

## Literatur:

- Joseph H. Spurk

Fluid Mechanics Springer Verlag 1997.  
Kap. 9.2 instationäre Coschungen

- Stern & Uhlmann

Fluid Transients McGraw Hill

①-Methoden und Charakteristiken methoden.

- Le ?

## Rheologie

- 



TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT

FLUID  
SYSTEM  
TECHNIK

Grundlagen der  
Turbomaschinen und  
Fluidsysteme



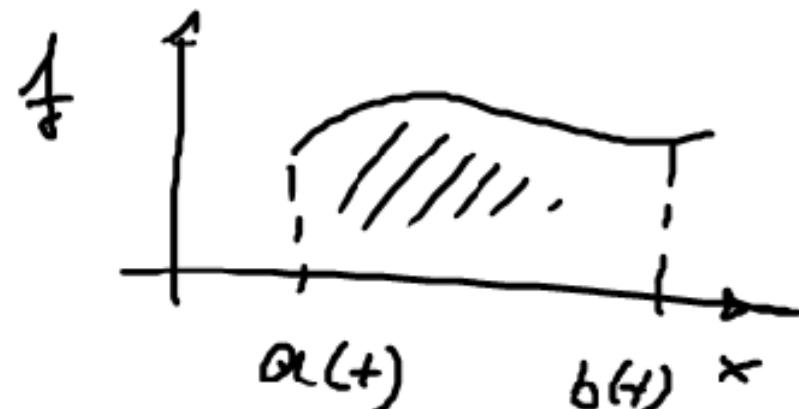
Geometrische Flst  $\hat{=}$   
 $b(t)$

b Reynolds Trans-  
portkoren.

$$\frac{d}{dt} \int f(t, x) dx = \int \frac{\partial f}{\partial t} dx + \frac{\partial b}{\partial t} \frac{1}{f} +$$

$\alpha(t)$                        $\alpha$

$$- \frac{da}{dt} \frac{1}{f}$$



TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT

FLUID  
SYSTEM  
TECHNIK

Grundlagen der  
Turbomaschinen und  
Fluidsysteme

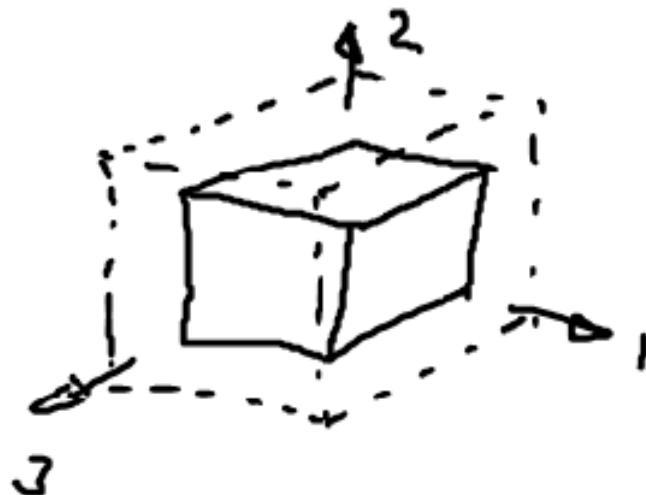


Kontinuität

$$\frac{Dm}{Dt} = \frac{D}{Dt} \int s \, dV \stackrel{!}{=} 0$$

$V(t)$

$$\Leftrightarrow \int_V \frac{Ds}{Dt} \, dV + s \frac{DdV}{Dt} \stackrel{!}{=} 0$$



$$\Leftrightarrow \int_V \left( \frac{Ds}{Dt} + s \underbrace{\frac{1}{dV} \frac{DdV}{Dt}}_{\text{Volumenänderrate}} \right) \, dV \stackrel{!}{=} 0$$

$\text{Volumenänderrate}$

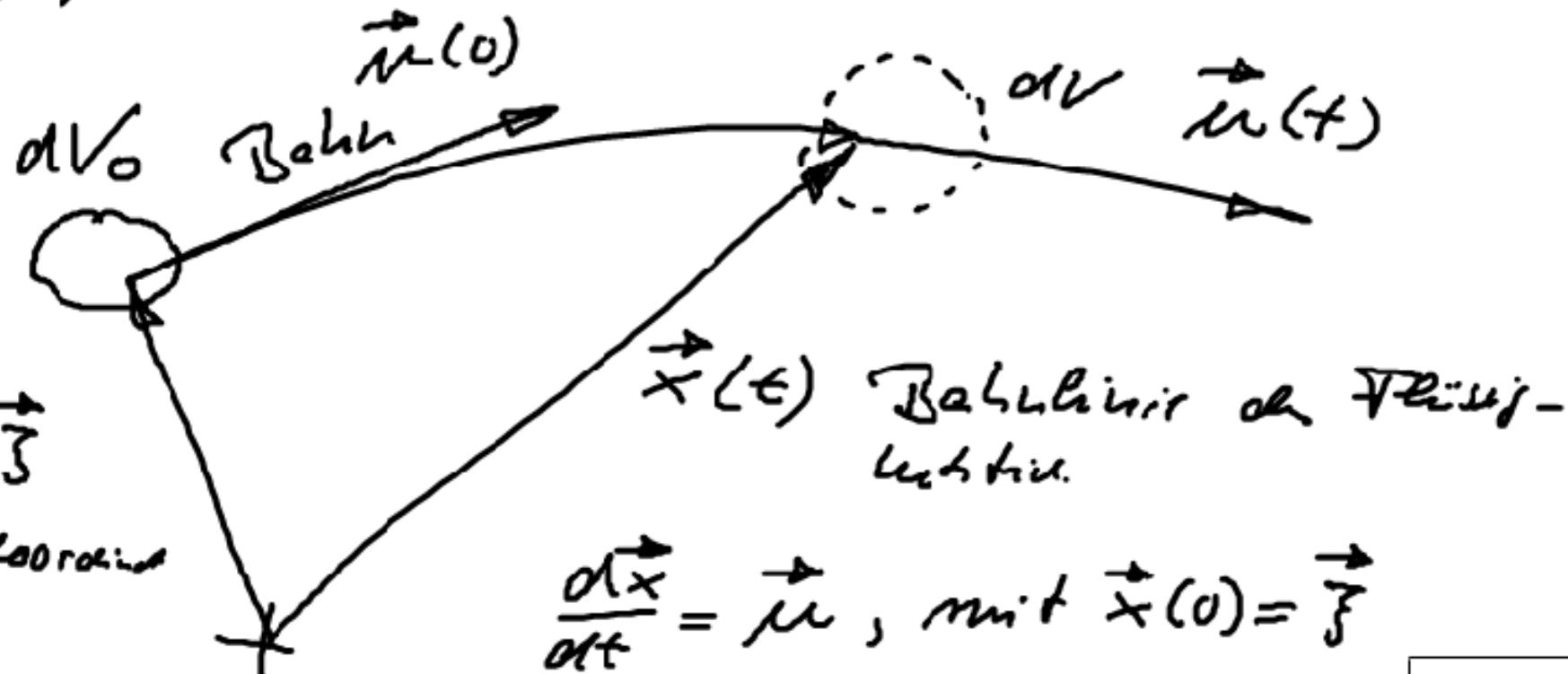
$$\frac{1}{dV} \frac{DdV}{Dt} = \vec{dv} \cdot \vec{n}$$

vgl. Spurk

$$\operatorname{div} \vec{v} = \frac{\partial v_1}{\partial x_1} + \frac{\partial v_2}{\partial x_2} + \frac{\partial v_3}{\partial x_3} = \frac{1}{\rho V} \frac{D \rho V}{Dt}$$

Volumenänderrate eines Flüssigkeitsstr.

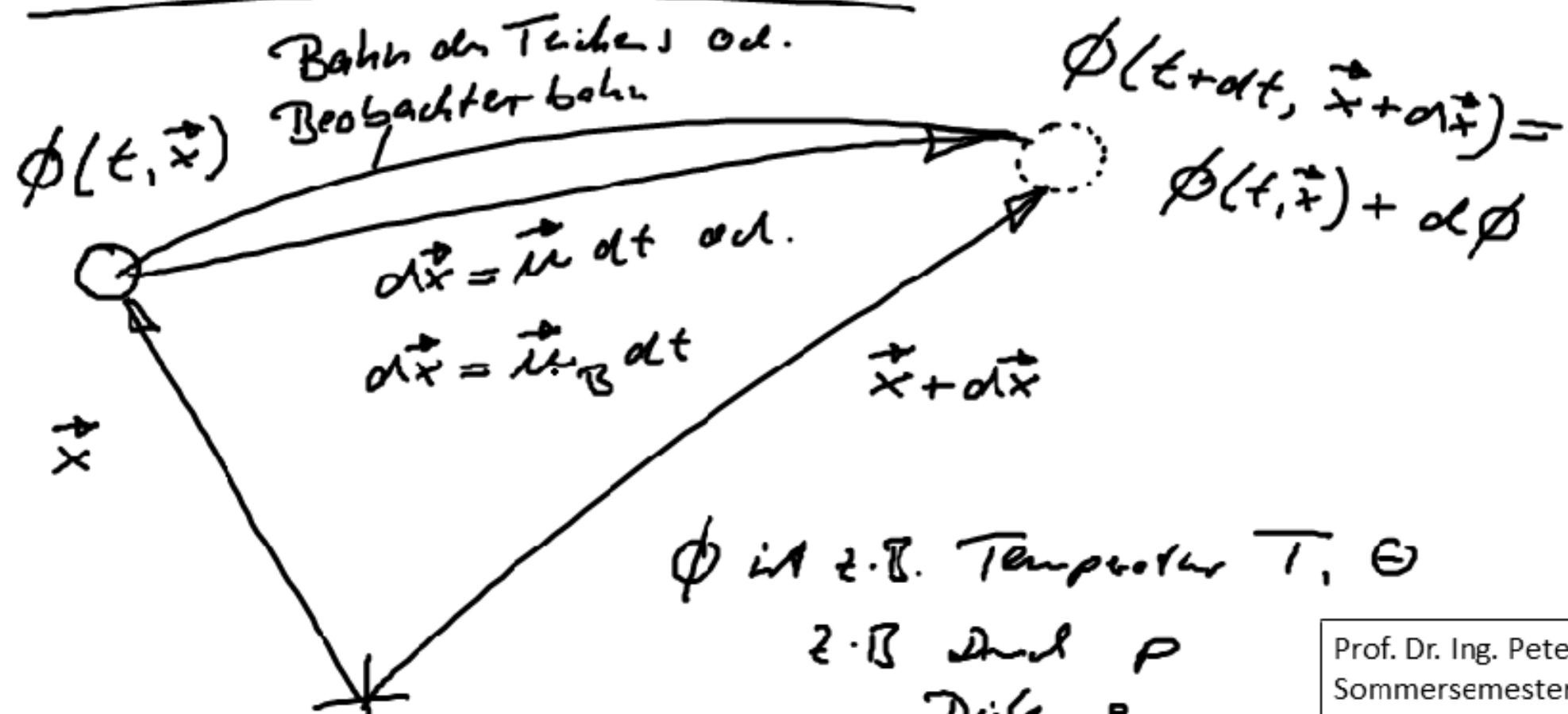
$\operatorname{div} \vec{v} = 0 \Rightarrow$  inkompressible Flüssigk.,



Für  $dV = dV_0$  für alle Teile:

n im kompressible Flüssigkeit

besser im kompressible Strömung





Die Änderung der allgemeine Größe  $\phi$

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

$$= \frac{\partial \phi}{\partial t} dt + \nabla \phi \cdot d\vec{x} \quad | \quad \frac{1}{\delta t}$$

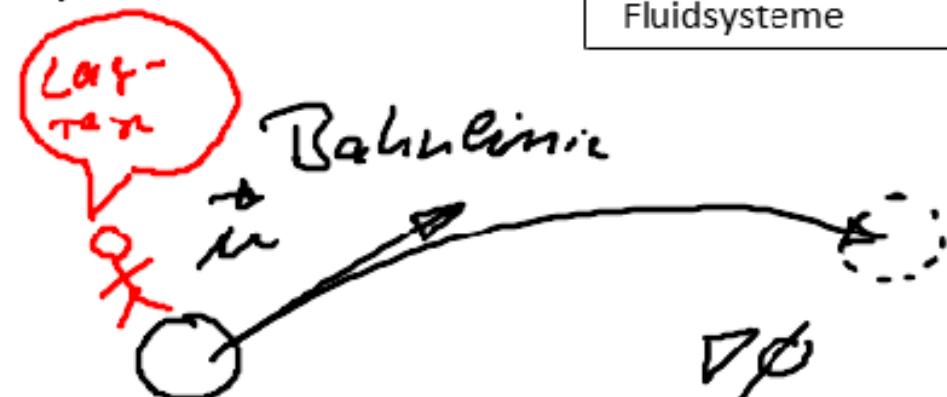
$\hat{=}$  Taylorentwicklung in alle 3 Raumricht. + Zeit.

$$\frac{d\phi}{dt} = \frac{\partial \phi}{\partial t} + \frac{\partial \vec{x}}{\partial t} \cdot \nabla \phi$$

$\overbrace{\quad \quad \quad}$   
 $\vec{n}$  oder  $\vec{u}_3$

Wenn  $\frac{d\vec{x}}{dt} = \vec{u}$  (Geschwindigkeit des materiellen Felds), dann wird die Anderg längs der Bahnlinie des Felds betrachtet.  $\rightarrow \frac{d}{dt} \rightarrow \frac{D}{Dt}$

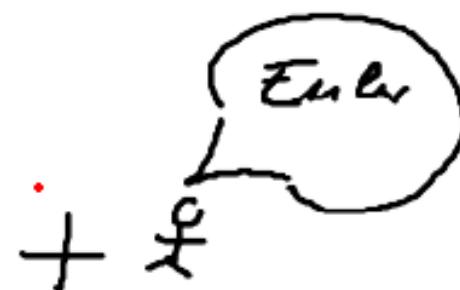
$$\frac{d}{dt} \rightarrow \frac{D}{Dt}$$



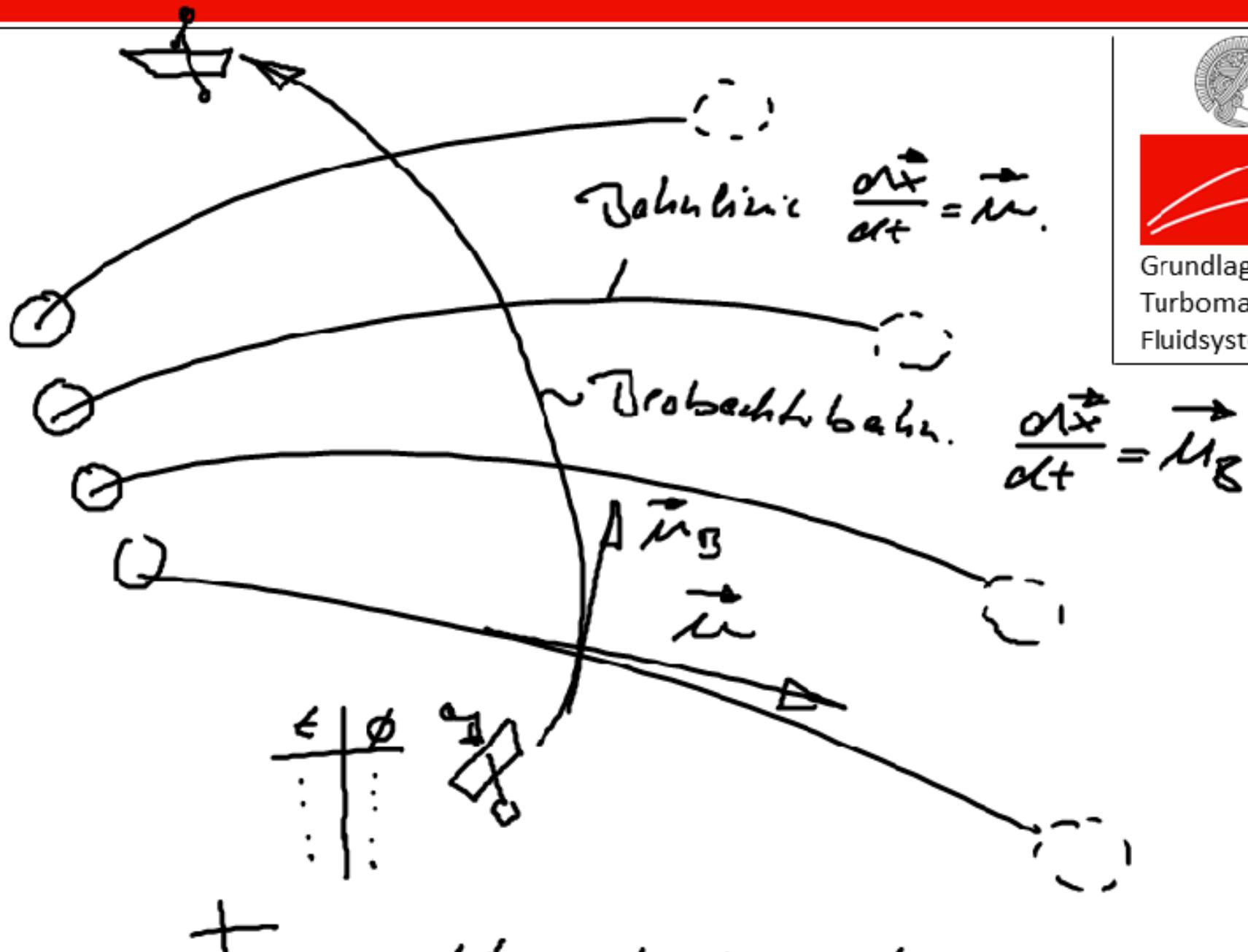
$$\frac{D\phi}{Dt} = \underbrace{\frac{\partial \phi}{\partial t}}_{\text{lokale Änderg}} + \underbrace{\vec{u} \cdot \nabla \phi}_{\text{Konvektive Änderg.}} = \frac{d\phi}{dt} + \frac{\partial \phi}{\partial t}$$

lokale  
Änderg

Konvektive  
Änderg.



+  $\xi$



$$+ \quad \frac{d\phi}{dt} = \frac{\partial \phi}{\partial t} + \vec{u}_B \cdot \nabla \phi$$

allgemein zu Lekt.



$$\int_V \left( \frac{D\rho}{Dt} + \rho \operatorname{div} \vec{v} \right) dV = 0$$

$\equiv 0$

Nebenergebnis: Konti-Gleich in differenzierbarer  
Form für ein Flüssigkeitsströmungsfeld

$$\frac{D\rho}{Dt} + \rho \operatorname{div} \vec{v} = 0$$

$$\text{inhomogenes } \operatorname{div} \vec{v} = 0 \Leftrightarrow \frac{D\rho}{Dt} = 0.$$



$$\frac{\partial \varphi}{\partial t} + \vec{v} \cdot \nabla \varphi + \varphi \nabla \cdot \vec{v} = 0$$

// Produktreg.

$$\frac{\partial \varphi}{\partial t} + \nabla \cdot (\varphi \vec{v}) = 0$$

q doppelt

$$\nabla \cdot (\ ) dV \equiv (\ ) \cdot \vec{n} d\sigma$$

↓ integriert

$$\int \frac{\partial \varphi}{\partial t} + \nabla \cdot (\varphi \vec{v}) dV = 0$$

Gaußsche Integrationsl.

V

$$\int \frac{\partial \varphi}{\partial t} dV + \oint \varphi \vec{v} \cdot \vec{n} d\sigma = 0$$



$$\oint \varphi dV \quad \varphi \text{ z.B. Dichte } \rho$$

Input  $\rho \vec{n}$

Draußen  $\vec{x} \times \rho \vec{n}$

$$\text{Energi} e + \frac{u^2}{2}$$

$$\frac{\partial \Phi}{\partial t} = \frac{\partial}{\partial t} \int_V \varphi dV = \int_V \frac{\partial \varphi}{\partial t} dV + \oint_V \varphi \vec{n} \cdot \vec{n} dS$$

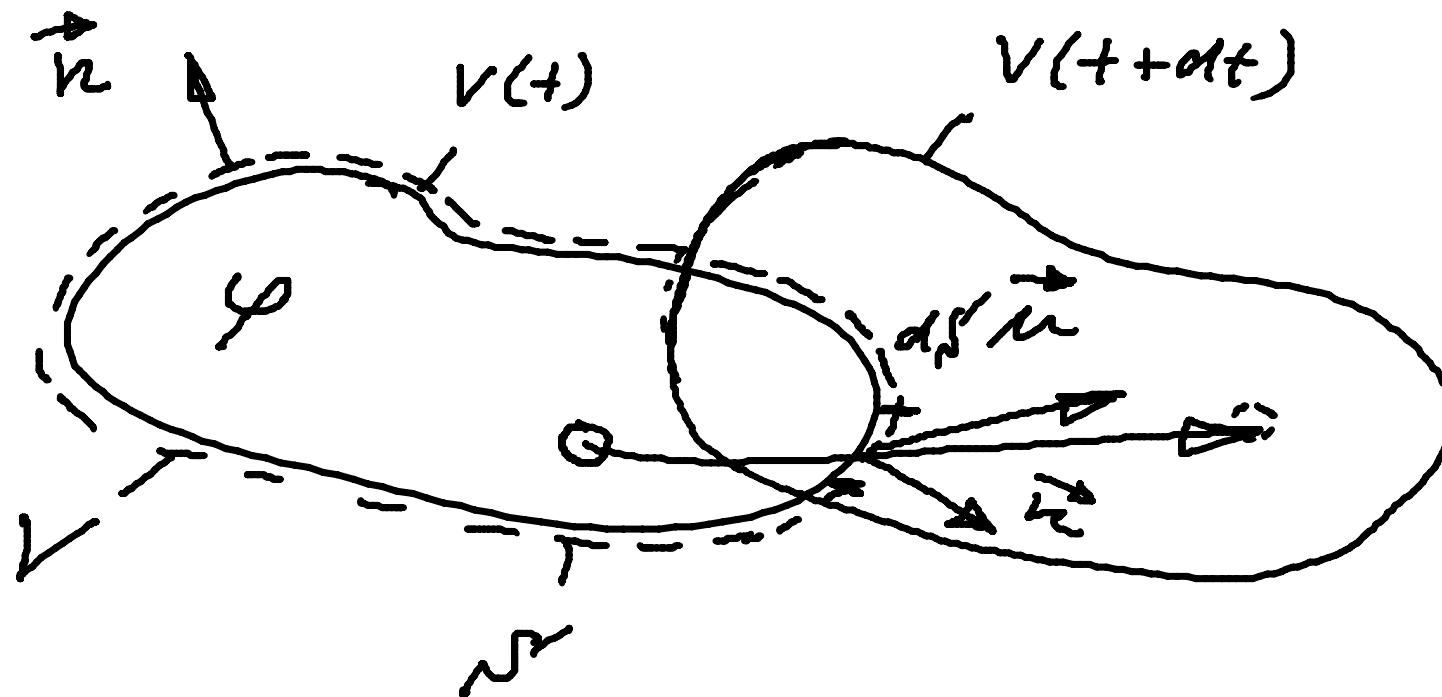
matr. Volumen

$$= f_n(t)$$

Kontrollvolumen

$$\neq f_n(t)$$

geschlossenes Kontrollvolumen



$\varphi \vec{n} \cdot \vec{v} d\sigma$  Konvektion Transport  
zu Größe  $\varphi$  über die  
Fläche der Kontrollvolumen.

$$\frac{D\phi}{Dt} = \frac{\partial}{\partial t} \int \varphi dV + \oint \varphi \vec{n} \cdot \vec{v} d\sigma$$

$\underbrace{\phantom{\int}}$

lokale Ände

Konvektiv Ant.

Reynoldssche Transport-  
theor.



Spezielle Form

$$\frac{D}{Dt} \int_{V(t)} \gamma s dV = \frac{D}{Dt} \int_m \varphi dm = \int_m \frac{D\varphi}{Dt} dm$$

$$= \int_V \frac{D\varphi}{Dt} s dV$$

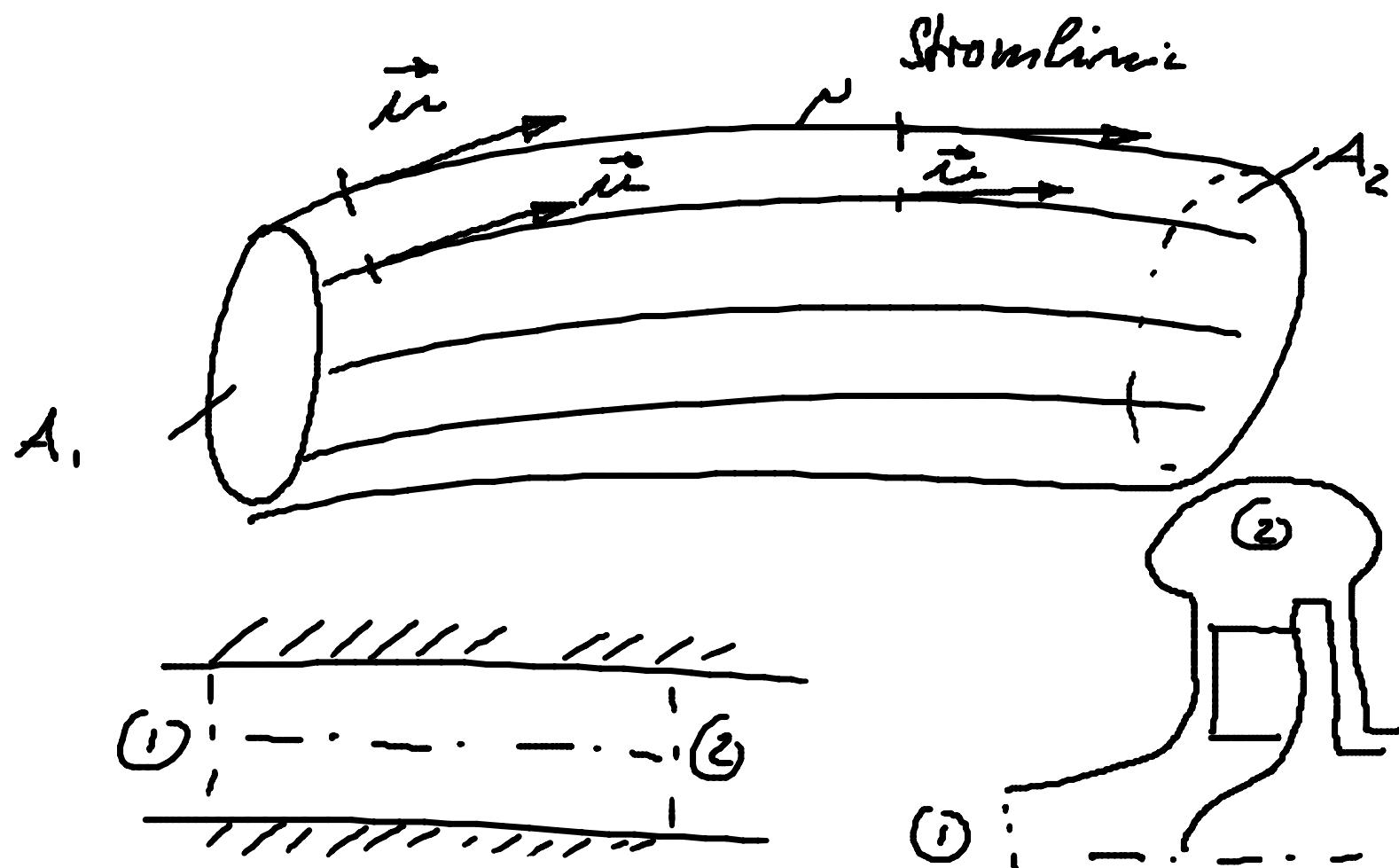
Unser Ziel: Kontigleichung für eine  
Stromröhre



TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT

FLUID  
SYSTEM  
TECHNIK

Grundlagen der  
Turbomaschinen und  
Fluidsysteme



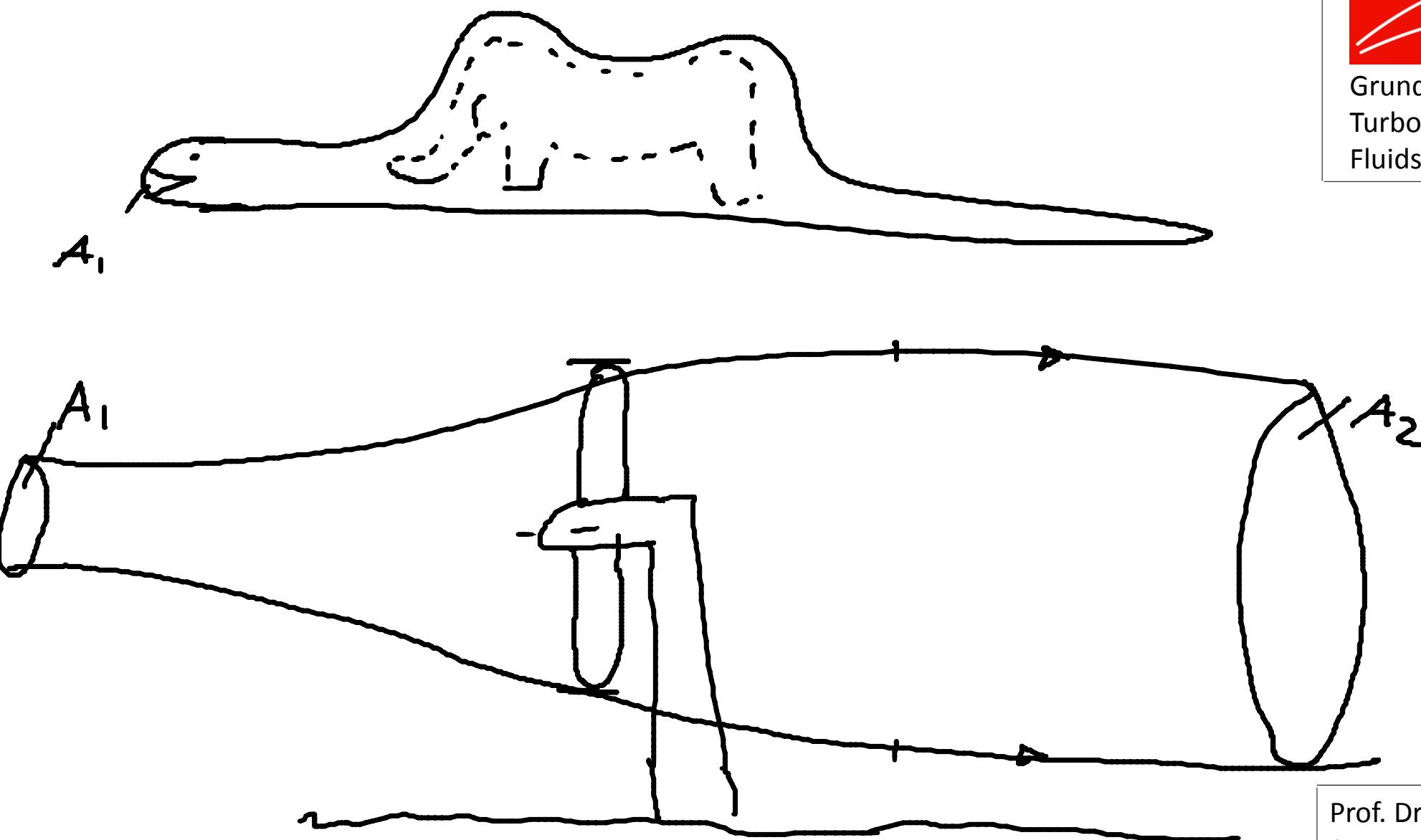
Prof. Dr. Ing. Peter Pelz  
Sommersemester 2012  
Vorlesung 5 F 84



TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT

FLUID  
SYSTEM  
TECHNIK

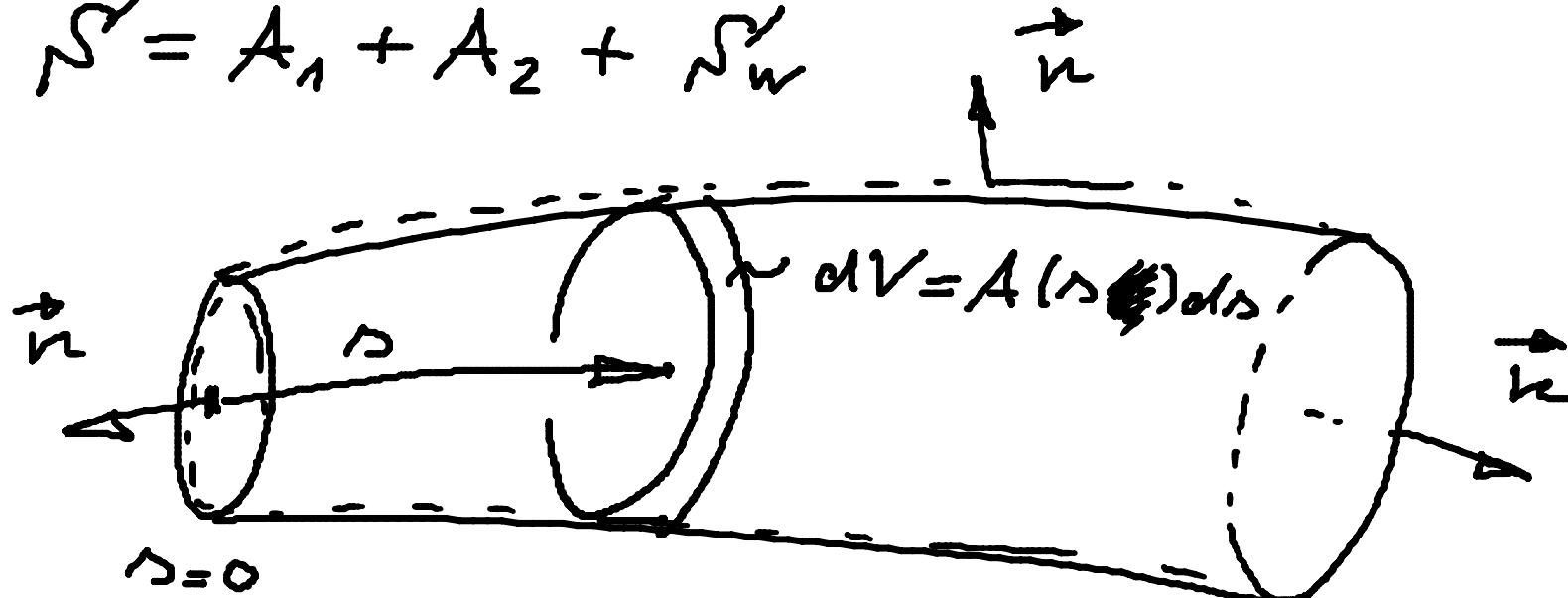
Grundlagen der  
Turbomaschinen und  
Fluidsysteme



Prof. Dr. Ing. Peter Pelz  
Sommersemester 2012  
Vorlesung 5 F 85

Spezielle Form der Kontinuität für den  
Pumpenstrahl

$$\nabla = A_1 + A_2 + \nabla_w$$



Differenzialgleich für die  
Strömung

Strömung

$$\frac{\vec{u}}{|u|} = \frac{dx}{ds}; \quad x(s=0) = x_0$$



$$\frac{Dm}{Dt} = 0 \Leftrightarrow \frac{\partial}{\partial t} \int_V \rho dV + \oint_S \vec{\rho} \vec{u} \cdot \vec{n} dS'$$

$$\left( \frac{\partial}{\partial t} \int_A \rho A dS + \int_S \vec{\rho} \vec{u} \cdot \vec{n} dA_1 + \int_S \vec{\rho} \vec{u} \cdot \vec{n} dA_2 + \right)$$

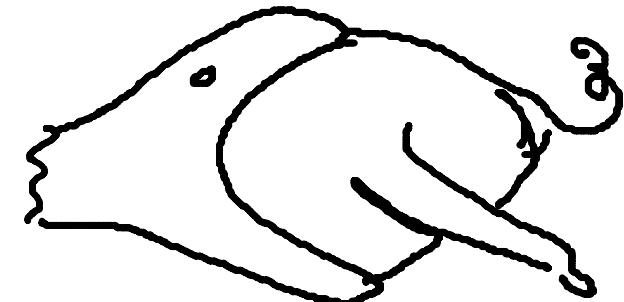
$A_1$        $m_1$   
 $A_2$        $m_2$

$$+ \int_S \vec{\rho} \vec{u} \cdot \vec{n} dS_w = 0$$

Sankt Venant Kussewitz  
Frankf.

$$A_1 \quad \vec{n} \quad \vec{u}$$

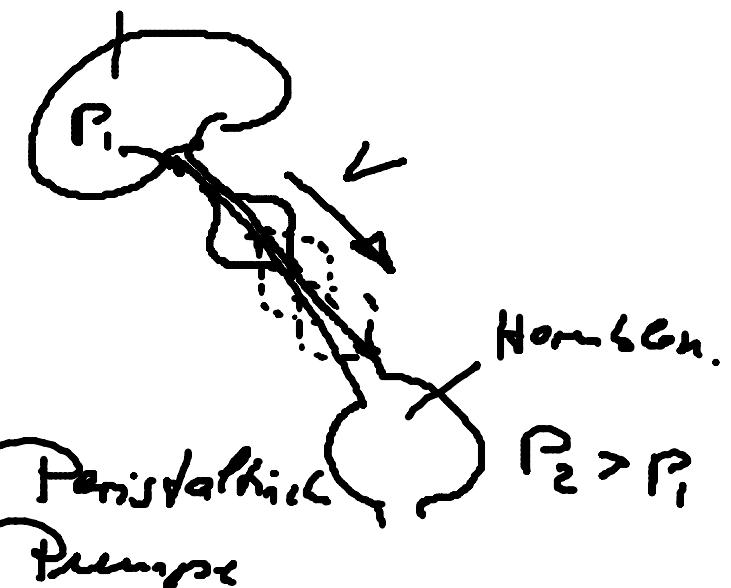
$\neq 0$  für abweichen Werte



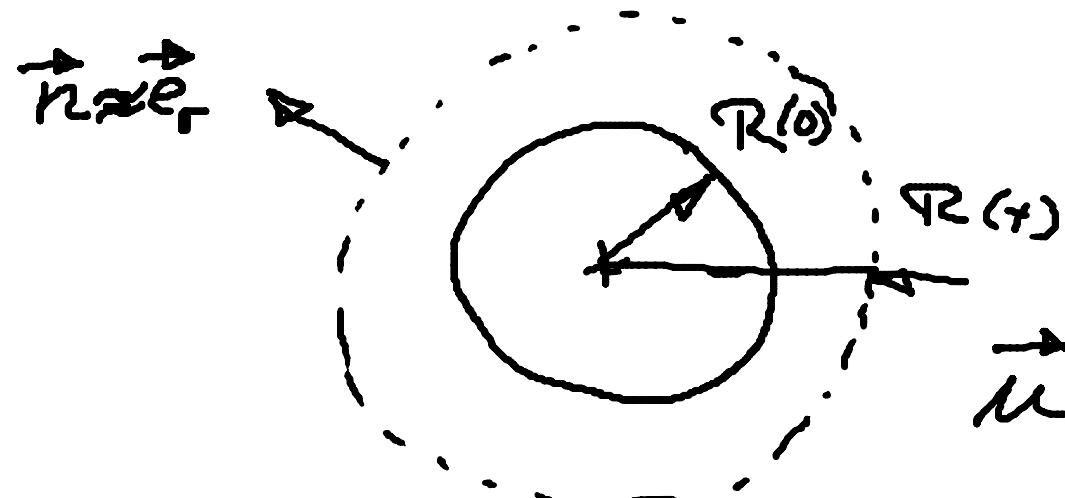
Zum Ton

 $\int \vec{s} \cdot \vec{n} dS$   
 $S_W$ 

N.z.



Spezialfall: kreisförmige Rand A der Stromröhre



$$\int_S \vec{g} \vec{u} \cdot \vec{n} dS = \int_0^L s \dot{\varphi} 2\pi R ds = \int_0^L s \frac{\partial A}{\partial t} ds$$



$$A = \pi R^2$$

$$\frac{\partial A}{\partial t} = 2\pi R \dot{\varphi}$$

u.a. Kap 9.1  
Spurk.

$$\int_0^L \frac{\partial A}{\partial t} ds - m_1 + m_2 + \int_S \frac{\partial A}{\partial t} ds = 0$$



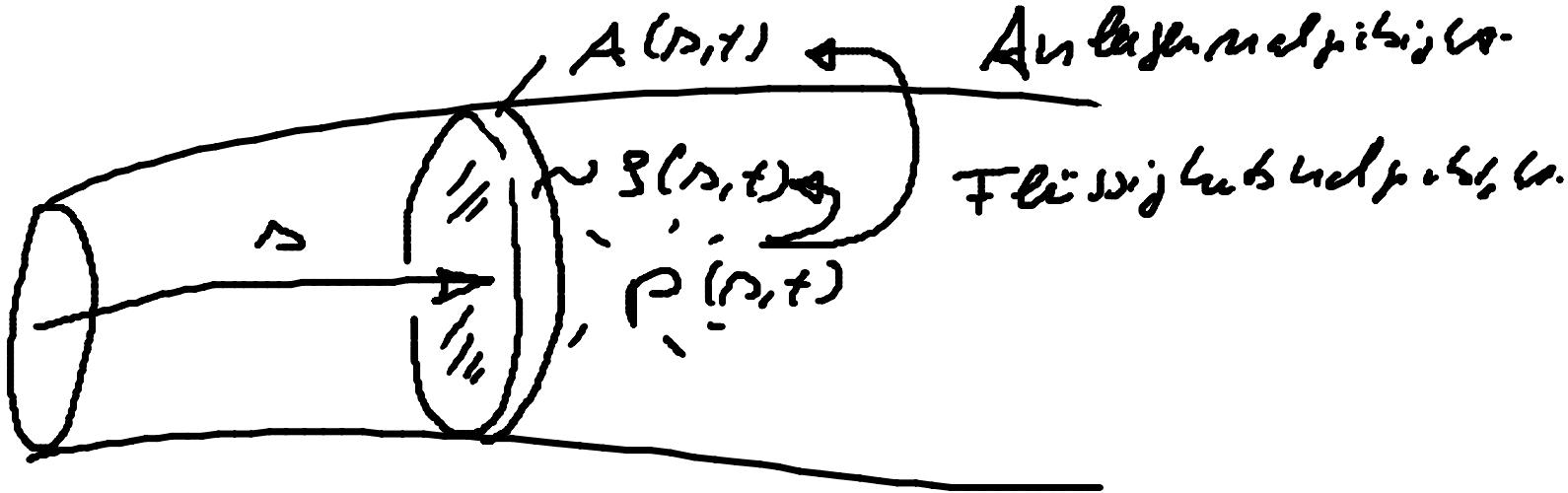
$$\int \frac{\partial}{\partial t} (sA) ds - \dot{m}_1 + \dot{m}_2 = 0$$

Kontigleich für eine Stromröhre

Dichte ist für Reibung unabh.

Druck ist einfach zu messen.

Zeitlich linear von SA  $\rightarrow$  Drallötz.



TECHNISCHE  
UNIVERSITÄT  
DARMSTADT



FLUID  
SYSTEM  
TECHNIK  
Grundlagen der  
Turbomaschinen und  
Fluidsysteme

$$\frac{\partial(A_s)}{\partial t} = \frac{\partial P}{\partial t} \underbrace{\frac{\partial(A_s)}{\partial P}}_{\text{Entropie = konst.}}$$

Trich  
quasi-stationär  
Zustandsgröße ab.  
Gleichgewichtsbedz.

$$\int_0^L \frac{\partial P}{\partial t} K_{eff} ds - \dot{m}_1 + \dot{m}_2 = 0$$