# Lernzettel

Technische Wärmelehre (9 LP)

Universität: Technische Universität Berlin Kurs/Modul: Technische Wärmelehre (9 LP)

Erstellungsdatum: September 20, 2025



Zielorientierte Lerninhalte, kostenlos! Entdecke zugeschnittene Materialien für deine Kurse:

https://study. All We Can Learn. com

Technische Wärmelehre (9 LP)

## Lernzettel: Technische Wärmelehre (9 LP)

# (1) Hauptsätze der Thermodynamik.

- Nulltes Gesetz: Zwei Systeme befinden sich gleichzeitig im Gleichgewicht, wenn sie mit demselben Thermometer gemessen werden; daraus folgt die Definition der Temperatur.
- Erstes Hauptgesetz (Energieerhaltung): Die Änderung der inneren Energie eines Systems entspricht der zugeführten Wärme minus der an das Umfeld geleisteten Arbeit.

$$dU = \delta Q - \delta W$$

Für geschlossene Systeme mit stationärem Druck gilt

$$dU = \delta Q - P \, dV \quad (W = P \, dV)$$

• Zweites Hauptgesetz: Nicht umkehrbare Prozesse erhöhen die Entropie des Universums; für reversible Prozesse gilt  $dS = \delta Q_{\text{rev}}/T$ . Technisch bedeutsam sind Hierarchie und Richtung von Prozessen.

$$\Delta S \ge \int \frac{\delta Q}{T}$$

• Drittes Hauptgesetz (Nullpunkt der Entropie): Die Entropie eines perfekten Kristalls bei absolutem Nullpunkt ist null.

## (2) Zustandsgrößen und Zustandsänderungen.

- Zustandsgrößen: Druck P, Volumen V, Temperatur T, Stoffmenge n bzw. Dichte  $\rho$ ; intensive Größen wie Dichte  $\rho$ , Druck P und Temperatur T; ausführliche Größen wie U, H, S, V.
- Spezifische Größen: u = U/m, h = H/m, s = S/m, v = V/m.
- Zustandsänderungen: isobar (konstanter Druck), isochor (konstantes Volumen), isotherm (konstante Temperatur), adiabatisch (kein Wärmeaustausch,  $\delta Q = 0$ ).
- Zustandsgleichungen: ideale Gasgleichung

$$PV = nRT$$
 bzw.  $P = \rho R_{\text{specific}}T$ 

## (3) Hydrodynamik (Fluiddynamik).

- Kontinuitätsgleichung (Massenerhaltung) für strömende Fluide.
- Bernoulli-Gleichung für strömende, ideale, inkompressible Medien entlang einer Stromlinie:

$$p + \frac{1}{2}\rho v^2 + \rho gz = \text{const.}$$

• Reale Effekte (Viskosität, Wärmeübergang) gehen als Verluste in die praktischen Berechnungen ein.

### (4) Technische Bauteile.

- Dampf- bzw. Heizkessel (Wärmeerzeugung; Wasser/ Dampf als Arbeitsmedium).
- Turbinen (Wird durch expandierenden Dampf bzw. Gas betrieben; mechanische Arbeit).
- Kondensatoren (Abgabe von Wärme, Dampfkondensation zu Wasser).
- Wärmeübertrager (Wärmetauscher; Gegenstrom-, Kreuzstromprinzipien).
- Pumpen/Kompressoren (Schaffung oder Erhöhung des Drucks; Arbeit input).

### (5) Stoffdaten und Stoffdiagramme.

- Stoffdaten: Verdampfungsenthalpie  $h_{fg}$ , Randenthalpien  $h_f, h_g$ , Entropien  $s_f, s_g$  am Sättigungspunkt; Sättigungsdruck  $p_{\text{sat}}(T)$ .
- $\bullet$  Verdampfungsdiagramme: T-log p oder h-s Diagramme (Hammel- oder Mollier-Diagramm) zur Bestimmung von Zuständen und prozessabhängigen Größen.
- Verdampfungsgrad  $x = \frac{h h_f}{h_q h_f}$  (Qualität) für zweiphasige Zustände.
- Übliche Formeln:

$$pV = nRT$$
 bzw.  $p = \rho R_{\text{specific}}T$ 

#### (6) Kreisprozesse.

• Carnot-Kreisprozess: idealer reversibler Kreisprozess; maximale Effizienz

$$\eta_{\text{Carnot}} = 1 - \frac{T_L}{T_H}$$
 mit absoluter Temperatur  $T$ .

• Rankine-Zyklus (typischer Kraftwerkszyklus): Dampferzeugung, Turbinenexpansion, Kondensation, Pumpenkompression.

$$W_{\text{net}} = (h_1 - h_2) - (h_4 - h_3)$$

$$\eta_{\text{Rankine}} = \frac{W_{\text{net}}}{Q_{\text{in}}} = \frac{(h_1 - h_2) - (h_4 - h_3)}{h_1 - h_4}$$

## (7) Wärmeübertragung.

• Leitung (Wärmeleitung): Fourier'sches Gesetz

$$\dot{Q} = -kA\frac{\mathrm{d}T}{\mathrm{d}x}$$

bzw. über T und x vereinfacht

$$\dot{Q} = \frac{kA\Delta T}{\Delta x}.$$

• Konvektion (Zweite Wärmeübertragung): Newtonsches Abkühlungsgesetz

$$\dot{Q} = hA\Delta T_{\rm lm}$$

mit der logarithmischen Temperaturdifferenz  $\Delta T_{\rm lm}$ .

• Strahlung: Stefan-Boltzmann-Gesetz

$$\dot{Q} = \varepsilon \sigma A (T_{\text{ober}}^4 - T_{\text{umgeb}}^4).$$

#### (8) Feuchte Luft.

• Feuchte Luft enthält trockene Luft plus Wasserdampf; definierte Größe

$$w = \frac{m_v}{m_{\rm da}}$$
 (kg Wasser pro kg trockene Luft).

• Relative Luftfeuchte  $\phi$ :

$$\phi = \frac{p_v}{p_{\rm sat}(T)} \quad \text{(relative Feuchte)}.$$

• Enthalpie feuchter Luft (ca. gängig):

$$h \approx c_p T + w \left( h_{\rm fg} + c_{pv} T \right),$$

wobei  $c_p$  die spez. Wärme von trockener Luft,  $h_{\rm fg}$  die Verdampfungsenthalpie und  $c_{pv}$  die spez. Wärme des Wasserdampfes sind.

#### Hinweise zur Anwendung.

- Nutze zur Berechnung die geeigneten Zustandsgrößen und Tabellen (Sattpunkt-Tabellen) bzw. Diagramme (h-s, T-s).
- Beachte, dass reale Systeme Verluste aufweisen; ideale Formeln liefern nur Näherungen.