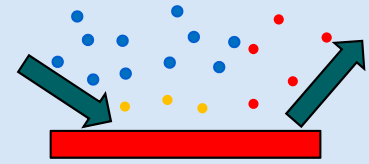

Wärme- und Stoffübertragung I

Einführung in das Thema der Konvektion und Herleitung der Erhaltungsgleichung

Prof. Dr.-Ing. Reinhold Kneer
Dr.-Ing. Dr. rer. pol. Wilko Rohlfs

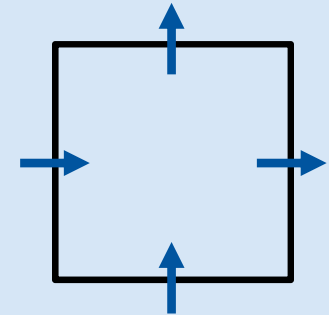
- Klassifizieren

- Verständnis von Konvektion und die Abgrenzung zum Begriff der Advektion
- Konvektion als Zusammenspiel von Wärmeleitung und Advektion
- Klassifikation von Konvektionsproblemen



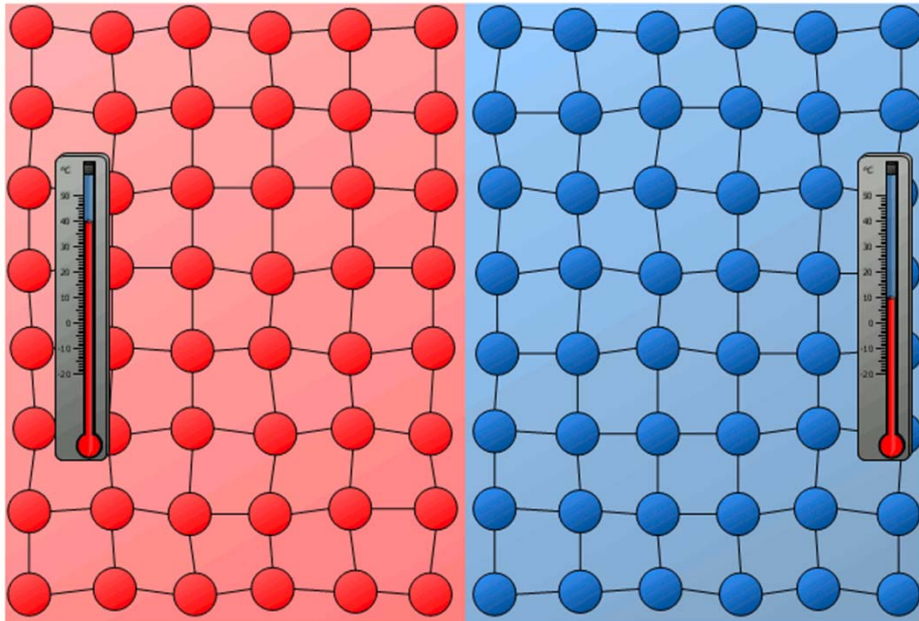
- Erhaltungsgleichung

- Herleiten der Erhaltungsgleichungen für Masse, Impuls und Energie
- Verstehen der Ähnlichkeit zwischen Impuls- und Energietransport



Wie wird Wärme übertragen?

Wärmeleitung (conduction/diffusion)



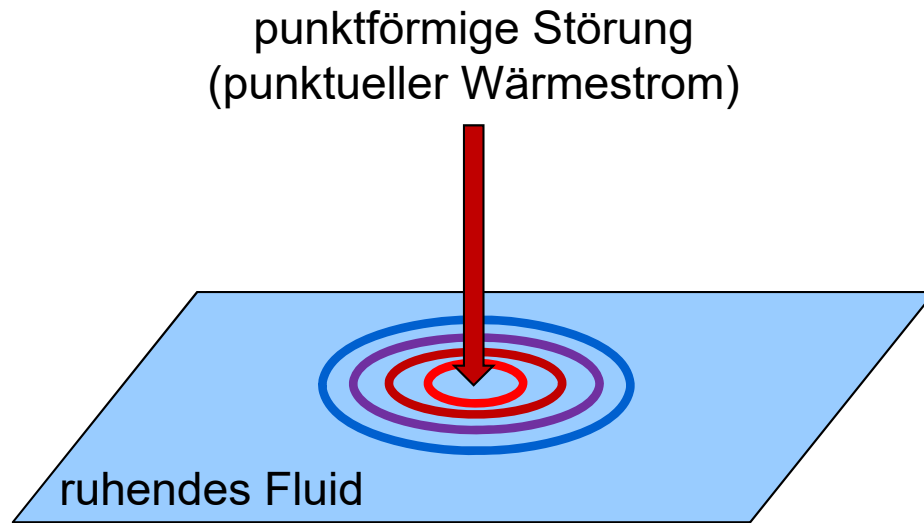
Quelle: www.tec-science.com/de/thermodynamik-waermelehre/waerme/waerme-und-thermodynamisches-gleichgewicht/
www.tec-science.com/de/thermodynamik-waermelehre/waerme/warum-befinden-sich-heizkorper-meist-unter-einem-fenster/

Konvektion (convection)



Wie wird Wärme übertragen?

Wärmeleitung (conduction/diffusion)

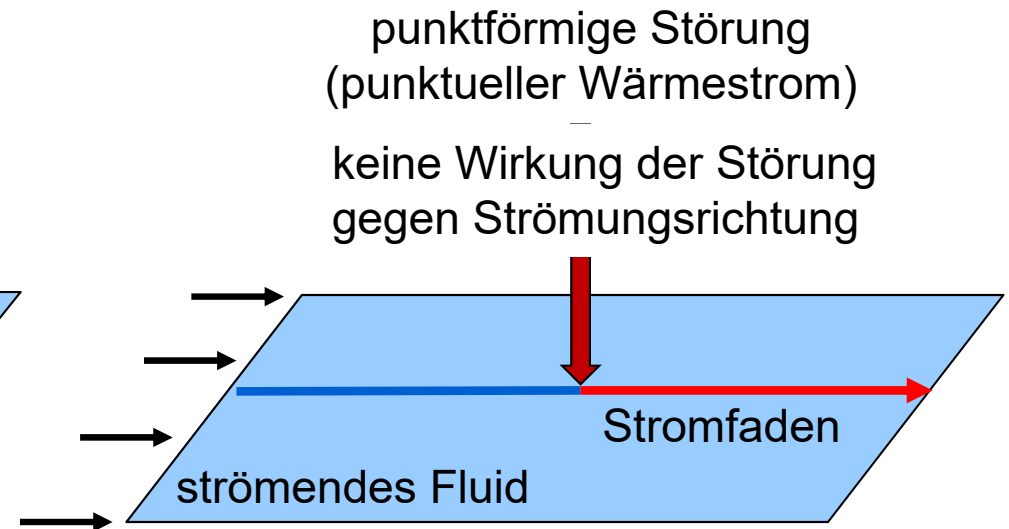


Wärmestrom in radialer Richtung
entlang der Gradienten

Fourier Gesetz

$$\dot{q}'' = -\lambda \frac{\partial T}{\partial x}$$

Advektion



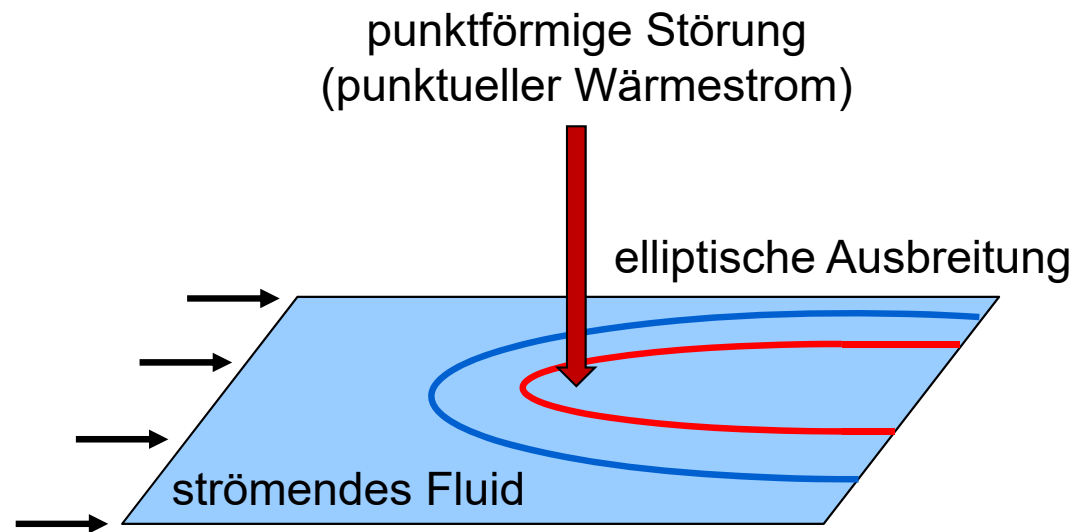
Wärme wird durch **Fluidbewegung**
entlang eines **Stromfadens** transportiert

Enthalpiestromdichte

$$\dot{h}'' = \rho u c_p T$$

Wie wird Wärme übertragen?

$$\text{Wärmeleitung (conduction/diffusion)} + \text{Advektion} = \text{Konvektiver Wärmetransport (convection)}$$

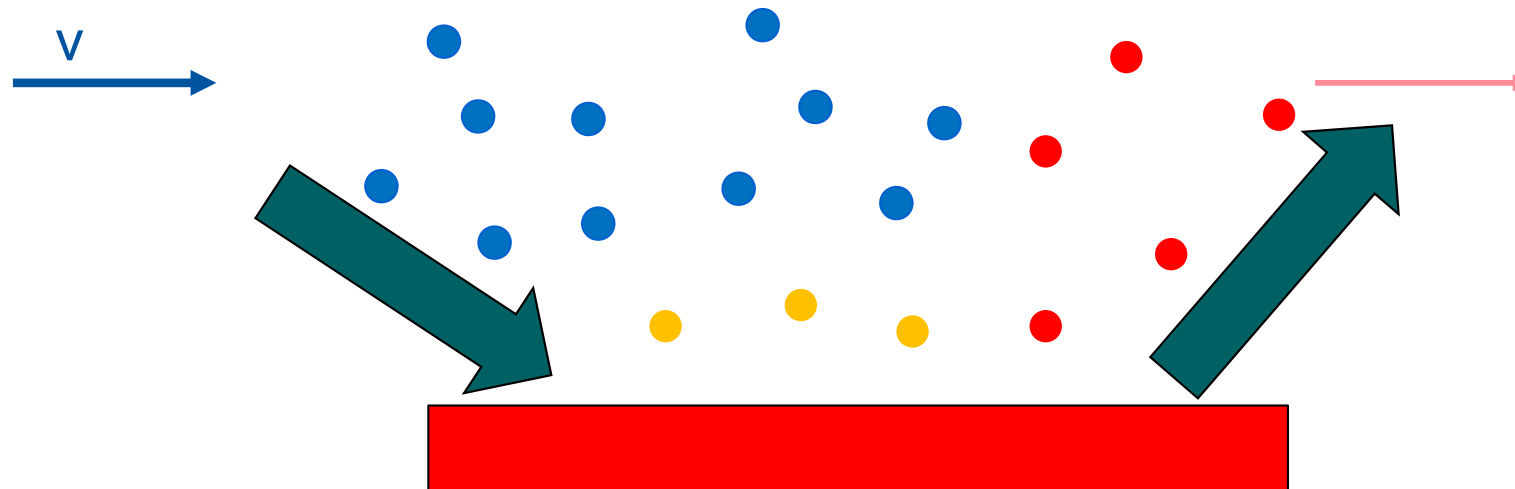


Transport entlang der Stromfäden:
Transport senkrecht der Stromfäden:

Konvektion (und Wärmeleitung)
nur Wärmeleitung

Mechanismus der konvektiven Wärmeübertragung

Woraus ergibt sich der Unterschied zur reinen Wärmeleitung?



Klassifikationen nach Strömungsbedingung

Erzwungene Konvektion

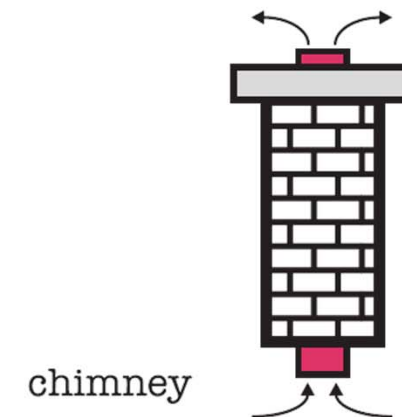
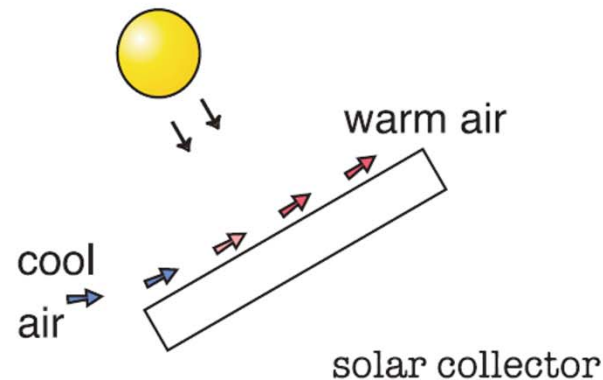
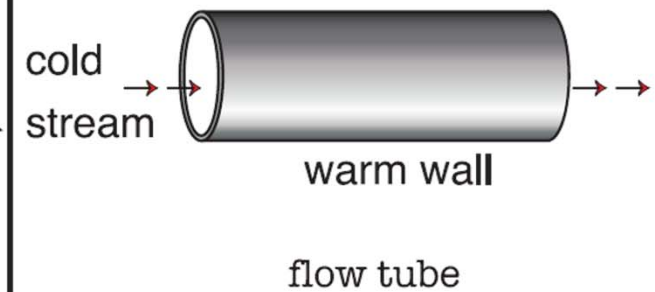
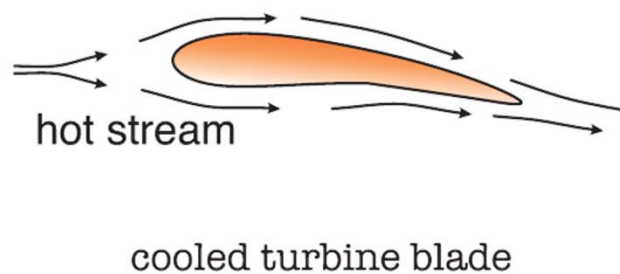
- Antrieb durch von außen erzeugte Bewegung des Fluides/Objekts

Freie Konvektion

- Inhärenter Antrieb aufgrund der Wärmeübertragung (Dichteunterschiede)

extern

intern



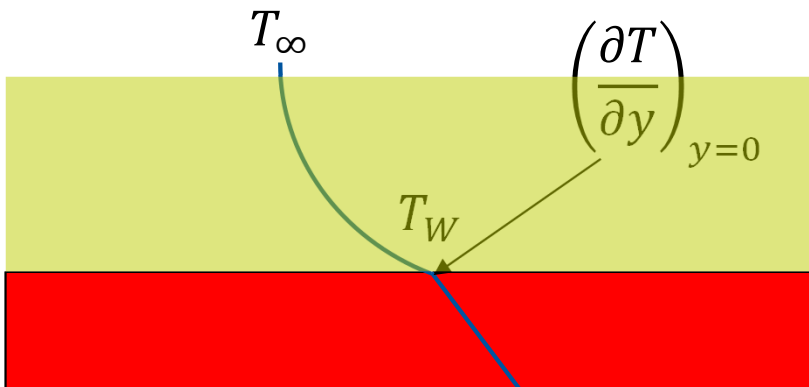
Empirische Beschreibung durch den Wärmeübergangskoeffizienten

$$\dot{Q} = \alpha A (T_W - T_\infty)$$

Fourier'sches
Wärmeleitungsgesetz $\dot{Q} = -A\lambda_f \left(\frac{\partial T}{\partial y} \right)_{y=0,f}$

Der Wärmeübertragungskoeffizient α beschreibt den in erster Näherung linearen Zusammenhang zwischen der übertragenen Wärmemenge und dem Temperaturgradienten.

$$\alpha = \frac{-\lambda_f \left(\frac{\partial T}{\partial y} \right)_{y=0,f}}{(T_W - T_\infty)}$$



Nusselt Zahl

- Dimensionsloser Wärmeübergangskoeffizient mit der Bezugslänge L

$$Nu = \frac{\alpha L}{\lambda} = L \frac{-\left(\frac{\partial T}{\partial y} \right)_{y=0,f}}{(T_W - T_\infty)}$$

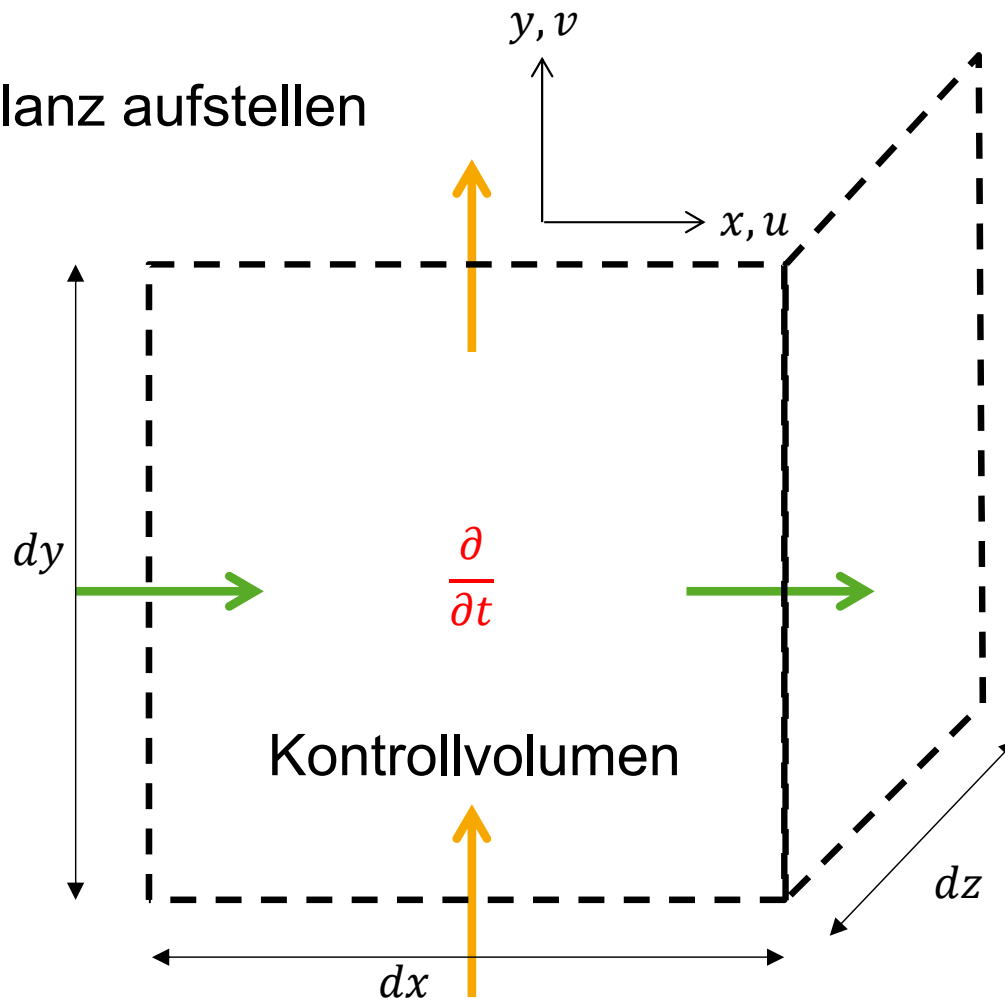
Grenzschicht

- Wandnahe Schicht mit signifikantem Gradienten der Geschwindigkeit und der Temperatur
- Was passiert hier? → Erhaltungsgleichung

Erhaltungsgleichung

Für Masse \dot{m} , Impuls \dot{I} , Energie \dot{h} , \dot{q}'' .

Bilanz aufstellen



Generelle Bilanz

Zeitliche Änderung einer Größe im Inneren des Kontrollvolumens

=

Netto-Transport der Größe über die Grenzen des Kontrollvolumens

+

Äußere Kräfte (für Impulsgleichung)

+

Arbeitsleistung der äußeren Kräfte (für Energiegleichung)

Kontinuitätsgleichung

Bilanz aufstellen

$$\begin{aligned}
 & \dot{m}_y(y + dy) \\
 &= \rho v(y + dy) dx dz \\
 &= \left[\rho v(y) + \frac{\partial \rho v}{\partial y} dy \right] dx dz \\
 & \dot{m}_x(x) \\
 &= \rho u(x) dy dz \\
 &= \dot{V}_x \\
 & \dot{m}_x(x + dx) \\
 &= \rho u(x + dx) dy dz \\
 &= \left[\rho u(x) + \frac{\partial \rho u}{\partial x} dx \right] dy dz \\
 & \frac{\partial m}{\partial t}
 \end{aligned}$$

Kontrollvolumen

Massenströme

$$\begin{aligned}
 \frac{\partial m}{\partial t} &= \dot{m}_x(x) - \dot{m}_x(x + dx) \\
 &+ \dot{m}_y(y) - \dot{m}_y(y + dy)
 \end{aligned}$$

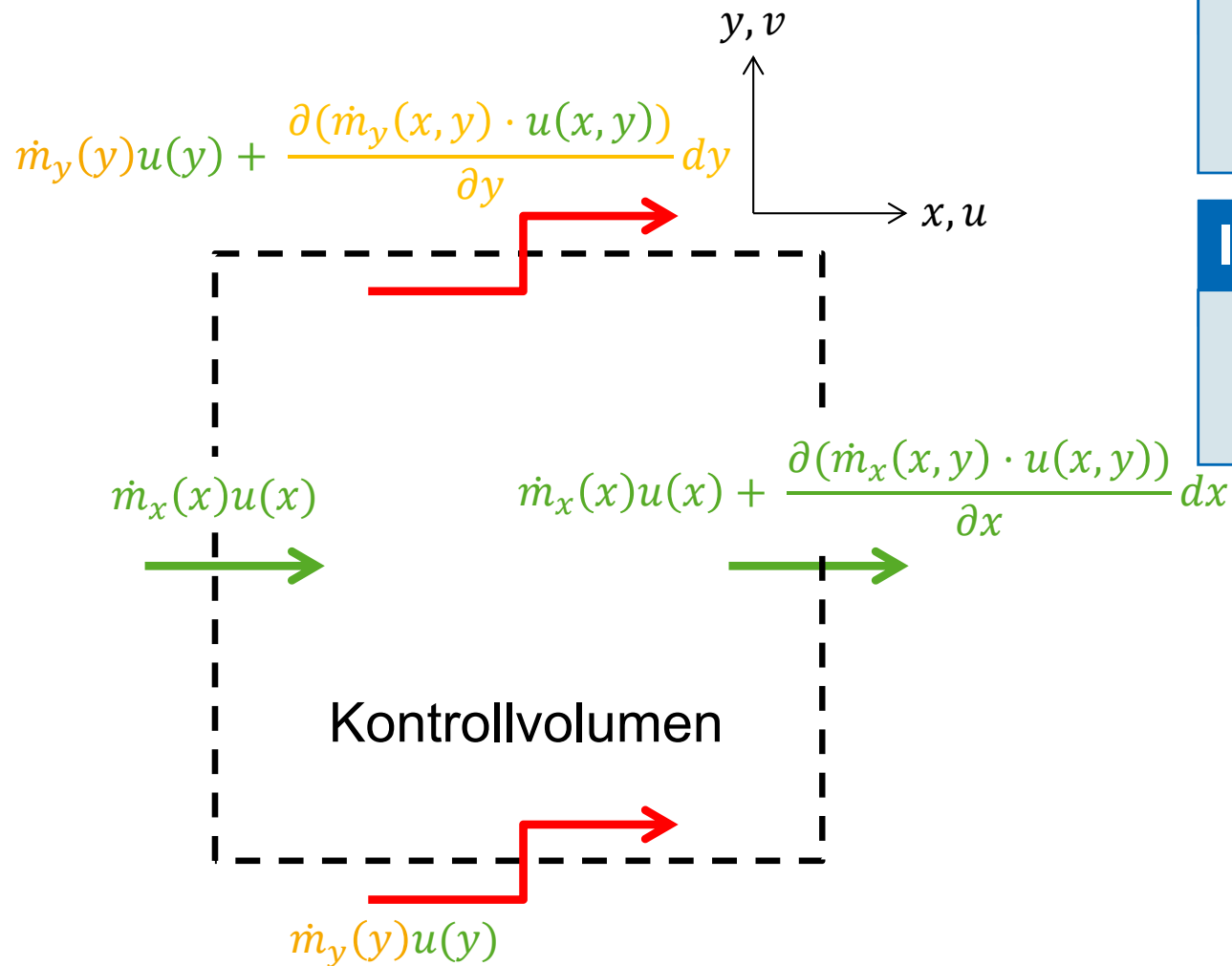
$$\frac{\partial \rho}{\partial t} dV = \frac{\partial \rho u}{\partial x} dx dy dz + \frac{\partial \rho v}{\partial y} dx dy dz$$

inkompressibel $\rho = \text{konst.}$

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

Impulsgleichung: x-Richtung

Bilanz aufstellen



Zeitliche Änderung

stationär

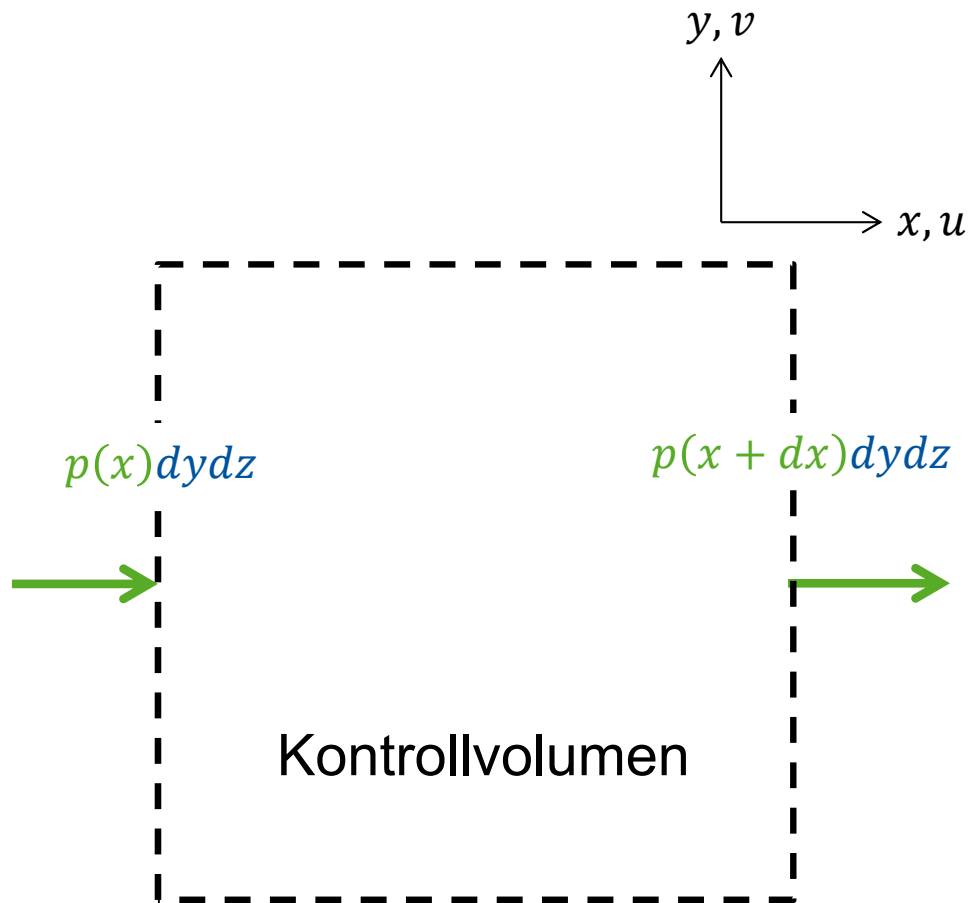
$$\frac{\partial I_x}{\partial t} dV = 0$$

Impulsströme

$$-\left(\rho u \frac{\partial u}{\partial x} + \rho v \frac{\partial u}{\partial y}\right) dx dy dz$$

Impulsgleichung: x-Richtung

Bilanz aufstellen



Zeitliche Änderung

stationär $\frac{\partial I_x}{\partial t} dV = 0$

Impulsströme

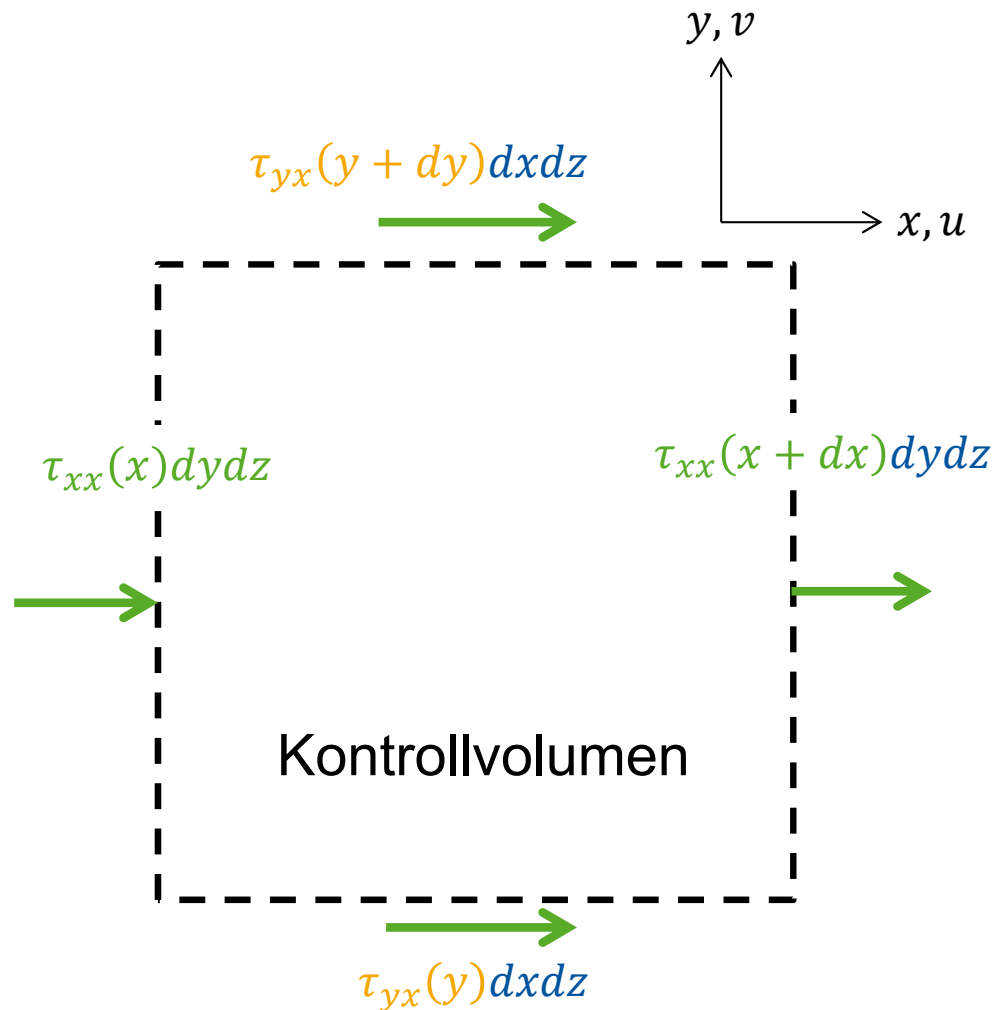
$$-\left(\rho u \frac{\partial u}{\partial x} + \rho v \frac{\partial u}{\partial y}\right) dx dy dz$$

Äußere Kräfte

Druckänderung $-\frac{\partial p}{\partial x} dx dy dz$

Impulsgleichung: x-Richtung

Bilanz aufstellen



Zeitliche Änderung

stationär $\frac{\partial I_x}{\partial t} dV = 0$

Impulsströme

$$-\left(\rho u \frac{\partial u}{\partial x} + \rho v \frac{\partial u}{\partial y}\right) dx dy dz$$

Äußere Kräfte

Druckänderung $-\frac{\partial p}{\partial x} dx dy dz$

Scherspannungen

(wenn inkompressibel)

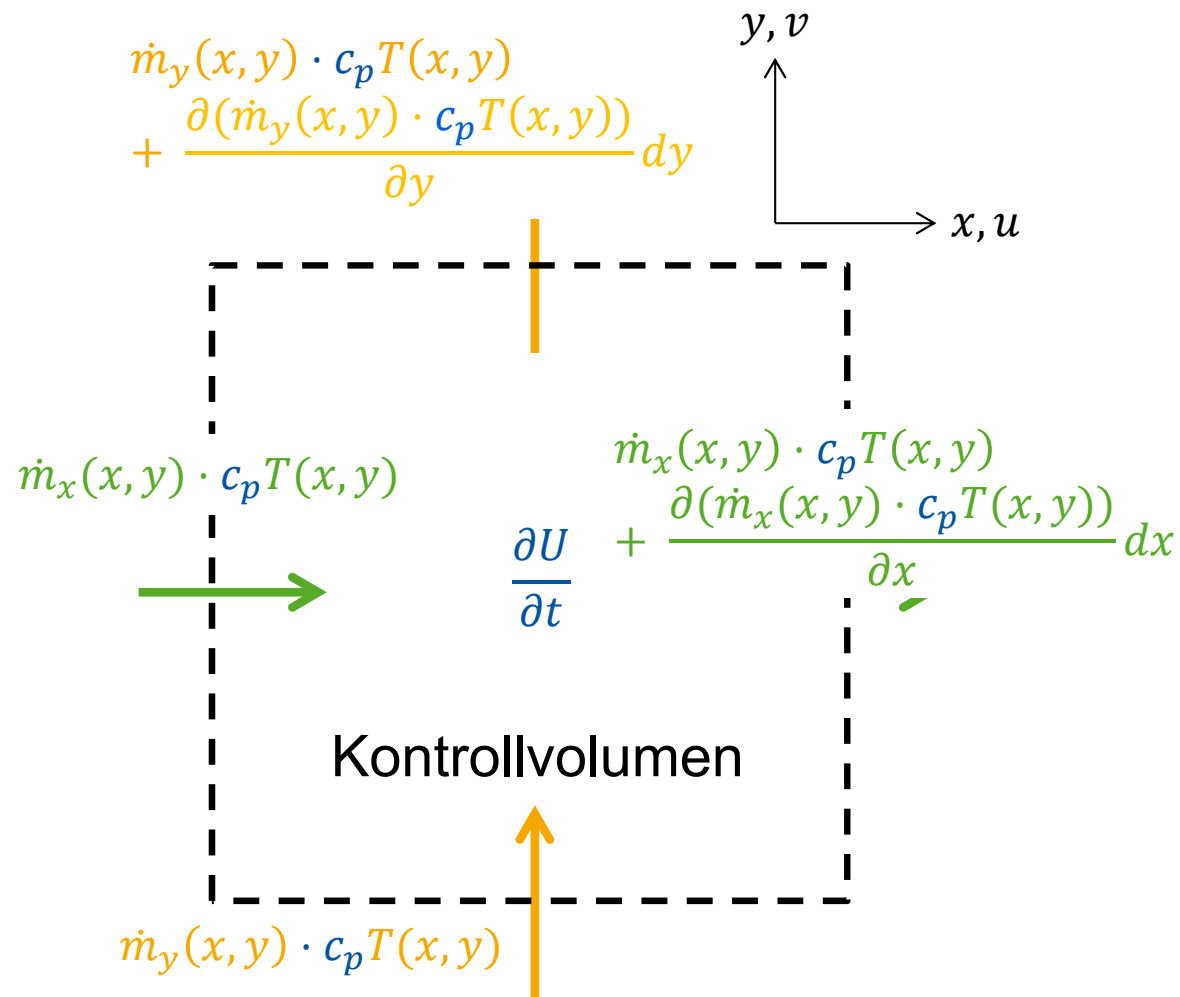
$$\eta \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} \right) dx dy dz$$

Impulsgleichung (stationär, inkompressibel)

	Impulsströme	Druck	Scherspannungen	
x-Richtung	$\rho u \frac{\partial u}{\partial x} + \rho v \frac{\partial u}{\partial y} + \rho w \frac{\partial u}{\partial z}$	$= -\frac{\partial p}{\partial x}$	$+ \eta \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right)$	+ Volumenkräfte (z.B. Gravitation)
y-Richtung	$\rho u \frac{\partial v}{\partial x} + \rho v \frac{\partial v}{\partial y} + \rho w \frac{\partial v}{\partial z}$	$= -\frac{\partial p}{\partial y}$	$+ \eta \left(\frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 v}{\partial z^2} \right)$	
z-Richtung	$\rho u \frac{\partial w}{\partial x} + \rho v \frac{\partial w}{\partial y} + \rho w \frac{\partial w}{\partial z}$	$= -\frac{\partial p}{\partial z}$	$+ \eta \left(\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 w}{\partial z^2} \right)$	

Energieerhaltung: Enthalpieströme

Bilanz aufstellen



Zeitliche Änderung

$$\frac{\partial U}{\partial t} = \rho c_p \frac{\partial T}{\partial t} dV \quad (\text{stationär } \frac{\partial U}{\partial t} = 0)$$

Enthalpieströme

$$- \left(\rho u \frac{\partial T}{\partial x} + \rho v \frac{\partial T}{\partial y} \right) dx dy dz$$

Energieerhaltung: Wärmeleitung / Diffusion

Bilanz aufstellen

$$= - \left[\lambda \frac{\partial T}{\partial y} \Big|_y + \frac{\partial}{\partial y} \left(\lambda \frac{\partial T}{\partial y} \right) dy \right] dxdz$$

$$- \lambda \frac{\partial T}{\partial y} \Big|_{y+dy} \cdot dxdz$$

$$- \lambda \frac{\partial T}{\partial x} \Big|_x \cdot dydz$$

$$- \lambda \frac{\partial T}{\partial x} \Big|_{x+dx} \cdot dydz$$

$$- \lambda \frac{\partial T}{\partial y} \Big|_y \cdot dxdz$$

Kontrollvolumen

Zeitliche Änderung

$$\frac{\partial U}{\partial t} = \rho c_p \frac{\partial T}{\partial t} dV \quad (\text{stationär } \frac{\partial U}{\partial t} = 0)$$

Enthalpieströme

$$- \left(\rho u \frac{\partial T}{\partial x} + \rho v \frac{\partial T}{\partial y} \right) dxdydz$$

Wärmeleitung

(wenn λ homogen)

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

Energieerhaltung (stationär, inkompressibel, λ homogen)

Enthalpieströme

Wärmeleitung

$$\cancel{\rho} \cancel{u} c_p \frac{\partial T}{\partial x} + \cancel{\rho} \cancel{v} c_p \frac{\partial T}{\partial y} + \cancel{\rho} \cancel{w} c_p \frac{\partial T}{\partial z} = \lambda \left(\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 T}{\partial z^2} \right)$$

\downarrow
 $a = \frac{\lambda}{\rho c_p}$

+ Arbeit gegen Druck,
Scherspannungen,
Volumenkräfte

Im Vergleich zu Impulserhaltung

Impulsströme

Druck

Scherspannungen

$$\cancel{\rho} \cancel{u} \frac{\partial u}{\partial x} + \cancel{\rho} \cancel{v} \frac{\partial u}{\partial y} + \cancel{\rho} \cancel{w} \frac{\partial u}{\partial z} = - \frac{\partial p}{\partial x} + \eta \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right)$$

\downarrow
 $\nu = \frac{\eta}{\rho}$

+ Volumenkräfte
(z.B. Gravitation)

Ähnlichkeit zwischen Impuls- und Energietransport

Impulsströme	Druck	Scherspannungen
$u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} + w \frac{\partial u}{\partial z} =$	$-\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x}$	$+ \nu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right)$
$u \frac{\partial T}{\partial x} + v \frac{\partial T}{\partial y} + w \frac{\partial T}{\partial z} =$		$\frac{\nu}{Pr} \left(\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 T}{\partial z^2} \right)$
Enthalpieströme (advektiver Transport)		Wärmeleitung

Prandtl-Zahl

$$Pr = \frac{\nu}{a} = \frac{\text{Diffusiver Impulstransport}}{\text{Diffusiver Wärmetransport}}$$

Verständnisfragen

Was ist unter einem Wärmeübergangskoeffizienten zu verstehen und was beschreibt dieser?

Warum gilt in unmittelbarer Wandnähe auch auf der Fluidseite das Fourier'sche Wärmeleitungsgesetz?

Was besagt die dimensionslose Nusselt-Zahl?

Worin besteht der Unterschied zwischen natürlicher und erzwungener Konvektion?