

Relaxationszeit λ

Belastungszeit $\frac{1}{\Omega} \gg \lambda$ langsam

$\frac{1}{\Omega \lambda} \gg 1$ Material verhält sich wie eine Flüssigkeit.

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

$\frac{1}{\Omega \lambda} \ll 1$ schnell

Material verhält sich wie ein elastisches Festkörper

$$\tau = \tau(\gamma) = G \gamma$$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



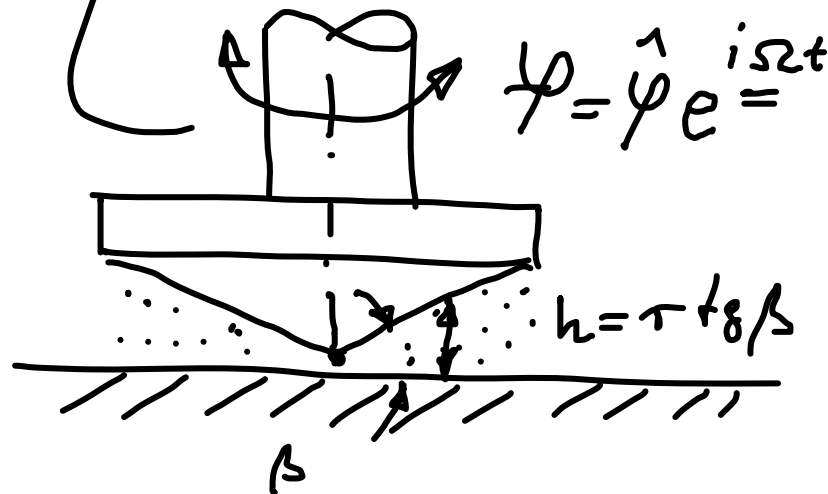
$$\tau = \eta \dot{\gamma} = \eta \frac{d\tau}{dt}$$

$$\nabla \tau = \hat{\tau} e^{i\Omega t}$$

$$\dot{\gamma} = \hat{\gamma} e^{i\Omega t}$$

Maxwell'sche - Δ

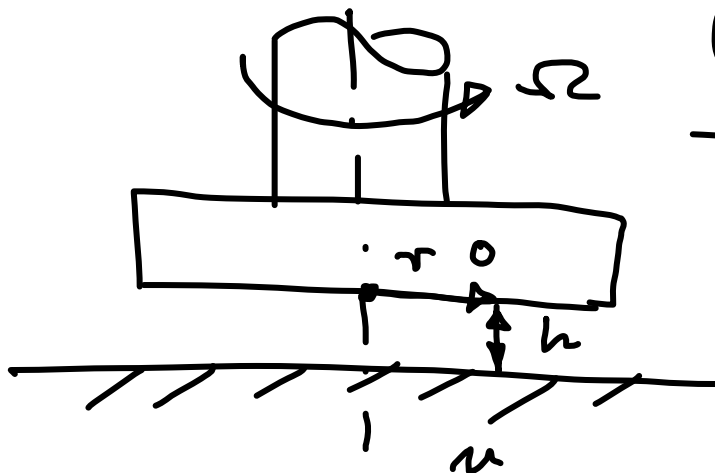
Materialmodell
linear viskoelastisch
Flüssigkeit.



$$\vec{u}_0 = \Omega r \vec{e}_y$$

$$\dot{\gamma} = \frac{\Omega r}{r \cdot \delta / \beta} = \frac{\Omega}{\delta / \beta}$$

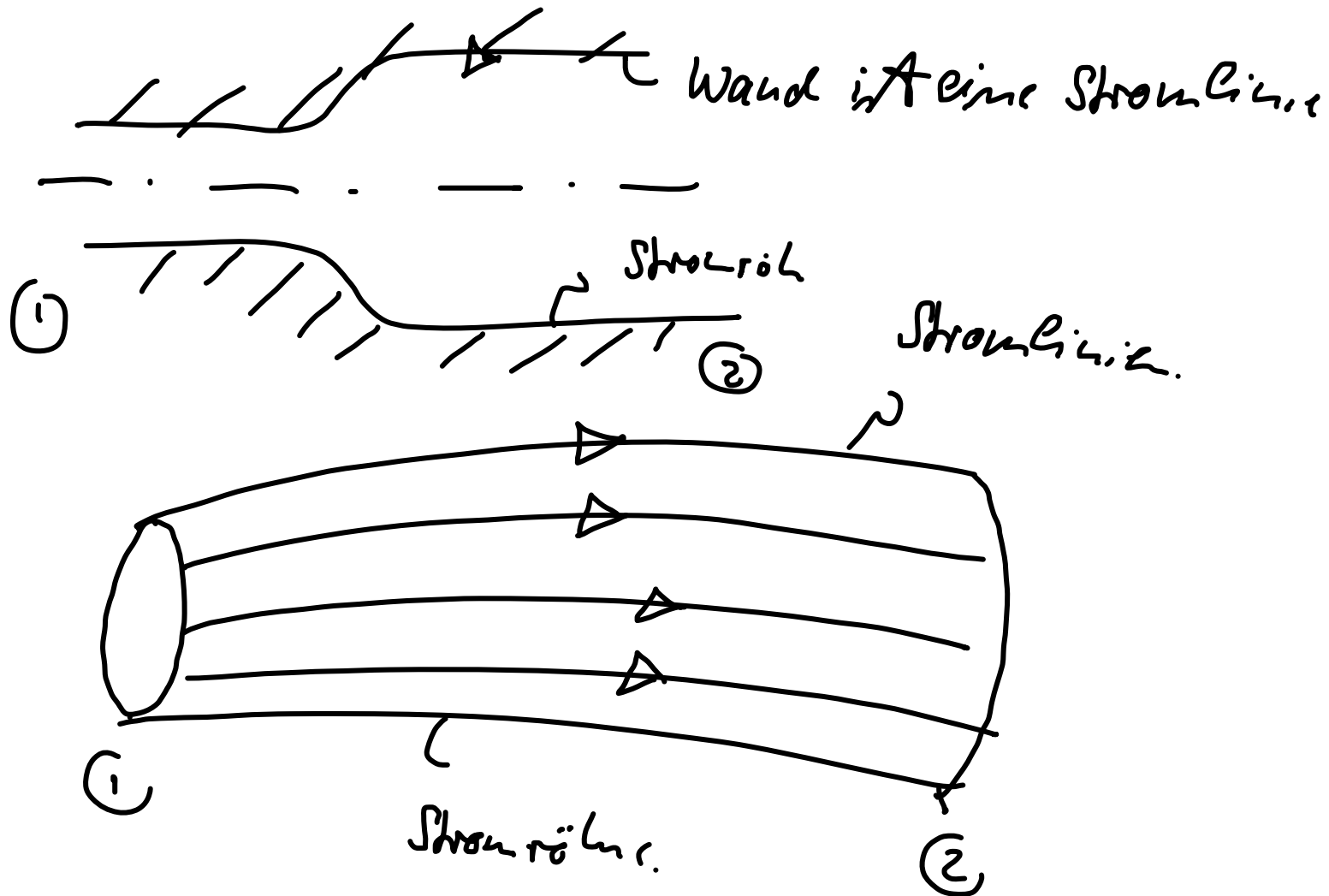
(+) homogene Scherdeformation.



$$\vec{u}_0 = \Omega r \vec{e}_y$$

$$\dot{\gamma} = \frac{\Omega r}{h}$$

Kontinuitätsgleichung für eine Stromröhre

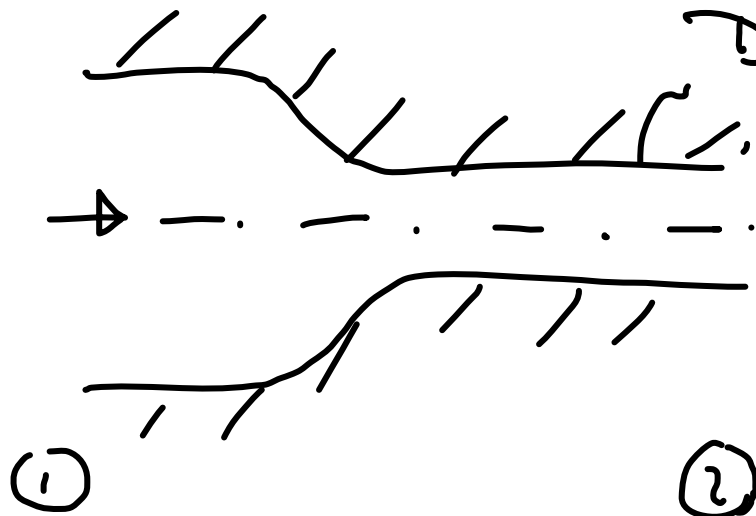


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

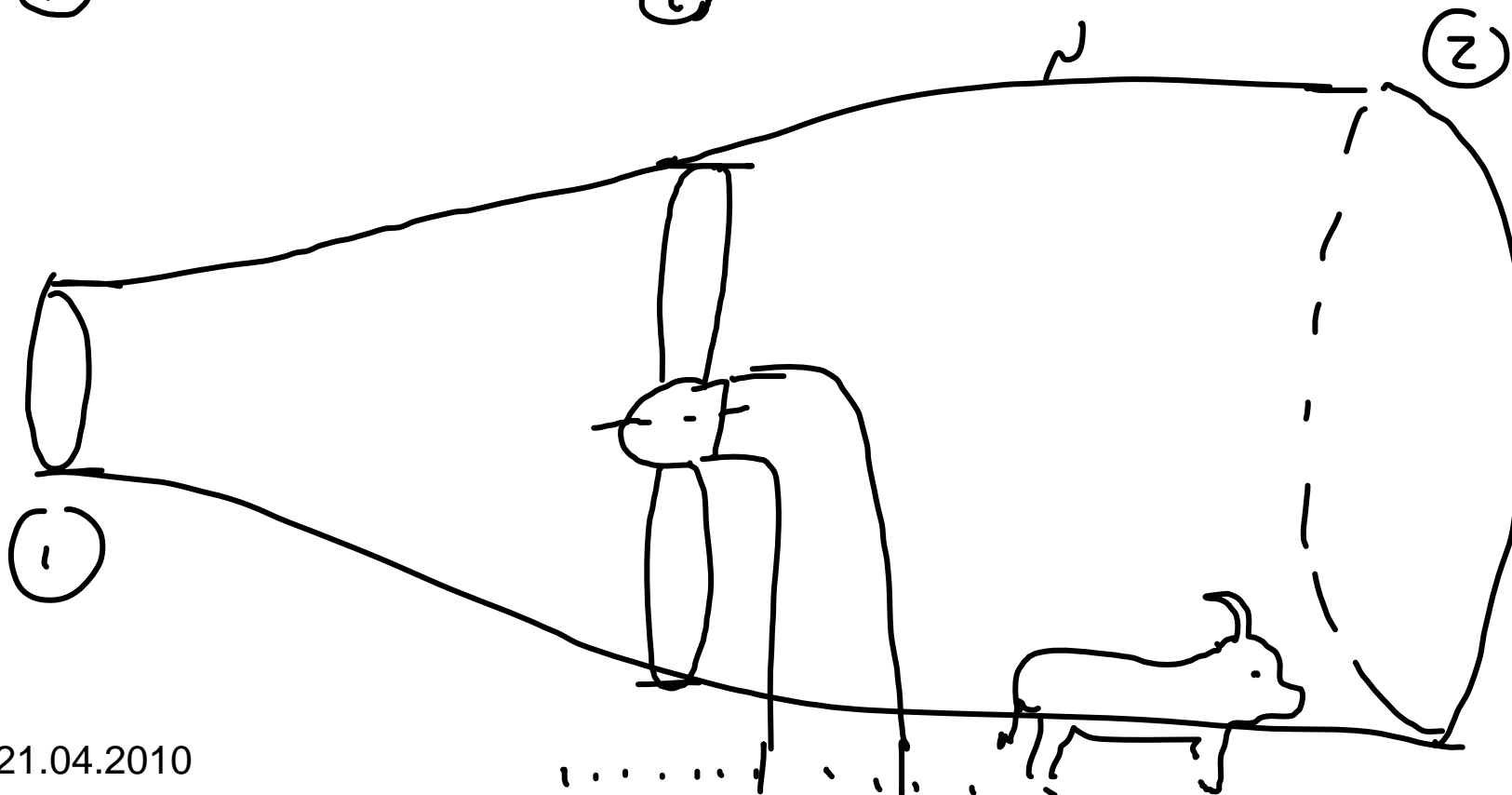


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

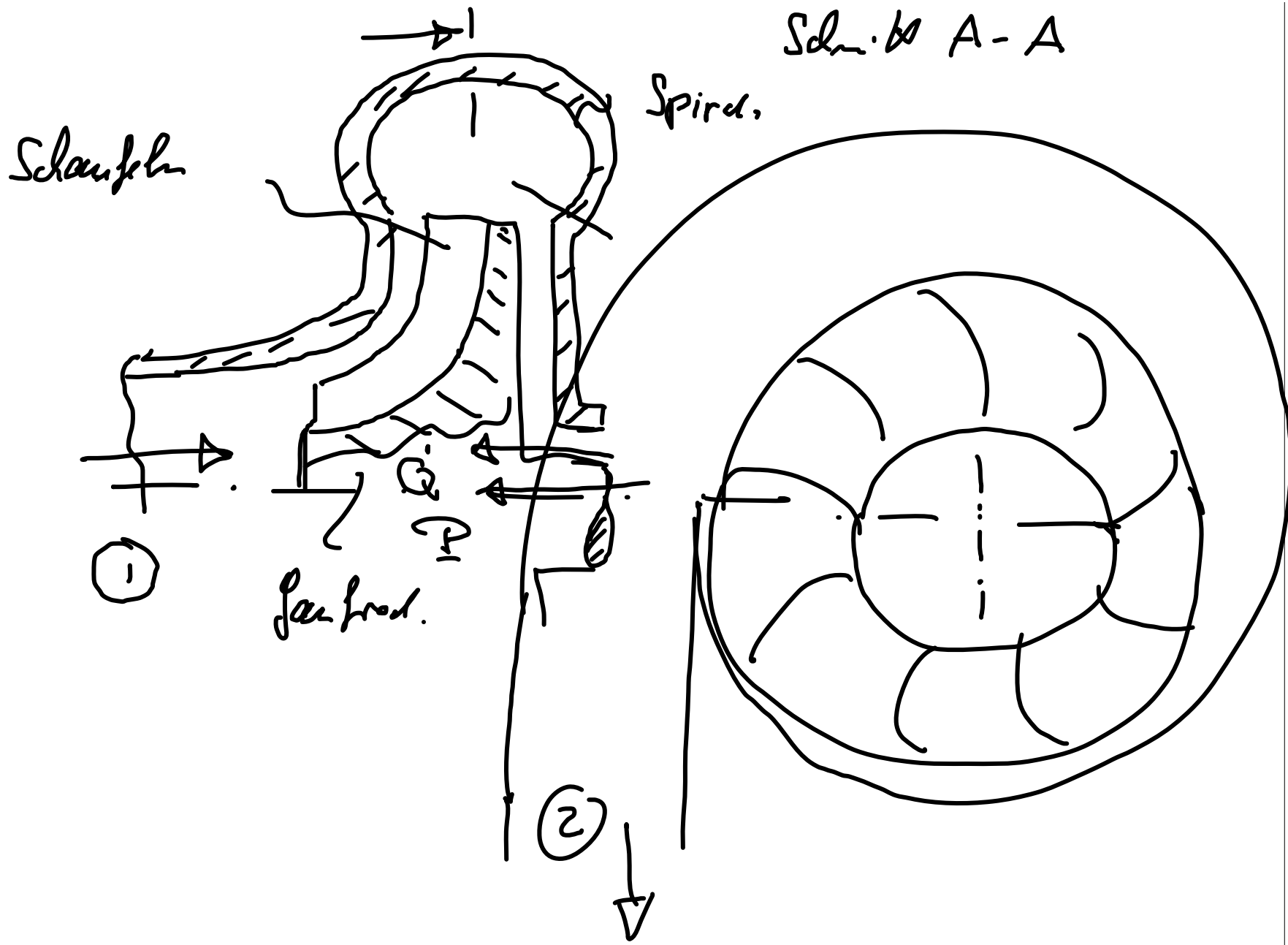
Diese ist eine Nennröhre.



Randstromlinie



A



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT

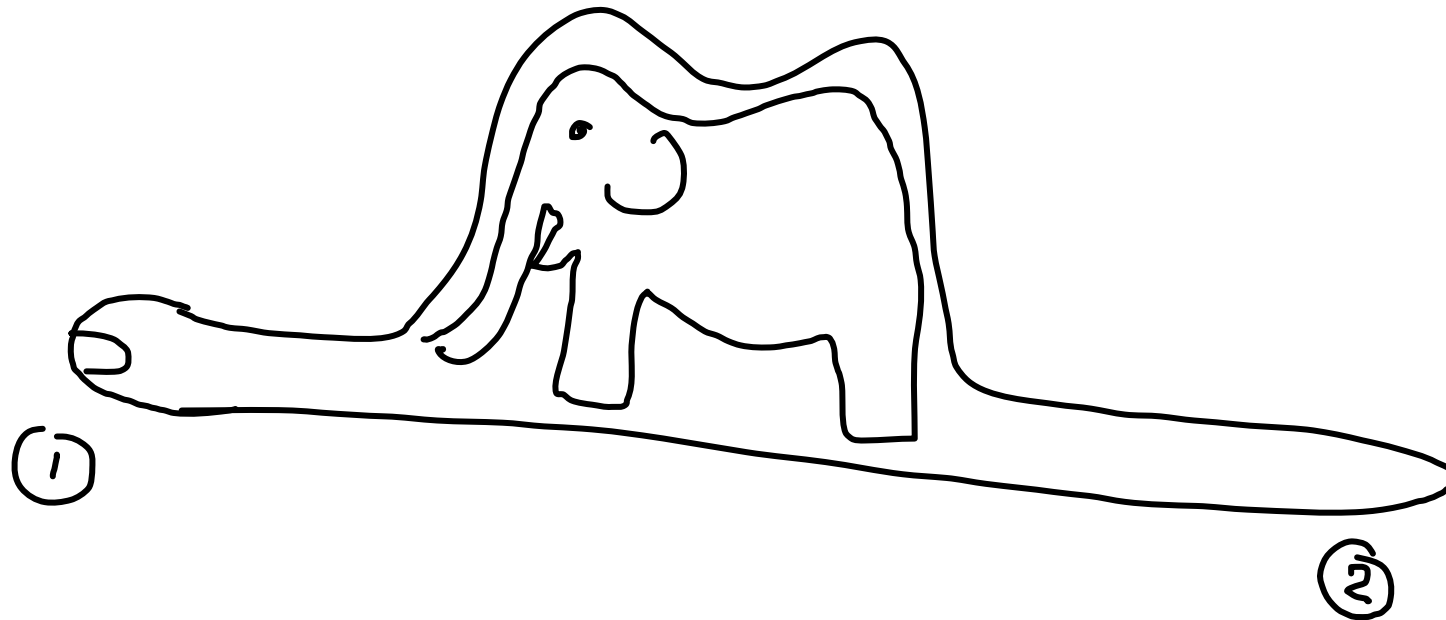
FLUID
SYSTEM
TECHNIK



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



- Ausgang der Stromröhre hoch geschlossen sein.
- Die Wände der Stromröhre hoch flexibel sein.

Kontingiergleichung für eine Strömungsröhre

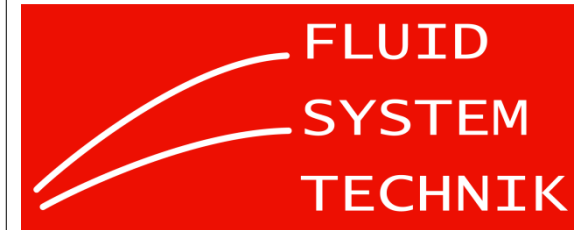
→ Druckverfallgleichung

→ Effektivviskosität

→ Effektivschallgeschwindigkeit.
(auch für Mehrphasensysteme)



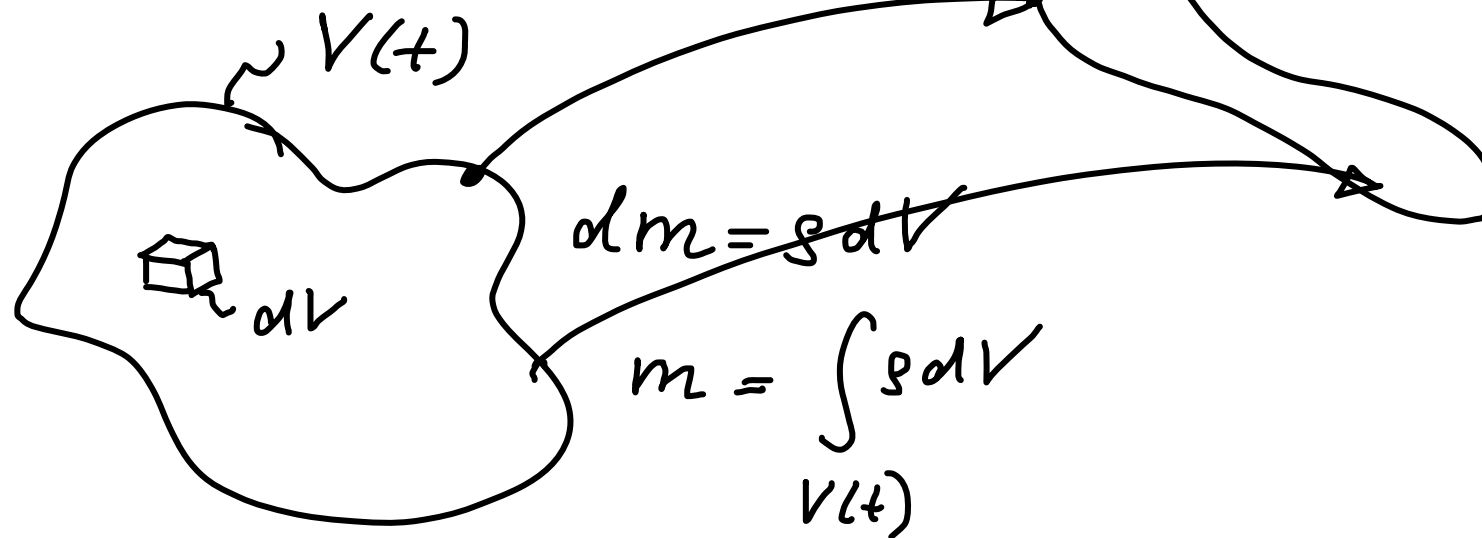
TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

Kontinuitätsgleichung:

Die Masse in einem materiellen Volumen bleibt zeitlich unveränderlich. $\Leftrightarrow m = \text{const.}$
Erfahrungssatz \rightarrow Axiom. $\Leftrightarrow \frac{Dm}{Dt} = 0$



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

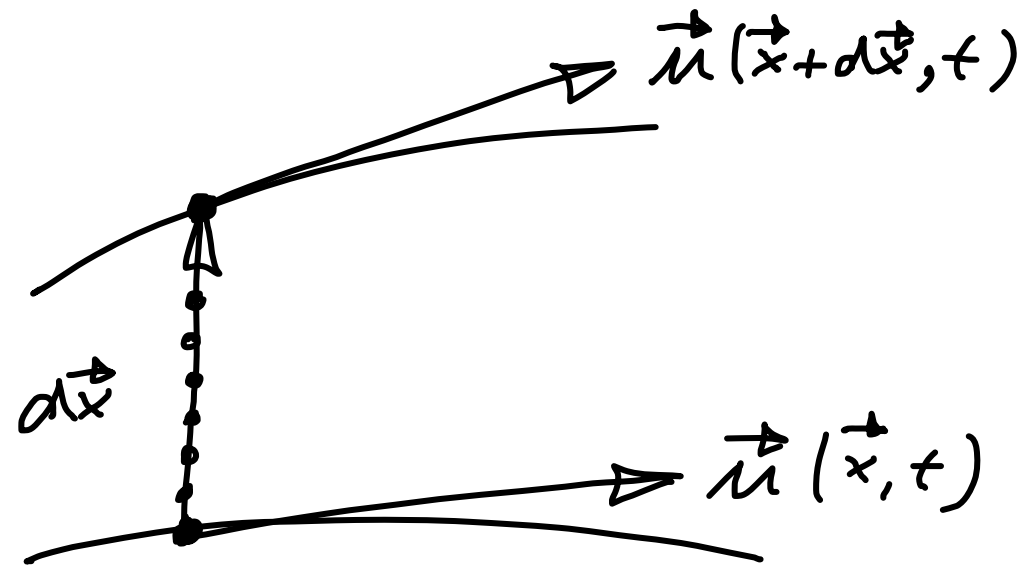
$$\left. \begin{aligned} \frac{Dm}{Dt} &= 0 \\ m &= \int_{V(t)} \rho dV \end{aligned} \right\} \frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \rho dV = 0$$

Problem: Integrationsgrenze sind zeitlich veränderlich.

Zwei Hinweise: Leibnizsche Regel. $\frac{d}{dx} \int_{a(x)}^{b(x)} f dy = \dots$

$$2. \frac{D}{Dt} \left(\int_{V(t)} \frac{1}{dV} \right) = \text{div } \vec{u}$$



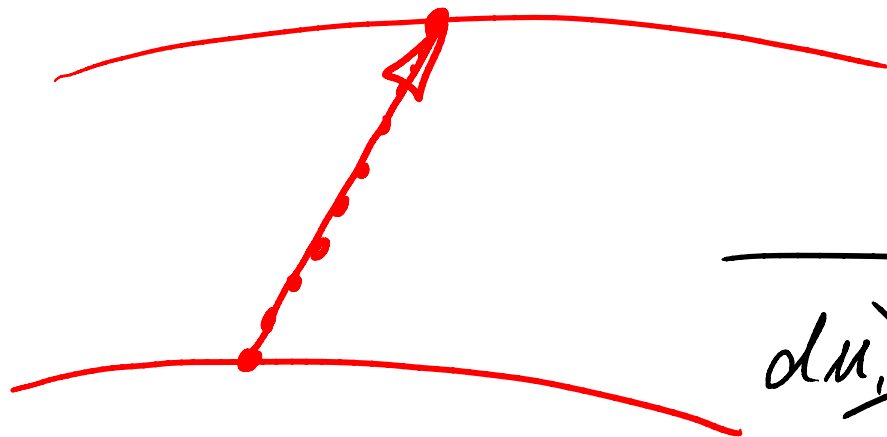


$$d\vec{u} = \vec{u}(\vec{x} + d\vec{x}, t) - \vec{u}(\vec{x}, t)$$

$$d\vec{u} = \nabla \vec{u} \cdot d\vec{x}$$

Bahnlinie: Taylorentwicklung

Drehung + Dehnung.



$$dM_i = \frac{\partial M_i}{\partial x_j} dx_j$$

~~$$dM_i = \frac{1}{2}$$~~

Fortschreibung folgt.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

$$0 = \frac{Dm}{Dt} = \frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \rho dV = \int_V \frac{D\rho}{Dt} dV + \int_V \rho \frac{D}{Dt}$$

$$= \int_V \frac{D\rho}{Dt} dV + \int_V \rho \operatorname{div} \vec{u} dV$$

$$0 = \int_V \frac{D\rho}{Dt} + \rho \operatorname{div} \vec{u} dV$$

$V(t)$ materielle Volumen
 V Kontrollvolumen.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
 Sommersemester 2010
 Grundlagen der Turbo-
 maschinen und Fluidsysteme
 Vorlesung 4

$$0 = \int_V \frac{Dp}{Dt} + \rho \operatorname{div} \vec{u} dV$$

muß für beliebige Volumen erfüllt sein.

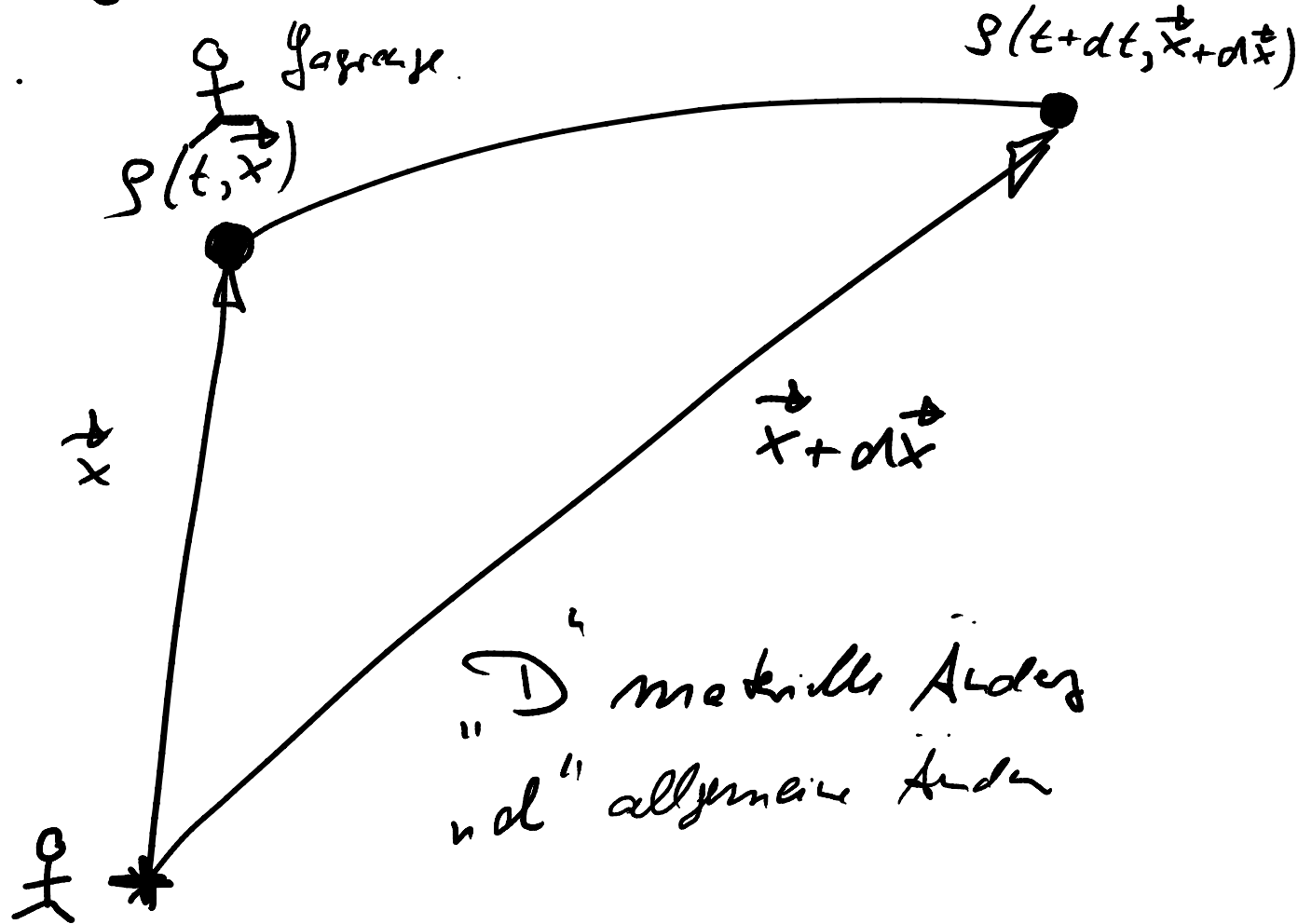
$$\leadsto \boxed{\frac{Dp}{Dt} + \rho \operatorname{div} \vec{u} \equiv 0.} \quad (1)$$

Kontinuitätsgleichung in differentieller Form
 gilt für jede Flüssigkeitsstelle.

Wenn die Flüssigkeit volumengeständig ist, d.h.
 $\operatorname{div} \vec{u} \equiv 0$ folgt aus (1) $\frac{Dp}{Dt} = 0$.



Die Dichte ρ bleibt längs einer Bahnlinie
erhalten.



Euler

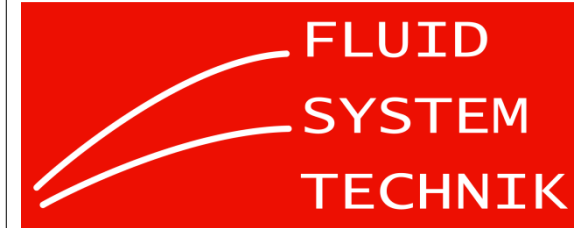
"D" materielle Änderung
"d" allgemeine Änderung

$$\frac{D\rho}{Dt} = 0$$

$$\begin{aligned} D\rho &= \rho(t+dt, \vec{x}+d\vec{x}) - \rho(t, \vec{x}) \\ &= \frac{\partial \rho}{\partial t} dt + \nabla \rho \cdot d\vec{x} \quad \Big| \quad \frac{1}{dt} \end{aligned}$$



TECHNISCHE
UNIVERSITÄT
DARMSTADT



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

$D \hat{=} d$, da eine materielle Änderung betrachtet wird.

$$\frac{Dp}{Dt} = \frac{\partial p}{\partial t} + \nabla p \cdot \frac{dx}{dt}$$

$$\frac{Dp}{Dt} = \underbrace{\frac{\partial p}{\partial t}} + \underbrace{\vec{u} \cdot \nabla p}$$

lokale
Änderung
des Drucks.

Konvektive
Änderung des
Drucks.

$$\frac{D(\cdot)}{Dt} = \frac{\partial(\cdot)}{\partial t} + \vec{u} \cdot \nabla(\cdot)$$

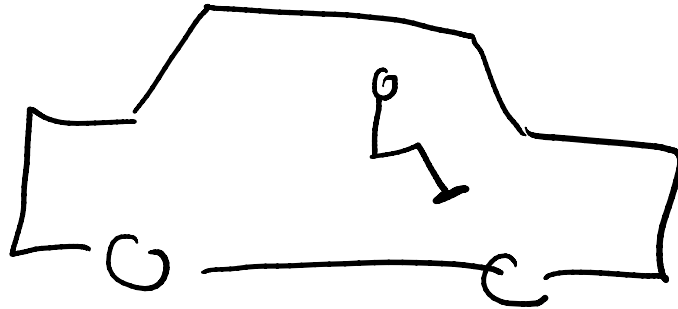


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

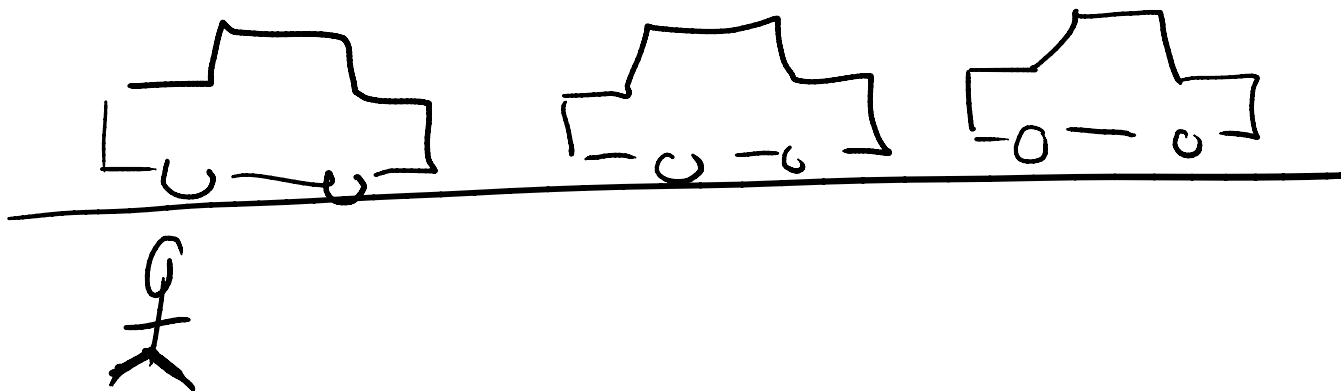


Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4

Gauche: Mitbeweg mit dem materielle
Teil.



Euler Raumh. Beobachtung eines Inst.



$$\dot{Q} = \frac{Dm}{Dt} = \int_V \frac{D\rho}{Dt} + \rho \operatorname{div} \vec{u} dV$$

$$= \int_V \frac{\partial \rho}{\partial t} + \underbrace{\vec{u} \cdot \operatorname{grad} \rho + \rho \operatorname{div} \vec{u}}_{\text{Produktregel}} dV$$

$$= \int_V \frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div}(\rho \vec{u}) dV$$

$$= \int_V \frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \vec{u}) dV \quad \text{Satz von Gauß}$$

$$\frac{D}{Dt} \int_V \rho dV = \int_V \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \int_{\partial V} \rho \vec{u} \cdot \vec{n} dS$$

$$\nabla \cdot (\rho \vec{u}) dV = \vec{n} \cdot (\rho \vec{u}) dS$$



$$0 = \frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \rho dV = \frac{\partial}{\partial t} \int_V \rho dV + \int_{\mathcal{S}} \rho \underbrace{\vec{u} \cdot \vec{n}}_{\text{Flussintensität}} d\mathcal{S}$$

V

 $\underbrace{\hspace{10em}}$
 Volumenänderung

Kontinuitätsgleichung in integraler Form.

$$\frac{D\rho}{Dt} + \rho \nabla \cdot \vec{u} = 0$$

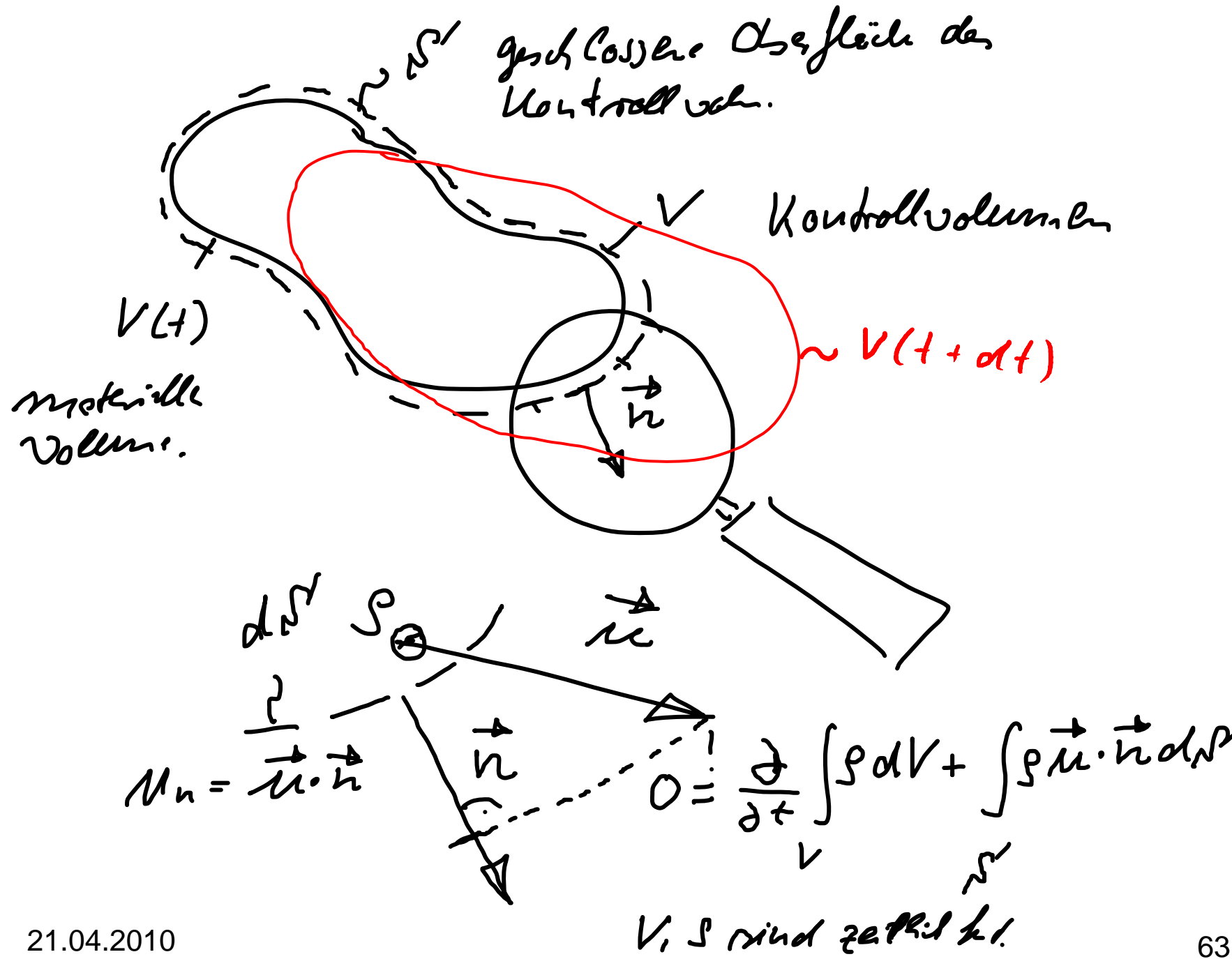
Kontinuitätsgleichung in differentieller Form.



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4



Typische Bilanzgleich. Reynolds'sches Transportkenn.

$$\frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \phi dV = \frac{\partial}{\partial t} \int_V \phi dV + \int_{S^V} \phi \vec{n} \cdot \vec{n} dS^V$$

$\underbrace{\hspace{10em}}$
 $\underbrace{\hspace{10em}}$

Lokal A.a.
Fl.B.

ϕ ist ein Platzhalter für

| | |
|-------------|---------------|
| ρ | Dichte |
| T | Temperatur |
| c | Konzentration |
| \vec{g}_M | Impuls |



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz
Sommersemester 2010
Grundlagen der Turbo-
maschinen und Fluidsysteme
Vorlesung 4