

## Erhaltung der Masse

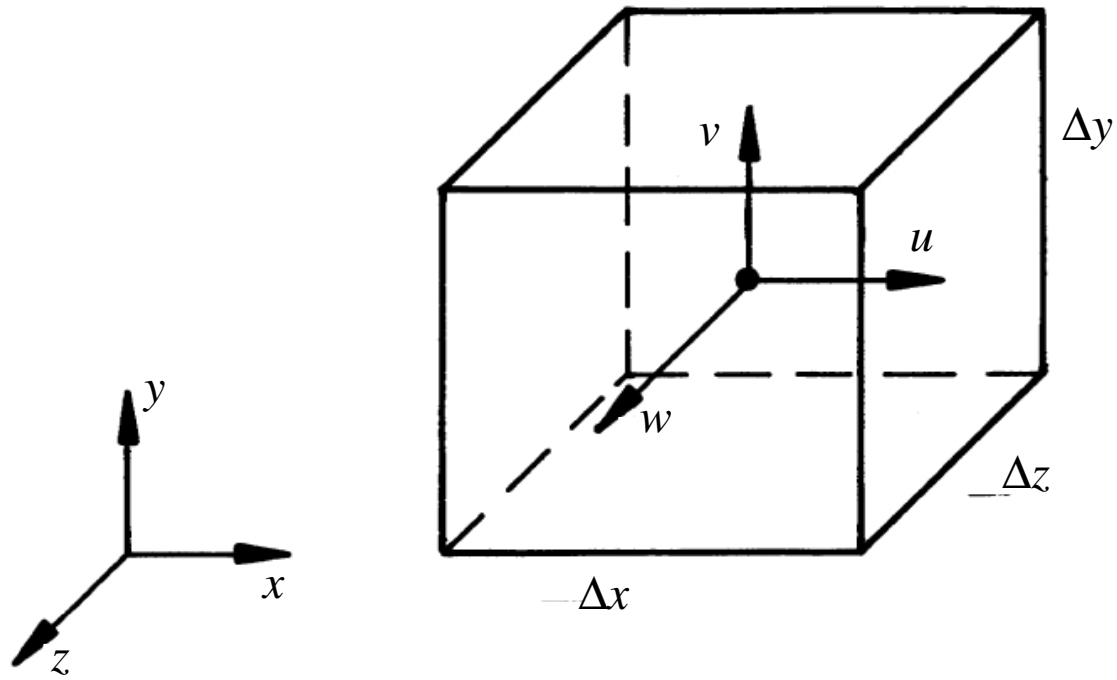
Die Masse des Systems bleibt bei Bewegung durch das Strömungsfeld konstant

$$B = mb \quad , \quad \text{für } b = 1$$

$$\frac{dm_{\text{sys}}}{dt} = \frac{\partial}{\partial t} \int_{KV} \rho dV + \int_{KF} \rho \vec{v} \cdot \vec{n} dA = 0$$

integrale Form

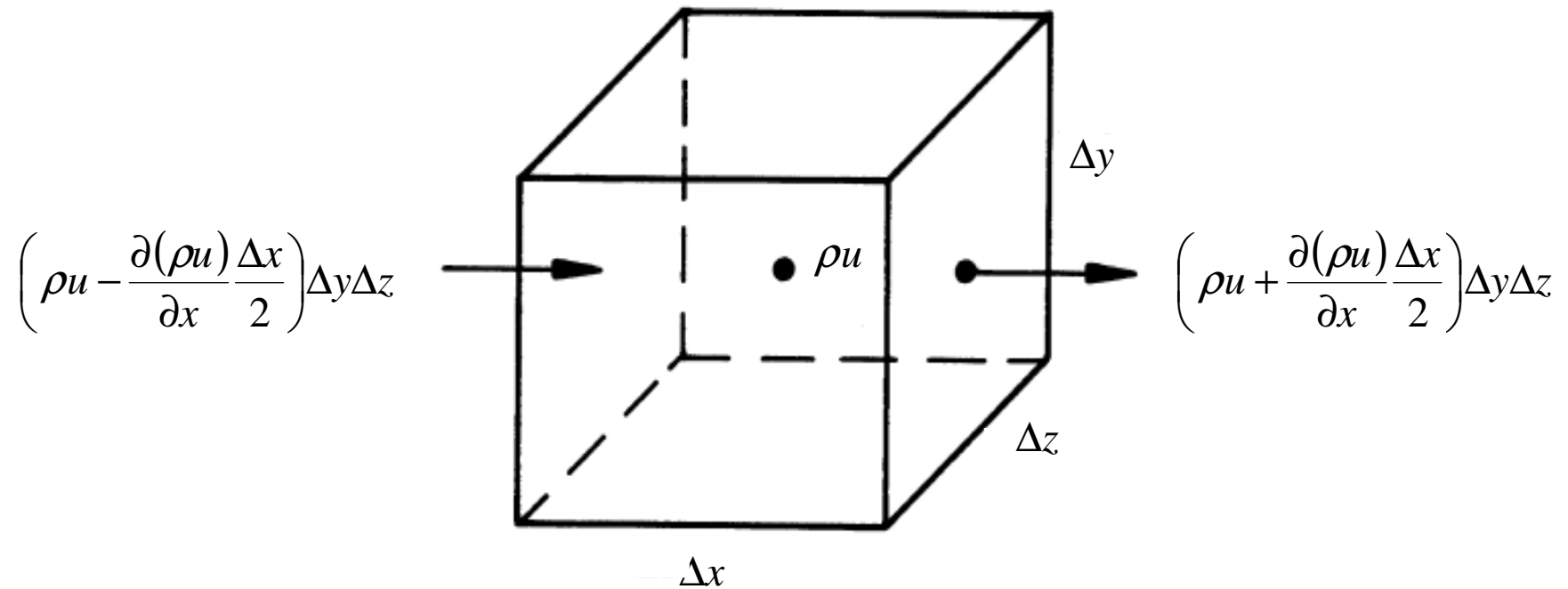
differentielle Form über Gaußschen Satz oder am Element



Zeitliche lokale Massenänderung :

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} \Delta x \Delta y \Delta z$$

Massenfluss über die Oberfläche des Elements (in x-Richtung) :



Nettomassenfluss in x-Richtung

$$\left( \rho u + \frac{\partial(\rho u)}{\partial x} \frac{\Delta x}{2} \right) \Delta y \Delta z - \left( \rho u - \frac{\partial(\rho u)}{\partial x} \frac{\Delta x}{2} \right) \Delta y \Delta z = \frac{\partial(\rho u)}{\partial x} \Delta x \Delta y \Delta z$$

In y- und z-Richtung erhält man

$$\frac{\partial(\rho v)}{\partial y} \Delta x \Delta y \Delta z \quad , \quad \frac{\partial(\rho w)}{\partial z} \Delta x \Delta y \Delta z$$

⇒ differentielle Form der Kontinuitätsgleichung

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial(\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho w)}{\partial z} = 0$$

bzw.

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

mit

$$\vec{\nabla}(\bullet) = \frac{\partial(\bullet)}{\partial x} \vec{i} + \frac{\partial(\bullet)}{\partial y} \vec{j} + \frac{\partial(\bullet)}{\partial z} \vec{k}$$

Mit lok. konvek.

$$\frac{d\rho}{dt} = \frac{\partial\rho}{\partial t} + u \frac{\partial\rho}{\partial x} + v \frac{\partial\rho}{\partial y} + w \frac{\partial\rho}{\partial z}$$

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

folgt :

$$\frac{d\rho}{dt} + \rho \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right) = 0$$

bzw.

$$\frac{d\rho}{dt} + \rho \vec{\nabla} \cdot \vec{v} = \frac{d\rho}{dt} + \rho \operatorname{div} \vec{v} = 0$$

## Sonderfälle :

- stat. Strömung  $\frac{\partial}{\partial t} \rightarrow 0$

$$\vec{\nabla} \cdot (\rho \vec{v}) = \frac{\partial(\rho u)}{\partial x} + \frac{\partial(\rho v)}{\partial y} + \frac{\partial(\rho w)}{\partial z} = 0$$

- Inkompressibles Fluid  $\rho = \text{konstant}$

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0$$

$$\vec{\nabla} \cdot \vec{v} = 0$$

## Erhaltung des Impulses

$\vec{F}$  : Auf die Fluidmasse wirkende resultierende Kraft

$$\vec{I} = \int_{\text{Sys}} \vec{v} dm \quad : \text{ Impuls}$$

Anwendung auf ein differentielles Massesystem:

$$\Delta \vec{F} = \frac{d(\vec{v} \Delta m)}{dt}$$

$\Delta m_{\text{sys}} = \text{konstant}$

$$\Delta \vec{F} = \Delta m \frac{d\vec{v}}{dt} = \Delta m \vec{a}$$

$\Delta \vec{F}$  : Oberflächen- und Volumenkräfte



**Volumenkraft :** Gewichtskraft maßgeblich

in kartesischen Koordinaten:

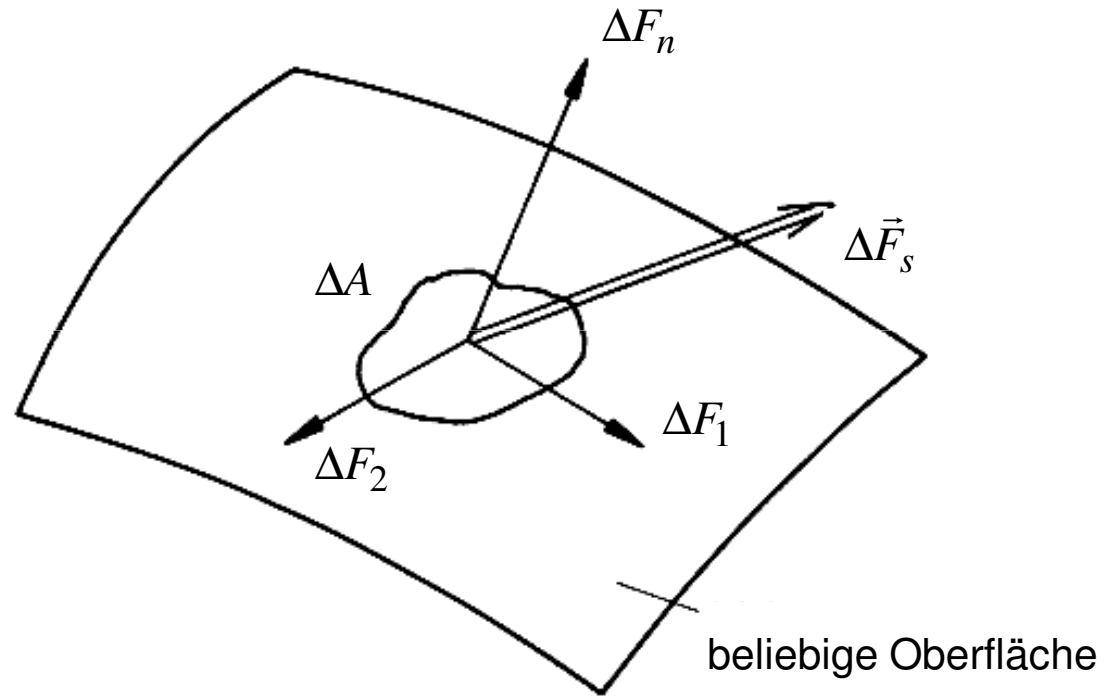
$$\Delta F_{bx} = \Delta m g_x$$

$$\Delta F_{by} = \Delta m g_y$$

$$\Delta F_{bz} = \Delta m g_z$$

## Oberflächenkraft:

Element  $\leftrightarrow$  Umgebung



$$\Delta F_1 \perp \Delta F_2 \quad , \quad \Delta F_n \perp \Delta A$$

Normalspannung:

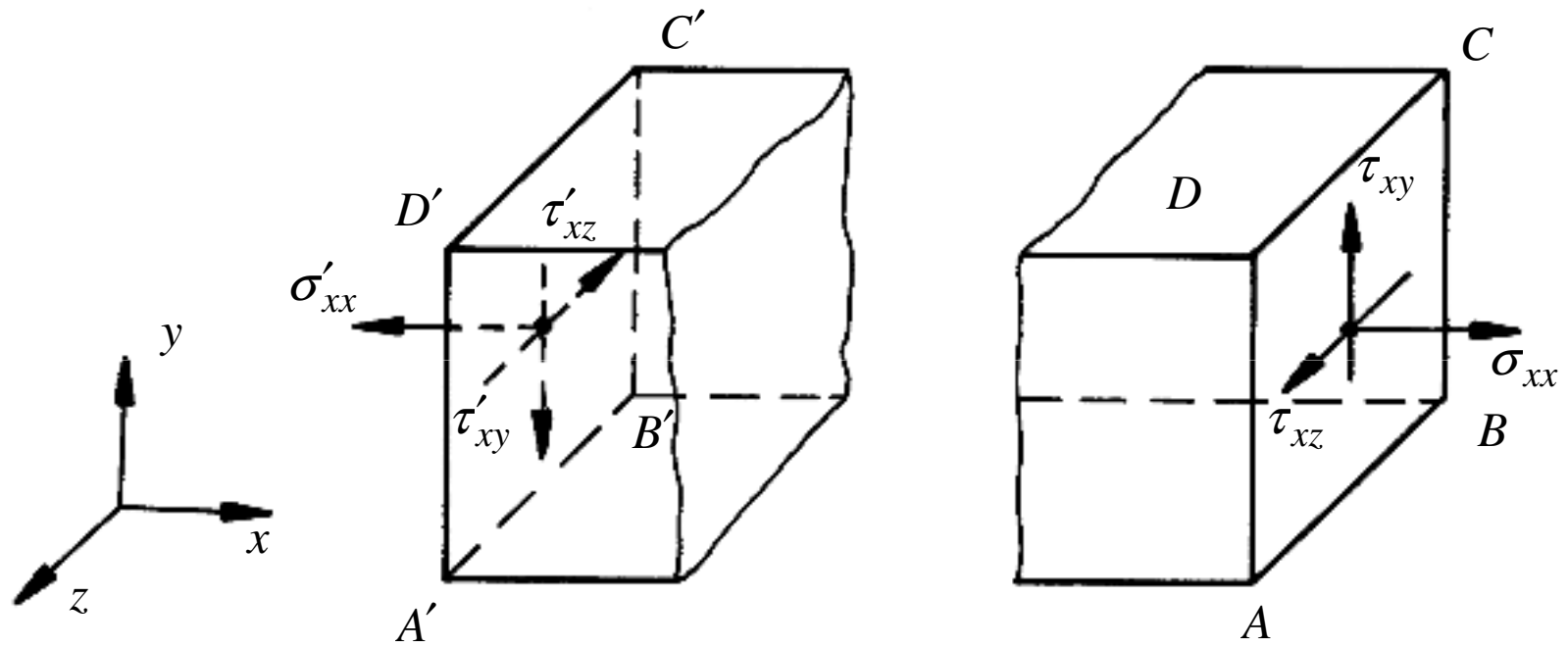
$$\sigma_n = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_n}{\Delta A}$$

Schubspannung:

$$\tau_1 = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_1}{\Delta A}$$

$$\tau_2 = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_2}{\Delta A}$$

die übliche Zeichenkonvention gilt

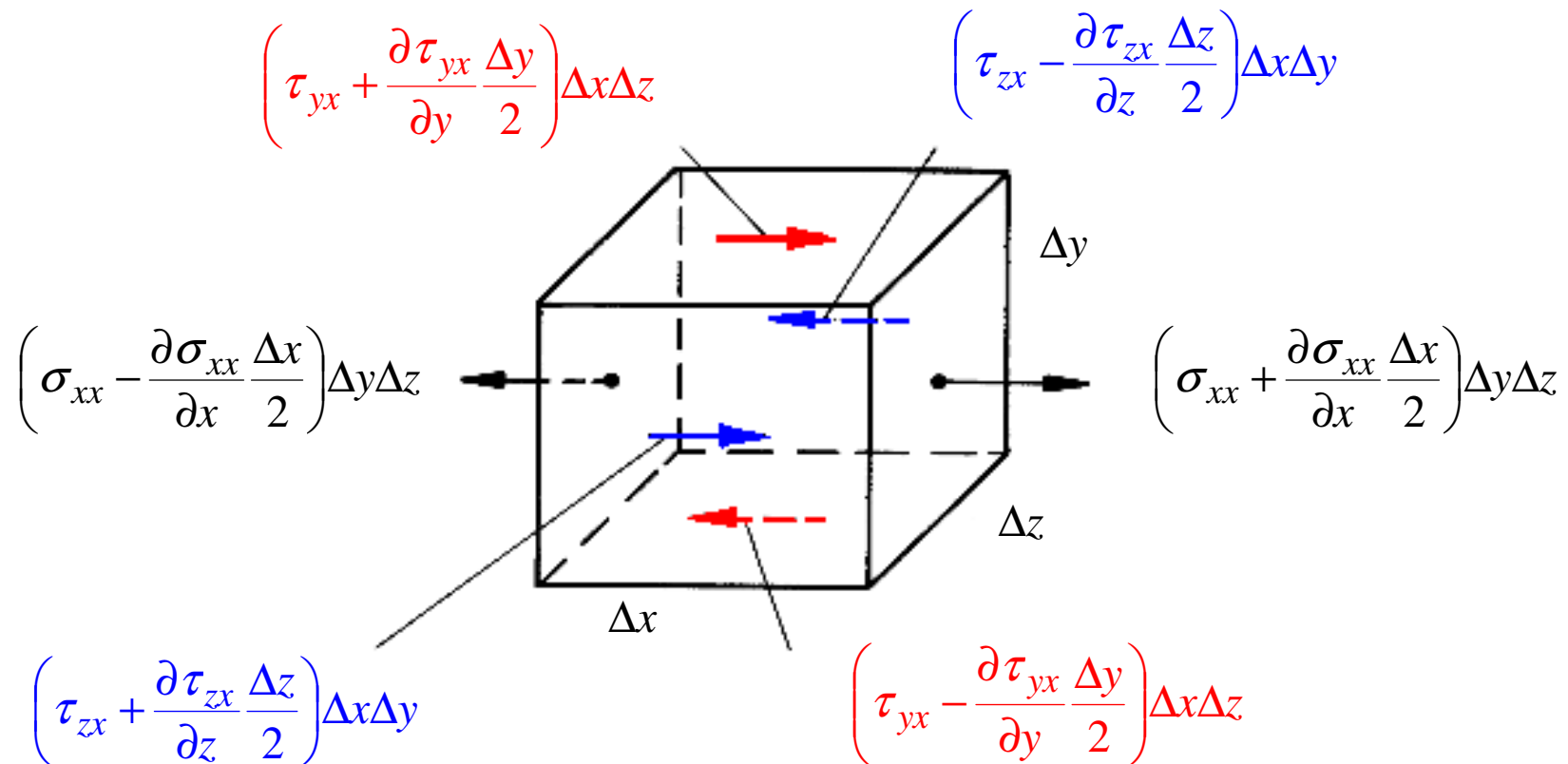


Bedeutung der Indizes :

$S_{ij}$  :  $i$  Richtung der Normalen der Ebene  
 $j$  Richtung der Spannung

Spannungen auf 3 orthogonalen, durch einen Punkt gehende Ebenen definieren den Spannungszustand eindeutig

Oberflächenkräfte (nicht vollständig):



Summation liefert die Komponenten der resultierenden Oberflächenkraft:

$$\Delta \vec{F}_S = \Delta F_{S_x} \vec{i} + \Delta F_{S_y} \vec{j} + \Delta F_{S_z} \vec{k}$$

Kräfte in x- / y- / z-Richtung:

$$\Delta F_{S_x} = \left( \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial z} \right) \Delta x \Delta y \Delta z$$

$$\Delta F_{S_y} = \left( \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z} \right) \Delta x \Delta y \Delta z$$

$$\Delta F_{S_z} = \left( \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z} \right) \Delta x \Delta y \Delta z$$

Einsetzen in  $\Delta \vec{F} = \Delta m \vec{a}$

mit  $\Delta \vec{F} = \Delta \vec{F}_s + \Delta \vec{F}_b$

$$\Delta m = \rho \Delta x \Delta y \Delta z$$

$$\vec{a} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + u \frac{\partial \vec{v}}{\partial x} + v \frac{\partial \vec{v}}{\partial y} + w \frac{\partial \vec{v}}{\partial z}$$

ergibt  $\vec{v} = u \vec{i} + v \vec{j} + w \vec{k}$

## Differentielle Form der Impulserhaltung

$$\rho \left( \frac{\partial u}{\partial t} + u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} \right) = \rho g_x + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z}$$

X

$$\rho \left( \frac{\partial v}{\partial t} + u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} + w \frac{\partial v}{\partial z} \right) = \rho g_y + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z}$$

Y

$$\rho \left( \frac{\partial w}{\partial t} + u \frac{\partial w}{\partial x} + v \frac{\partial w}{\partial y} + w \frac{\partial w}{\partial z} \right) = \rho g_z + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z}$$

Z



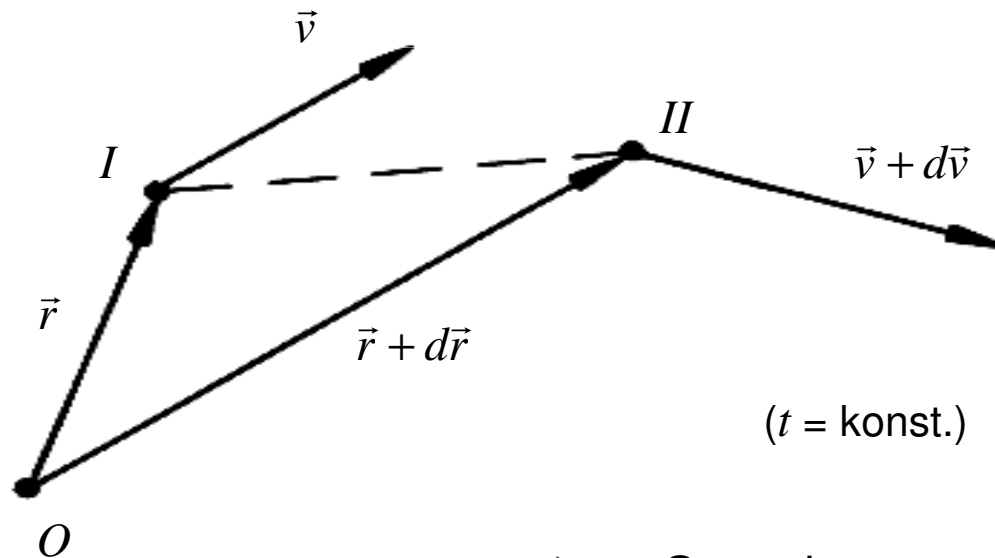
# Kinematik des Fluidelements

Aufgabe : Spannungen durch Geschwindigkeitskomponenten ausdrücken

Bewegung eines Elements

⇒ Änderung seiner Lage und seiner Form

Bestimmung der Verformung mittels der relativen Bewegung zwischen 2 Punkten *I* und *II*



$\vec{r}$  : Ortsvektor

$d\vec{v}$  : Geschwindigkeitsänderung

$d\vec{v}$  in Komponentenschreibweise

$$du = \frac{\partial u}{\partial x} dx + \frac{\partial u}{\partial y} dy + \frac{\partial u}{\partial z} dz$$

$$dv = \frac{\partial v}{\partial x} dx + \frac{\partial v}{\partial y} dy + \frac{\partial v}{\partial z} dz$$

$$dw = \frac{\partial w}{\partial x} dx + \frac{\partial w}{\partial y} dy + \frac{\partial w}{\partial z} dz$$

Um den Zusammenhang mit Translation, Rotation, Dehnung und Scherung zu erkennen, wird  $d\vec{v}$  umgeschrieben

$$du = \dot{\epsilon}_x dx + \dot{\epsilon}_{xy} dy + \dot{\epsilon}_{xz} dz + \omega_{zx} dz - \omega_{xy} dy$$

$$dv = \dot{\epsilon}_{yx} dx + \dot{\epsilon}_y dy + \dot{\epsilon}_{yz} dz + \omega_{xy} dx - \omega_{yz} dz$$

$$dw = \dot{\epsilon}_{zx} dx + \dot{\epsilon}_{zy} dy + \dot{\epsilon}_z dz + \omega_{yz} dy - \omega_{zx} dx$$

Der Vergleich beider Gleichungssysteme ergibt folgende

Definitionen für  $\dot{\mathcal{E}}_i$  und  $\dot{\mathcal{E}}_{ij}$  bzw.  $\omega_{ij}$

$$\dot{d}_{ij} = \begin{pmatrix} \dot{\mathcal{E}}_x & \dot{\mathcal{E}}_{xy} & \dot{\mathcal{E}}_{xz} \\ \dot{\mathcal{E}}_{yx} & \dot{\mathcal{E}}_y & \dot{\mathcal{E}}_{yz} \\ \dot{\mathcal{E}}_{zx} & \dot{\mathcal{E}}_{zy} & \dot{\mathcal{E}}_z \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} & \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y} \right) & \frac{1}{2} \left( \frac{\partial w}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial z} \right) \\ \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) & \frac{\partial v}{\partial y} & \frac{1}{2} \left( \frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z} \right) \\ \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right) & \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right) & \frac{\partial w}{\partial z} \end{pmatrix}$$

$$\omega_{xy} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} \right)$$

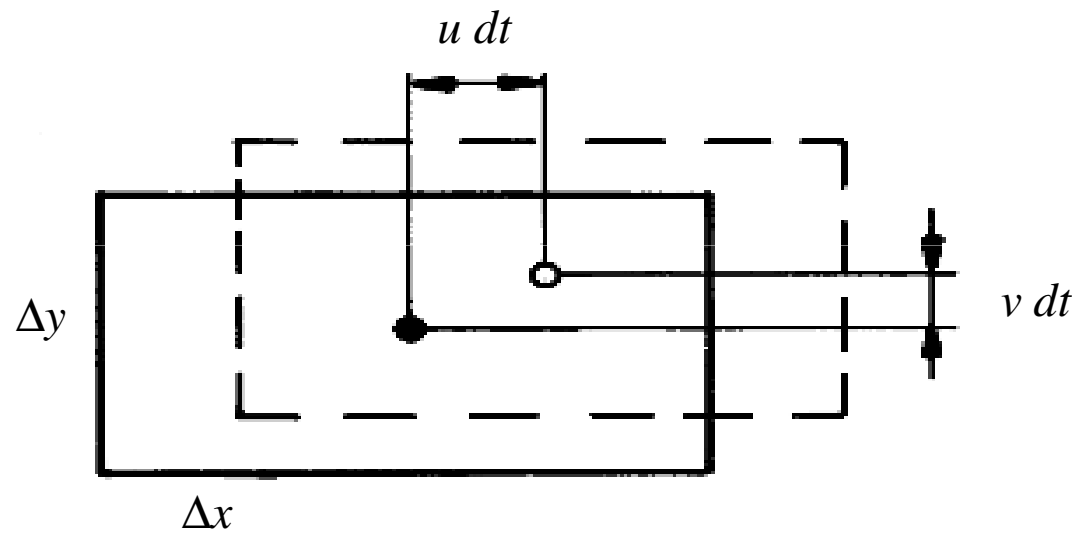
$$\omega_{yz} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial w}{\partial y} - \frac{\partial v}{\partial z} \right)$$

$$\omega_{zx} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial x} \right)$$

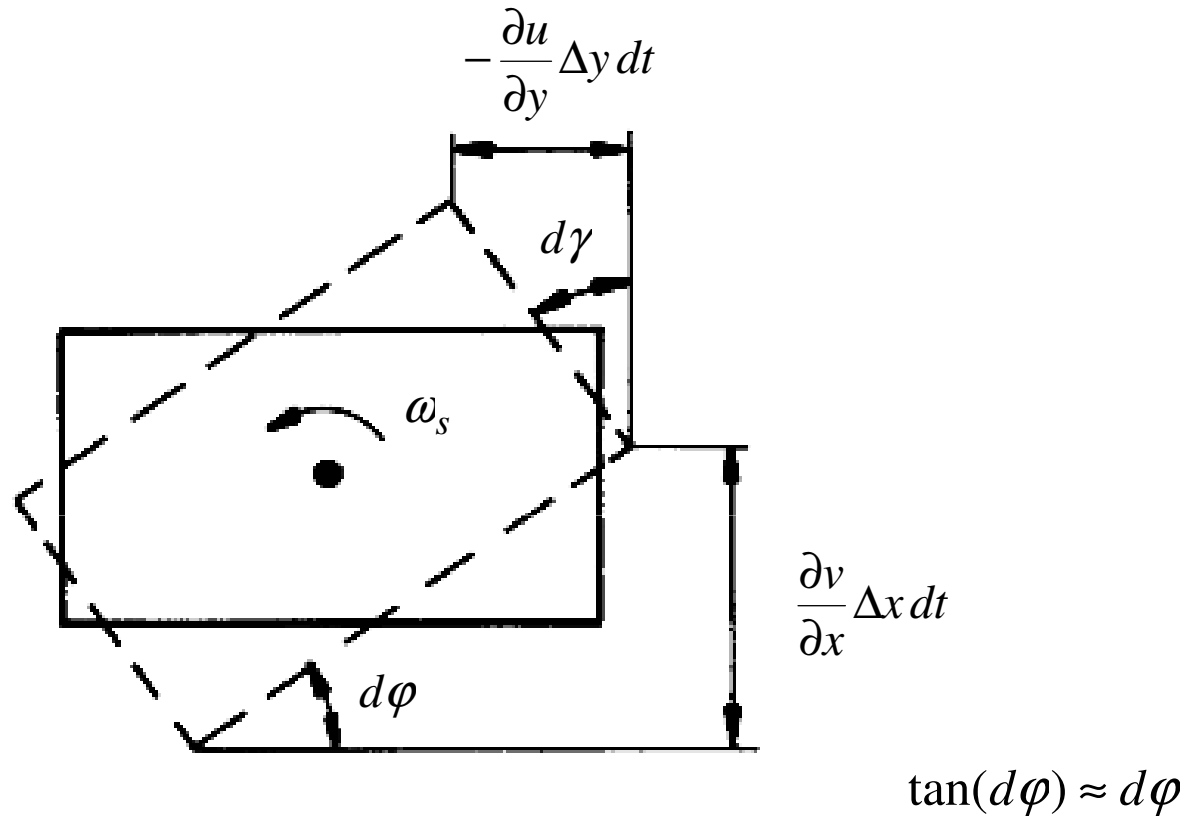
Bedeutung von  $\dot{\mathcal{E}}_i$ ,  $\dot{\mathcal{E}}_{ij}$ ,  $\omega_{ij}$  ?

Unverformtes Element bewegt sich in der Strömung

**Translation:**



Rotation:



$$d\varphi = \frac{\partial v}{\partial x} dt = -\frac{\partial u}{\partial y} dt$$

⇒ Zeitliche Winkeländerung  $\dot{\varphi} = \frac{d\varphi}{dt}$  aus dem arithmetischen Mittel

$$\omega_z = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} \right) = \omega_{xy}$$

⇒ Drehung um z-Achse

In 3D erhält man :

$$\omega_x = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial w}{\partial y} - \frac{\partial v}{\partial z} \right) = \omega_{yz}$$

$$\omega_y = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial x} \right) = \omega_{zx}$$

⇒ Dreh- oder Wirbelvektor  $\vec{\omega}$

$$\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}$$

⇒  $\omega_{ij}$  - Terme : Rotation des unverformten Elements

Relative Volumenänderung (Volumendilatation)  $\frac{1}{\Delta V} \frac{d(\Delta V)}{dt}$

$$\frac{1}{\Delta V} \frac{d(\Delta V)}{dt} = \frac{1}{\Delta V} \left\{ \left[ \Delta x + \frac{\partial u}{\partial x} \Delta x dt \right] \cdot \left[ \Delta y + \frac{\partial v}{\partial y} \Delta y dt \right] \cdot \left[ \Delta z + \frac{\partial w}{\partial z} \Delta z dt \right] - \Delta x \Delta y \Delta z \right\} \frac{1}{dt}$$

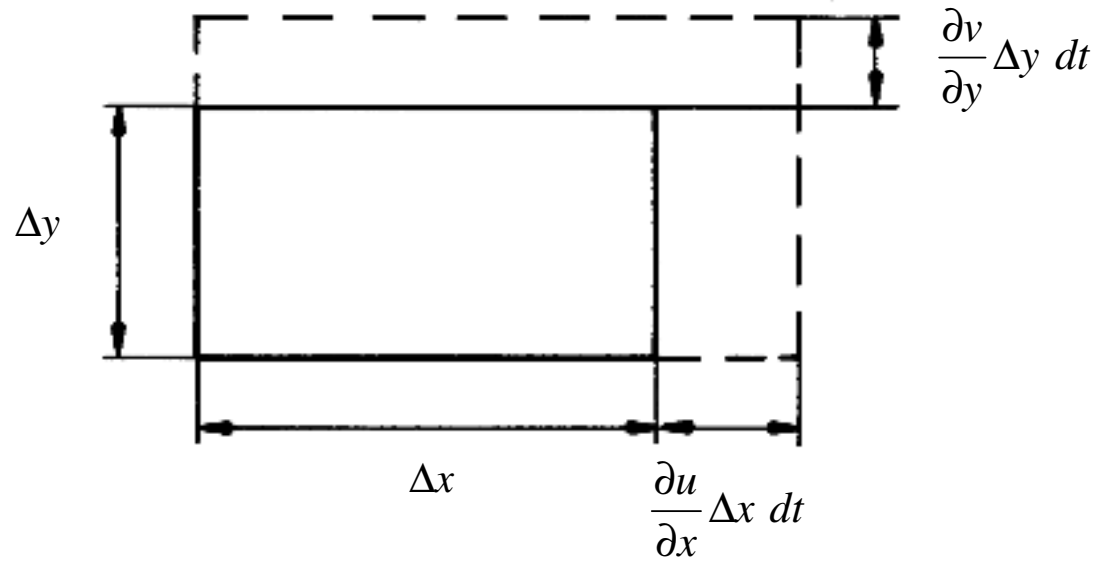
$$\frac{1}{\Delta V} \frac{d(\Delta V)}{dt} = \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = \vec{\nabla} \cdot \vec{v} = \text{div } \vec{v}$$

→ Kontinuitätsgleichung für inkompr. Fluide

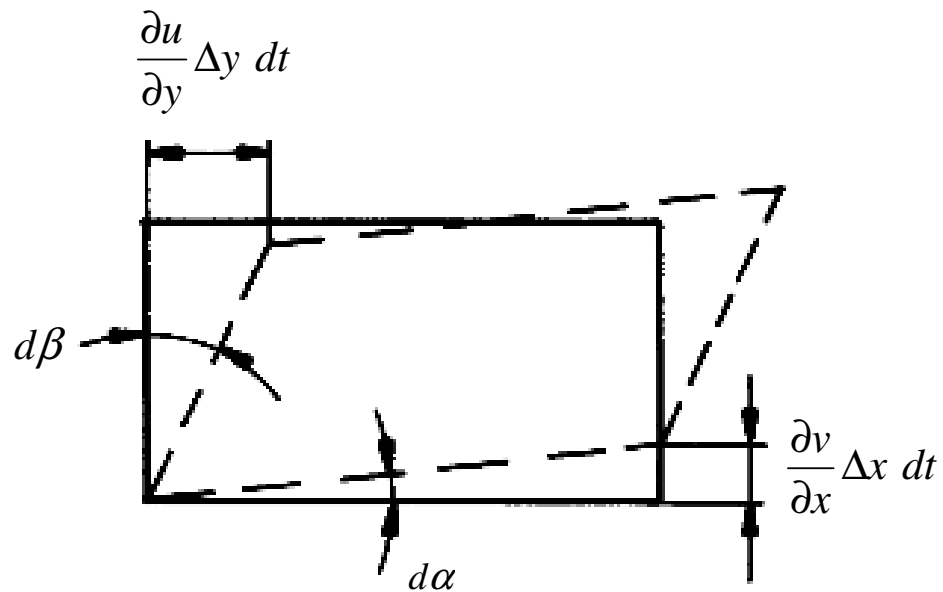
Rechteck  $\xrightarrow{\text{Scherung}}$  Parallelepipet

$$d \gamma = d \alpha + d \beta$$

# Verformung des Elements



**Dehnung**



**Scherung**



Dehnungsgeschwindigkeit entspricht der zeitlichen Dehnungsänderung pro Kantenlänge

$$\dot{\epsilon}_x = \frac{\partial u}{\partial x} \quad , \quad \dot{\epsilon}_y = \frac{\partial v}{\partial y} \quad , \quad \dot{\epsilon}_z = \frac{\partial w}{\partial z}$$

entspricht den Hauptdiagonalen der Matrix  $d_{ij}$

$$d \alpha = \frac{\partial v}{\partial x} dt$$

$$d \beta = \frac{\partial u}{\partial y} dt$$

$$\frac{d\gamma}{dt} : \left( \frac{d\alpha}{dt} \right); \left( \frac{d\beta}{dt} \right) \quad \text{gesamte Winkeländerung pro Zeit}$$

Schergeschwindigkeit  $\dot{\gamma}_{ij}$  über arithmetische Mittelung

$$\dot{\gamma}_{xy} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right)$$

$$\dot{\gamma}_{yz} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} \right)$$

$$\dot{\gamma}_{zx} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right)$$

Vergleiche mit  $d_{ij}$  – *Matrix* :

$$\Rightarrow \dot{\epsilon}_{ij} \hat{=} \dot{\gamma}_{ij} - \text{Terme}$$

$$\Rightarrow d_{ij} - \text{Matrix} : \text{enthält } \mathbf{Dehnung} \text{ und } \mathbf{Scherung}$$

$$\Rightarrow \text{Tensor der Deformation}$$

Spannungstensor  $\tau_{ij}$  in der Impulserhaltung

Zusammenhang zwischen  $\tau_{ij}$  und  $\dot{d}_{ij}$  durch Newtonschen Reibungsansatz :

Tangentiale Spannung  $\sim$  Schergeschwindigkeit

und mittels Isotropie des Elements

$\dot{\epsilon}_x, \dot{\epsilon}_y, \dot{\epsilon}_z$  und  $div \vec{v}$   $\longrightarrow$  viskositätsbedingte Normalspannungen

Ansatz:

$$\sigma_{xx} = -p + 2\eta \dot{\epsilon}_x + \lambda div \vec{v}$$

$$\sigma_{yy} = -p + 2\eta \dot{\epsilon}_y + \lambda div \vec{v}$$

$$\sigma_{zz} = -p + 2\eta \dot{\epsilon}_z + \lambda div \vec{v}$$

$$\tau_{xy} = \tau_{yx} = 2\eta \dot{\gamma}_{xy}$$

$$\tau_{yz} = \tau_{zy} = 2\eta \dot{\gamma}_{yz}$$

$$\tau_{zx} = \tau_{xz} = 2\eta \dot{\gamma}_{zx}$$

Die Größen  $\eta$  und  $\lambda$  sind Proportionalitätsfaktoren

Die Normalspannungen werden i. a. umformuliert

$$\sigma_{yy} = -p + \eta \left( 2\dot{\epsilon}_y - \frac{2}{3} \operatorname{div} \vec{v} \right) + \hat{\eta} \operatorname{div} \vec{v}$$

$$\sigma_{xx} = -p + \eta \left( 2\dot{\epsilon}_x - \frac{2}{3} \operatorname{div} \vec{v} \right) + \hat{\eta} \operatorname{div} \vec{v}$$

$$\sigma_{zz} = -p + \eta \left( 2\dot{\epsilon}_z - \frac{2}{3} \operatorname{div} \vec{v} \right) + \hat{\eta} \operatorname{div} \vec{v}$$

$\eta$  : dynamische Viskosität

$$\hat{\eta} = \lambda + \frac{2}{3} \eta \quad : \text{Volumenviskosität}$$

Stokes 'sche Hypothese :  $\hat{\eta} = \lambda + \frac{2}{3} \eta = 0$

inkompressible Strömungen :  $\operatorname{div} \vec{v} = 0$

$\Rightarrow$  mittlere Normalspannung  $\bar{\sigma}$  :

$$\bar{\sigma} = \frac{1}{3} (\sigma_{xx} + \sigma_{yy} + \sigma_{zz}) = -p + \hat{\eta} \operatorname{div} \vec{v}$$

Einsetzen der Normal- und Tangentialspannung

⇒ **Navier- Stokes Gleichungen**

$$\rho \frac{du}{dt} = \rho g_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial x} \left[ \eta \left( 2 \frac{\partial u}{\partial x} - \frac{2}{3} \operatorname{div} \vec{v} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial y} \left[ \eta \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial z} \left[ \eta \left( \frac{\partial w}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial z} \right) \right]$$

$$\rho \frac{dv}{dt} = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \frac{\partial}{\partial y} \left[ \eta \left( 2 \frac{\partial v}{\partial y} - \frac{2}{3} \operatorname{div} \vec{v} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial z} \left[ \eta \left( \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial x} \left[ \eta \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) \right]$$

$$\rho \frac{dw}{dt} = \rho g_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \frac{\partial}{\partial z} \left[ \eta \left( 2 \frac{\partial w}{\partial z} - \frac{2}{3} \operatorname{div} \vec{v} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial x} \left[ \eta \left( \frac{\partial w}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial z} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial y} \left[ \eta \left( \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} \right) \right]$$

inkompressible Strömung,  $\eta = \text{konst}$

$$\longrightarrow \operatorname{div} \vec{v} = 0$$

Vereinfachung der 2. Ableitungen

$$\eta \left( \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right) + \frac{\partial}{\partial x} \left[ \eta \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right) \right] = \eta \left( \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right)$$

$\Rightarrow$  Navier- Stokes Gleichungen für ein ink. Fluid

$$\rho \frac{du}{dt} = \rho g_x - \frac{\partial p}{\partial x} + \eta \left( \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right)$$

$$\rho \frac{dv}{dt} = \rho g_y - \frac{\partial p}{\partial y} + \eta \left( \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial z^2} \right)$$

$$\rho \frac{dw}{dt} = \rho g_z - \frac{\partial p}{\partial z} + \eta \left( \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial z^2} \right)$$

# Energiegleichungen

1. Hauptsatz der Thermodynamik :

$$\frac{dQ}{dt} = \frac{dE}{dt} + \frac{dW}{dt}$$

$Q$  : Wärme;  $E$  : Energie;  $W$  : Arbeit

Volumenelement :

$$\Delta V = \Delta x \Delta y \Delta z$$

$$\Delta m = \rho \Delta V$$

Wärmeleitung nach Fourier :

$$\frac{1}{A} \frac{dQ}{dt} = q = -\lambda \frac{\partial T}{\partial n}$$

$\lambda$  : Wärmeleitfähigkeit

Betrachtung für die Fläche  $\Delta y \Delta z$  (x-Richtung)

aufgenommene Wärme:

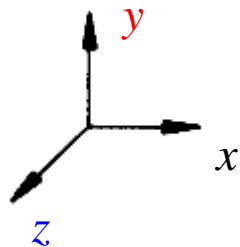
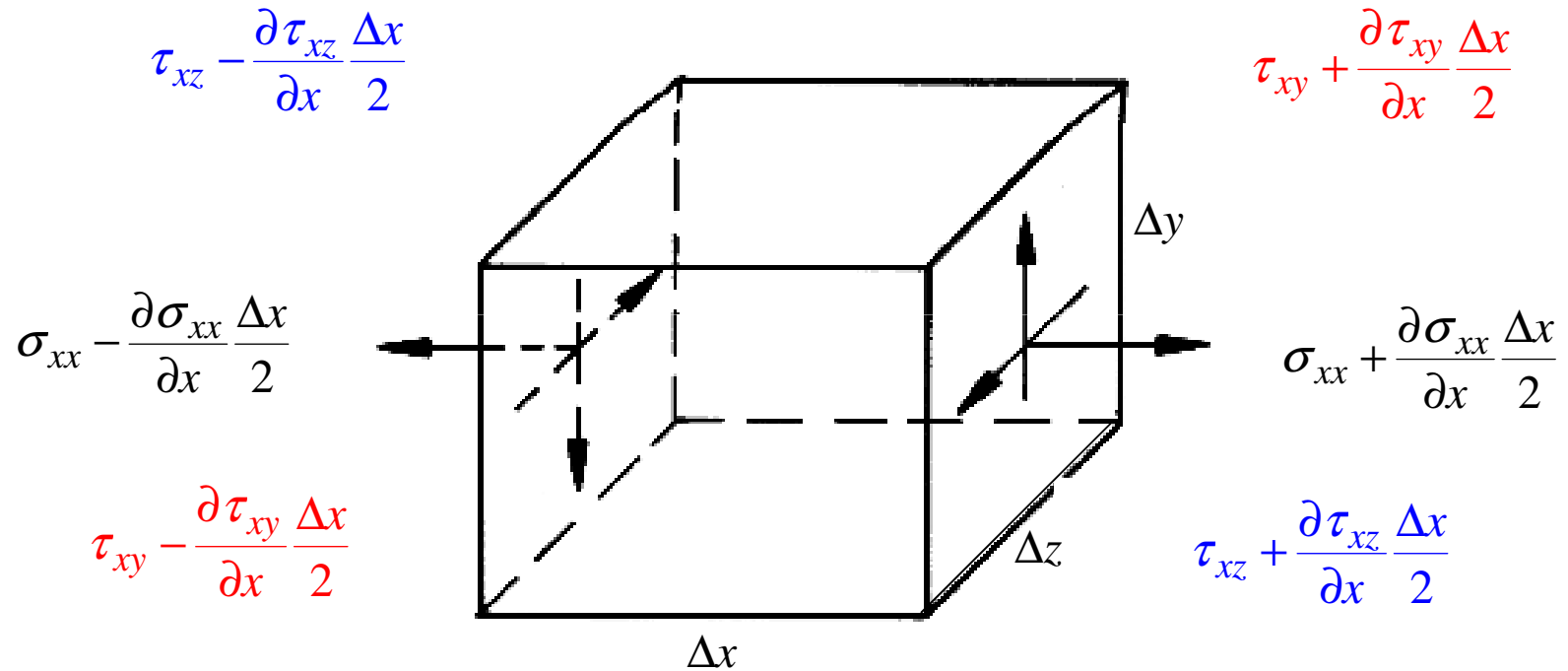
$$-\left( \lambda \frac{\partial T}{\partial x} - \frac{\partial}{\partial x} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial x} \right) \frac{\Delta x}{2} \right) \Delta y \Delta z$$

abgegebene Wärme:

$$\left( \lambda \frac{\partial T}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial x} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial x} \right) \frac{\Delta x}{2} \right) \Delta y \Delta z$$

Nettowärmestrom in x-, y- und z-Richtung

$$dQ = dt \Delta V \left\{ \frac{\partial}{\partial x} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial z} \right) \right\}$$





zeitliche Änderung der Gesamtenergie:

$$\frac{dE}{dt} = \rho \Delta V \left[ \frac{de}{dt} + \frac{1}{2} \frac{d}{dt} (u^2 + v^2 + w^2) \right]$$

$e$  : massenbezogene innere Energie

Arbeit pro Zeit anhand von  $\sigma_{xx}$  :

$$\begin{aligned} dW_{\sigma_{xx}} &= -\Delta y \Delta z dt \left\{ \underbrace{- \left( u - \frac{\partial u}{\partial x} \frac{\Delta x}{2} \right) \left( \sigma_{xx} - \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} \frac{\Delta x}{2} \right)}_{\text{blue underline}} \right. \\ &\quad \left. + \underbrace{\left( u + \frac{\partial u}{\partial x} \frac{\Delta x}{2} \right) \left( \sigma_{xx} + \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} \frac{\Delta x}{2} \right)}_{\text{red underline}} \right\} \\ &= -\Delta y \Delta z dt \left( u \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \sigma_{xx} \frac{\partial u}{\partial x} \right) \Delta x \\ &= -\Delta V dt \frac{\partial}{\partial x} (u \sigma_{xx}) \\ &\quad \underline{\underline{\text{blue double underline}}} \end{aligned}$$

analoge Vorgehensweise für den gesamten Spannungstensor :

$$\frac{dW}{dt} = -\Delta V \left[ \frac{\partial}{\partial x} (u \sigma_{xx} + v \tau_{xy} + w \tau_{xz}) + \frac{\partial}{\partial y} (u \tau_{yx} + v \sigma_{yy} + w \tau_{yz}) + \frac{\partial}{\partial z} (u \tau_{zx} + v \tau_{zy} + w \sigma_{zz}) \right]$$

Mittels Impulserhaltung (z.B. x-Impuls) :

$$\rho \frac{du}{dt} = \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial z}$$

Umformung der  $\frac{dE}{dt}$  und  $\frac{dW}{dt}$  -Therme :

$$\frac{dE}{dt} = \left[ \rho \frac{de}{dt} + u \rho \frac{du}{dt} + v \rho \frac{dv}{dt} + w \rho \frac{dw}{dt} \right] \Delta V$$

$$\begin{aligned} \frac{dW}{dt} \frac{1}{\Delta V} = & -u \frac{\partial \sigma_{xx}}{\partial x} - \sigma_{xx} \frac{\partial u}{\partial x} \dots \\ & -u \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial y} - \tau_{xy} \frac{\partial u}{\partial y} \dots \\ & -u \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} - \tau_{zx} \frac{\partial u}{\partial z} \dots \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \left( \frac{dE}{dt} + \frac{dW}{dt} \right) \frac{1}{\Delta V} = & \rho \frac{de}{dt} - \sigma_{xx} \frac{\partial u}{\partial x} - \tau_{xy} \frac{\partial v}{\partial x} - \tau_{xz} \frac{\partial w}{\partial x} \\ & - \tau_{yx} \frac{\partial u}{\partial y} - \sigma_{yy} \frac{\partial v}{\partial y} - \tau_{yz} \frac{\partial w}{\partial y} \\ & - \tau_{zx} \frac{\partial u}{\partial z} - \tau_{zy} \frac{\partial v}{\partial z} - \sigma_{zz} \frac{\partial w}{\partial z} \end{aligned}$$

Einführung der Spannungen ergibt die Energiegleichung

$$\rho \frac{de}{dt} + p \operatorname{div} \vec{v} = \frac{\partial}{\partial x} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial z} \right) + \eta \Phi$$

mit  $\Phi$  für  $\hat{\eta} = 0$

$$\begin{aligned} \Phi = & 2 \left[ \left( \frac{\partial u}{\partial x} \right)^2 + \left( \frac{\partial v}{\partial y} \right)^2 + \left( \frac{\partial w}{\partial z} \right)^2 \right] + \left( \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y} \right)^2 \\ & + \left( \frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z} \right)^2 + \left( \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 - \frac{2}{3} \left( \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} \right)^2 > 0 \end{aligned}$$

$\Phi$  = Dissipationsfunktion

mechanische Energie  $\longrightarrow$  thermische Energie

Energiegleichungen für ideale Gase

$$e = f(T), \quad h = e + \frac{p}{\rho} = f(T)$$

kalorische Zustandsgleichungen:

$$de = \left( \frac{\partial e}{\partial T} \right)_{\frac{1}{\rho}} dT = c_v dT \quad dh = \left( \frac{\partial h}{\partial T} \right)_p dT = c_p dT$$

$$\Rightarrow \frac{de}{dt} = \frac{dh}{dt} - \frac{d\left(\frac{p}{\rho}\right)}{dt} = c_p \frac{dT}{dt} - \frac{1}{\rho} \left[ \frac{dp}{dt} - \frac{p d\rho}{\rho dt} \right]$$

Kontinuitätsgleichung:

$$-\frac{1}{\rho} \frac{d\rho}{dt} = \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = \operatorname{div} \vec{v}$$

$$\Rightarrow \boxed{\rho c_p \frac{dT}{dt} = \frac{dp}{dt} + \left[ \frac{\partial}{\partial x} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left( \lambda \frac{\partial T}{\partial z} \right) \right] + \eta \Phi}$$

## Form der Energiegleichung in CFD-Untersuchungen

$$\begin{aligned} \frac{\partial E}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} [u(E + p)] + \frac{\partial}{\partial y} [v(E + p)] + \frac{\partial}{\partial z} [w(E + p)] = \\ \frac{\partial}{\partial x} [u\tau_{xx} + v\tau_{xy} + w\tau_{xz} - q_x] + \\ \frac{\partial}{\partial y} [u\tau_{xy} + v\tau_{yy} + w\tau_{yz} - q_y] + \\ \frac{\partial}{\partial z} [u\tau_{xz} + v\tau_{yz} + w\tau_{zz} - q_z] \end{aligned}$$

bzw. mit

$$H = h + \frac{\|\vec{v}\|^2}{2}$$
$$\rho H = p + \rho \left( e + \frac{\|\vec{v}\|^2}{2} \right) = p + E$$

lauten die räumlichen 1. Ableitungen der linken Seite

$$\frac{\partial}{\partial x} (\rho u H) + \frac{\partial}{\partial y} (\rho v H) + \frac{\partial}{\partial z} (\rho w H)$$

## Formen der Erhaltungsgleichungen

Vektorschreibweise unter Berücksichtigung des Nabla-Operators

**Masse:** 
$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot (\rho \vec{v}) = 0$$

oder 
$$\frac{d\rho}{dt} + \rho \vec{\nabla} \cdot \vec{v} = 0$$

**Impuls:** Spannungstensor  $\tau$

$$\tau = \begin{pmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{yx} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{zx} & \tau_{zy} & \sigma_z \end{pmatrix}$$

$$\sigma_x = \sigma_{xx} + p = \eta \left( 2\dot{\epsilon}_x - \frac{2}{3} \operatorname{div} \vec{v} \right) + \hat{\eta} \operatorname{div} \vec{v}$$

$$\sigma_y = \sigma_{yy} + p$$

$$\sigma_z = \sigma_{zz} + p$$

⇒ Formen der Navier-Stokes Gleichungen:

$$\rho \frac{d\vec{v}}{dt} = \rho \vec{g} - \vec{\nabla} p + \vec{\nabla} \cdot \tau$$

oder: 
$$\rho \left( \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \vec{\nabla}) \vec{v} \right) = \rho \vec{g} - \vec{\nabla} p + \vec{\nabla} \cdot \tau$$

oder: 
$$\frac{\partial}{\partial t} (\rho \vec{v}) + \vec{\nabla} \cdot (\rho \vec{v} \vec{v}) = \rho \vec{g} - \vec{\nabla} p + \vec{\nabla} \cdot \tau$$

mit  $\vec{v} \vec{v} = \begin{pmatrix} u^2 & uv & uw \\ vu & v^2 & vw \\ wu & wv & w^2 \end{pmatrix}$

inkompressibles Fluid mit  $\eta = \text{konstant}$ :

$$\rho \frac{d\vec{v}}{dt} = \rho \vec{g} - \vec{\nabla} p + \eta \nabla^2 \vec{v}$$

+ stationär 
$$\rho (\vec{v} \cdot \vec{\nabla}) \vec{v} = \rho \vec{g} - \vec{\nabla} p + \eta \nabla^2 \vec{v}$$



## Energie

$$E = \rho \left( e + \frac{\|\vec{v}\|^2}{2} \right) \quad : \quad \text{Gesamtenergie}$$

---

$$\frac{\partial E}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot (E\vec{v}) = \rho \vec{g} \cdot \vec{v} - \vec{\nabla} \cdot \vec{q} - \vec{\nabla} \cdot (p\vec{v}) + \vec{\nabla} \cdot (\boldsymbol{\tau} \cdot \vec{v})$$

plus Kontinuitätsgleichung

$$\rho \frac{d}{dt} \left( e + \frac{\|\vec{v}\|^2}{2} \right) = \rho \vec{g} \cdot \vec{v} - \vec{\nabla} \cdot \vec{q} - \vec{\nabla} \cdot (p\vec{v}) + \vec{\nabla} \cdot (\boldsymbol{\tau} \cdot \vec{v})$$

$$H = \frac{p + E}{\rho} \quad : \quad \text{Gesamtenthalpie}$$

---

$$\rho \frac{dH}{dt} = \rho \vec{g} \cdot \vec{v} + \frac{\partial p}{\partial t} - \vec{\nabla} \cdot \vec{q} + \vec{\nabla} \cdot (\boldsymbol{\tau} \cdot \vec{v})$$

$$\frac{d}{dt} \left( e + \frac{\|\vec{v}\|^2}{2} \right) = \frac{dH}{dt} - \frac{1}{\rho} \left( \frac{\partial p}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot (p\vec{v}) \right)$$

e : innere Energie

$$\rho \frac{de}{dt} = -\vec{\nabla} \cdot \vec{q} - p \vec{\nabla} \cdot \vec{v} + \tau \cdot \vec{\nabla} \vec{v}$$

mit

$$\begin{aligned} \tau \cdot \vec{\nabla} \vec{v} &= \sigma_x \frac{\partial u}{\partial x} + \tau_{xy} \frac{\partial u}{\partial y} + \tau_{xz} \frac{\partial u}{\partial z} + \tau_{yx} \frac{\partial v}{\partial x} + \sigma_y \frac{\partial v}{\partial y} + \tau_{yz} \frac{\partial v}{\partial z} + \tau_{zx} \frac{\partial w}{\partial x} + \tau_{zy} \frac{\partial w}{\partial y} + \sigma_z \\ &= \sigma_x \frac{\partial u}{\partial x} + \sigma_y \frac{\partial v}{\partial y} + \sigma_z \frac{\partial u}{\partial z} + \tau_{xy} \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) + \tau_{yz} \left( \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} \right) + \tau_{zx} \left( \frac{\partial w}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial z} \right) \\ &= \eta \Phi \end{aligned}$$

h : innere Enthalpie

$$\rho \frac{dh}{dt} = -\vec{\nabla} \cdot \vec{q} + \frac{dp}{dt} + \tau \cdot \vec{\nabla} \vec{v}$$

bzw. bei idealem Gas:

$$\rho c_p \frac{dT}{dt} = -\vec{\nabla} \cdot \vec{q} + \frac{dp}{dt} + \tau \cdot \vec{\nabla} \vec{v}$$