

*Konvektiver Wärmetransport I*

1. Aufgabe:

Es soll die Temperaturverteilung in einer inkompressiblen Spaltströmung ohne Druckgradienten untersucht werden (ebene Couette-Strömung). Die untere Wand ist in Ruhe und hat die konstante Temperatur  $T_1$ , während die obere Platte mit der Geschwindigkeit  $U_w$  in x-Richtung bewegt wird und auf der Temperatur  $T_2$  gehalten wird. Die Stoffwerte des Mediums sind bekannt.

- a) Bestimmen Sie aus Kontinuitätsgleichung und Impulsgleichung die Geschwindigkeitsverteilung  $u, v$  im Spalt.
- b) Bestimmen Sie aus der thermischen Energiegleichung die Temperaturverteilung im Spalt.
- c) Zeigen Sie durch geeignete dimensionslose Darstellung der Temperaturverteilung, von welchen Kennzahlen die Temperaturverteilung abhängt, und skizzieren Sie die Temperaturverteilung für verschiedene Werte dieser Kennzahlen.
- d) Berechnen Sie die Wärmestromdichten durch beide Wände als Funktionen der Kennzahlen, damit konstante Wandtemperaturen aufrecht erhalten werden können.
- e) Berechnen Sie die Zahlenwerte der Wärmestromdichten durch beide Wände sowie die Maximaltemperatur im Fluid für den Fall, dass Motoröl in einem Spalt mit der Höhe  $h$  strömt.

**Zahlenangaben:**

$T_1 = 10^\circ\text{C}$                        $h = 3 \text{ mm}$   
 $T_2 = 30^\circ\text{C}$                        $U_w = 10 \text{ m/s}$

**Stoffwerte (bei  $20^\circ\text{C}$ ):**

$\rho = 888 \text{ kg/m}^3$                        $\lambda = 0,145 \text{ W/mK}$   
 $\nu = 9 \cdot 10^{-4} \text{ m}^2/\text{s}$

2. Aufgabe:

Wasserdampf mit der Temperatur  $T_\infty$  strömt mit der Geschwindigkeit  $U_\infty$  längs einer ebenen Wand (Länge  $L$ ) mit der konstanten Temperatur  $T_w$ . Die längs der Wand gebildete Grenzschicht kann vom Beginn an als turbulent vorausgesetzt werden. Über die Wand soll dem Dampf pro Meter Breite der Wärmestrom  $Q$  zugeführt werden. Das Problem ist als eben zu behandeln

Berechnen Sie die Anströmgeschwindigkeit  $U_\infty$ , die notwendig ist, um den geforderten Wärmestrom zu erreichen.

**Zahlenangaben:**

$T_w = 550 \text{ }^\circ\text{C}$                        $L = 2\text{m}$   
 $T_\infty = 450 \text{ }^\circ\text{C}$                        $Q = 1200 \text{ W/m}$

**Stoffwerte:**

$\lambda = 3,39 \cdot 10^{-2} \text{ W/mK}$                        $Pr = 0,998$   
 $\nu = 38,7 \cdot 10^{-6} \text{ m}^2/\text{s}$

3. Aufgabe - Zusatzaufgabe:

Ein inkompressibles Fluid mit der Temperatur  $T_\infty$  strömt laminar längs einer ebenen Platte mit dem Beginn bei  $x=0$ . Die Anströmgeschwindigkeit sei  $U_\infty$ . Bis zum Punkt  $x = x_0$  hat die Platte dieselbe Temperatur wie das Fluid. Ab  $x = x_0$  wird mit konstanter Wärmestromdichte  $q_w = \text{konstant}$  Wärme zugeführt. Die Geschwindigkeitsgrenzschicht entwickelt sich von der Vorderkante ab, während sich die Temperaturgrenzschicht erst ab  $x = x_0$  zu entwickeln beginnt. Viskose Dissipation sei vernachlässigbar.

Das Problem soll mit Hilfe einer Integralmethode untersucht werden. Für die Geschwindigkeitsverteilung kann das folgende Profil angenommen werden, wobei  $\delta = \delta(x)$  die Dicke der Geschwindigkeitsgrenzschicht bedeutet:

$$\frac{u}{U_\infty} = \frac{3}{2} \frac{y}{\delta} - \frac{1}{2} \left( \frac{y}{\delta} \right)^3$$

Für das Temperaturprofil kann ein Polynomansatz in folgender Form gemacht werden, wobei  $\delta_T = \delta_T(x)$  die Dicke der Temperaturgrenzschicht bedeutet:

$$\frac{T - T_\infty}{T_w - T_\infty} = a + b \frac{y}{\delta_T} + c \left( \frac{y}{\delta_T} \right)^2 + d \left( \frac{y}{\delta_T} \right)^3$$

- a) Bestimmen Sie die Koeffizienten dieses Polynomansatzes aus den Randbedingungen bei  $y = 0$  und  $y = \delta_T$ .
- b) Integrieren Sie die problemrelevante Form der Energiegleichung (analog zum Kármánschen Impulssatz) und beweisen Sie das folgende Ergebnis:

$$\frac{d}{dx} [\theta_T U_\infty (T_w - T_\infty)] = \frac{q_w}{\rho c_p} \quad \text{mit} \quad \theta_T = \int_0^{\delta_T} \frac{u}{U_\infty} \frac{T - T_\infty}{T_w - T_\infty} dy$$

Das Integral soll unter der Voraussetzung  $\delta_T < \delta$  ausgewertet werden.

- c) Lösen Sie diese Gleichung und ermitteln Sie das Verhältnis  $\delta_T/\delta$  als Funktion von  $x$  und  $Pr$ .
- d) Berechnen Sie die örtliche Nusselt-Zahl  $Nu_x$  und die örtliche Temperaturdifferenz  $T_w(x) - T_\infty$  jeweils in Abhängigkeit von  $x$ ,  $Re_x$  und  $Pr$ .

Wichtiges Ergebnis für  $x_0 = 0$ :

$Nu_x = \frac{\alpha \cdot x}{\lambda} = 0.4176 \sqrt{Re_x} Pr^{1/3}$
---

bei konstanter Wärmestromdichte  $q_w = \text{konstant}$  über die Wand