgman Postulat

Absolute Bedeutung relativer Größen



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



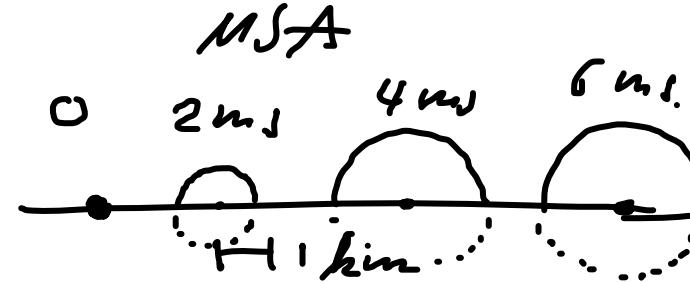
G.I. Taylor

SB

Sedov

USITZ

von Neumann



E, S_0
 τ_0



1. Schritt Liste der Abhängigkeiten.

$$\tau = f_{\tau}(\tau, E, S_0, S_i, \tau_0) \quad (1)$$

$\{\tau\} = m$

Verabreden: Alle Terme in (1) haben die gleiche Dimension, d.h.

(1) ist dimensionshomogen.

(= Dimensionskontrolle.)



Tip: Die Liste der Abhängigkeiten sollte
so klein wie möglich sein, aber
nicht klein

$$\left. \begin{array}{l} \tau_0 \rightarrow \sigma \\ \tau_i \rightarrow \sigma \\ s_0 \rightarrow \sigma \end{array} \right\} \underline{\text{Abstraktionsstufe}}$$

$$\tau = f(t, E, s_0)$$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

2. Schritt: Wahl des Basisgrößen Systems

mm, μm , ... sind von der
Basisgröße Länge \leftarrow

sec, d, a, ... sind von der Basisgröße
Zeit T

kg, g, ...
Masse M

N, ...
Kraft F

K, ...
Temperatur Θ

\vdots \vdots \vdots





Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

Tipp: • Wenn das Problem ein
dynamisches Problem ist
/ \
M oder F

• Bei einem klavisch rein
mechanisch-dynamischen Problem
 $[LMT]$ oder $[FLT]$.
{m kg sec} {N m sec}

• Bei einem statisch Problem
 $[FL]$
{N sec}

[LMT]-System ist für die starke
Explosion passend.

3. Schritt Überlegen der Einheit / Bezugsgröße
der unterschiedlich Größe.

Tip: Wenn Sie es nicht wissen, dann
denken Sie an die Definition.

z.B. $\{\eta\} = ?$ dynamische Viskosität

$$\tau = \eta \dot{\gamma}$$

$$\leadsto \{\eta\} = \left\{ \frac{\tau}{\dot{\gamma}} \right\} = \frac{\text{Pa}}{\frac{1}{\text{sec}}} = \text{Pa} \cdot \text{sec}.$$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

$$\{D\} = ?$$

- Molekulare
Diffusionskoeff.

$$\vec{j} = -D \nabla c$$

" " "

Ficksches Gesetz

$$\frac{\text{mol}}{\text{m}^2 \text{ sec}} \quad \frac{1}{\text{m}} \quad \frac{\text{mol}}{\text{m}^3}$$

$$\leadsto \{D\} = \frac{\text{m}^2}{\text{sec}}$$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

$$\tau = f(\epsilon, t, \rho_0)$$

τ (m) ϵ ($\frac{kg \cdot m^2}{sec^2}$) t (sec) ρ_0 ($\frac{kg}{m^3}$)

L^1 $\frac{ML^2}{T^2}$ T^1 $\frac{M}{L^3}$

Einheitensystem

Größensystem.

4. Schritt

Bilden von Produkten

$$\tau = \frac{1}{2} \rho \left(\frac{E}{\rho_0}, t, \cancel{\rho_0} \right)$$

m $\frac{m^5}{sec^2}$ sec $\frac{kg}{m^3}$

Widerstand!!!!

$$\rho_0 = 1 \frac{kg}{m^3} = 10^3 \frac{g}{m^3}$$

2. Vereinfachung

Wir rechnen nur mit den Maßzahlen.



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

FLUID
SYSTEM
TECHNIK



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



$$\tau = \int_V \left(\frac{E \epsilon^2}{\rho_0}, \cancel{A} \right)$$

$\tau \parallel m$
 $\rho_0 \parallel m^3$
 $\epsilon^2 \parallel sec.$

$$\tau = \int_V \left(\frac{E \epsilon^2}{\rho_0} \right)$$

$\tau \parallel m$
 $\rho_0 \parallel m^3$
 $\epsilon^2 \parallel m^5$

$5^*/m \Rightarrow 5 \cdot 10^5 dm$
 $7.3 m^5 = 7.3 \cdot 10^5 dm^5$

$$\frac{\tau \rho_0}{E \epsilon^2} = \int_V \left(\frac{E \epsilon^2}{\rho_0} \right) = const. \quad \text{dimensionenlos Konstante.}$$

$\tau \parallel m$
 $\rho_0 \parallel 1$
 $E \epsilon^2 \parallel m^5$

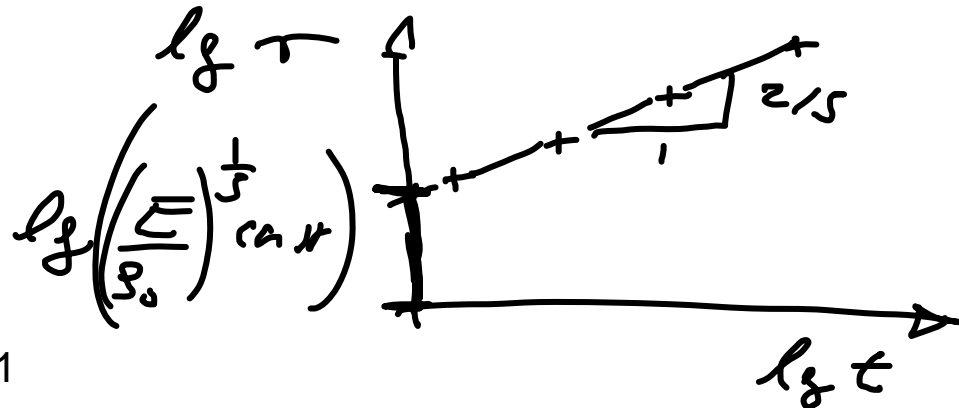
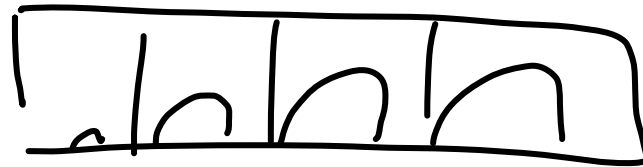
Ein dimensionales loses Produkt

$$\frac{\tau^5 \rho_0}{E t^2} = \text{const.}$$

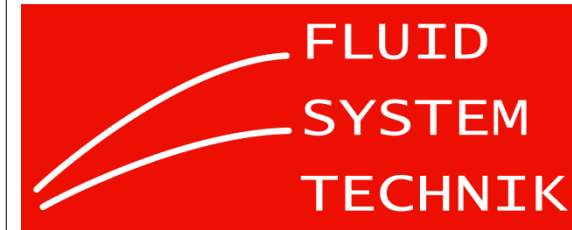
Taylor: $\tau = t^{2/5} \left(\frac{E}{\rho_0} \right)^{1/5} \text{const.}$

$t=0$

Sedov

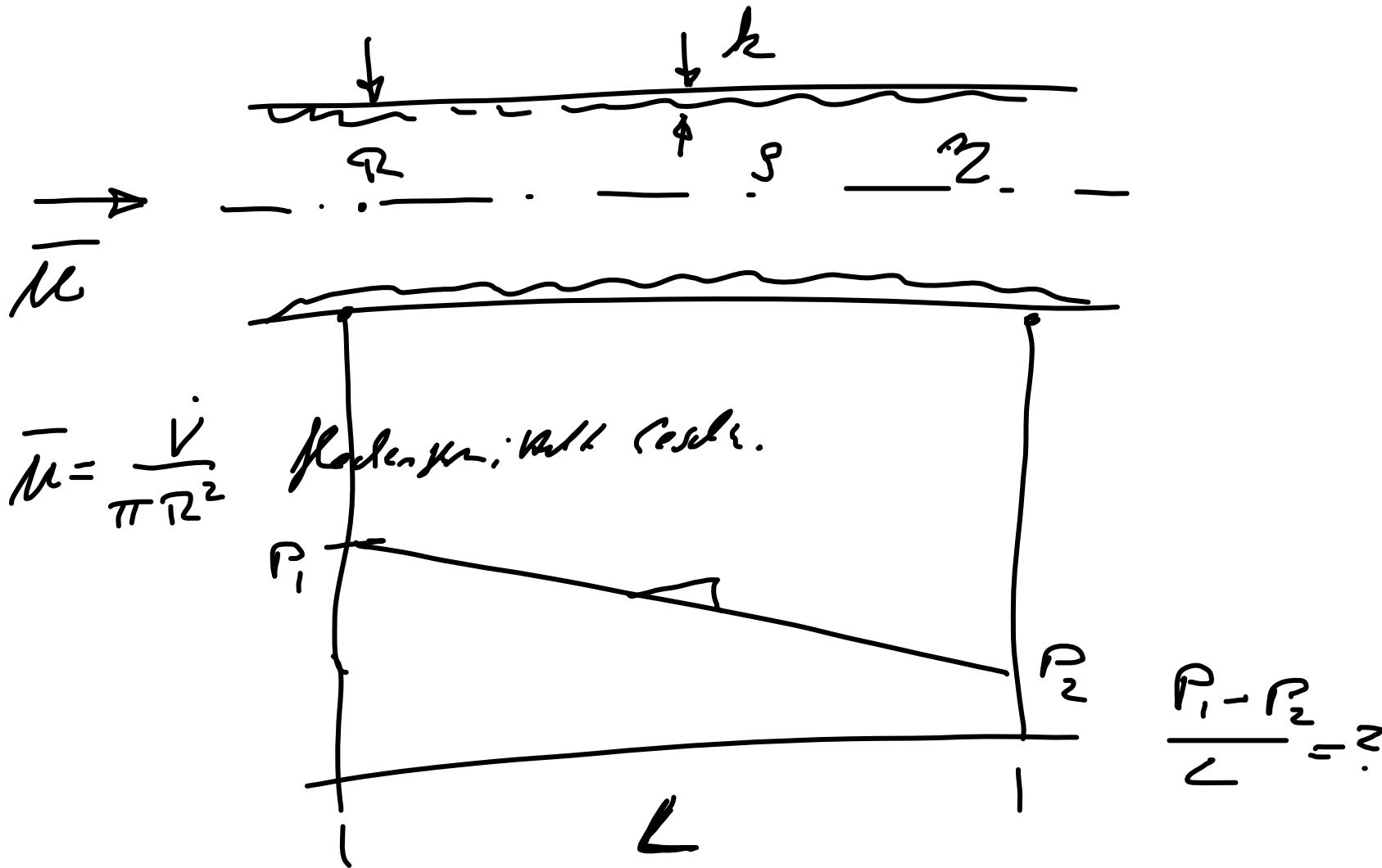


TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

Beispiel für zwei dimensionales Problem.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2011
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

$$\frac{\Delta p}{L} = f_L(\bar{u}, R, k, \rho, \eta) \quad \left[\frac{\Delta p}{L} \right] = \frac{N}{m^2 L^2}$$

$$\frac{L}{T} = L^1 T^{-1} M^0$$

$[L \Pi T]$ -System, da Flüssigkeit und
berücksichtigt werden soll.

	$\frac{\Delta p}{L}$	\bar{u}	R	k	ρ	η
L	-2	1	1	1	-3	-1
M	1	0	0	0	1	1
T	-2	-1	0	0	0	-1

