7 Wärmetönung bei der technischen Arbeit von Gasen und Dämpfen, Abschnitt 8.5.9

Die Wärmeabfuhr (Verdichtung) bzw. -zufuhr (Entspannung) bei der Polytrope mit $n < \varkappa$ folgt aus dem ersten Hauptsatz der Thermodynamik, auch als GIBBS'sche (Fundamental-)Gleichung bezeichnet:

$$dq = du + p \cdot dv = dh - v \cdot dp \tag{1}$$

Mit

 $du = c_v \cdot dT$ innere Wärme

 $p \cdot dv = dw_G$ Gasarbeit

 $dq = c_v \cdot dT + dw_G$ Wärmetönung

Hierzu aus

Polytropenbeziehung $p \cdot v^n = \text{konst}$ und

Gasgleichung $p \cdot v = R \cdot T$

die Zusammenhänge mit Anfangszustand 1 (p_1 ; v_1 ; T_1):

$$p \cdot v^n = p_1 \cdot v_1^n$$

$$p \cdot (R \cdot T/p)^n = p_1 \cdot (R \cdot T_1/p_1)^n$$

$$T/T_1 = (p/p_1)^{(n-1)/n}$$

$$p \cdot v^n = \text{konst} \rightarrow p = \text{konst} \cdot v^{-n} = p_1 \cdot v_1^n \cdot v^{-n}$$

Damit ergibt sich für die Gasarbeit:

$$dw_{G} = p \cdot dv = \operatorname{konst} \cdot v^{-n} \cdot dv = p_{1} \cdot v_{1}^{n} \cdot v^{-n} \cdot dv$$

Integriert in den Grenzen von 0 bis w_G bei v_1 bis v:

$$\int_{0}^{w_{G}} dw_{G} = p_{1} \cdot v_{1}^{n} \cdot \int_{v_{1}}^{v} v^{-n} \cdot dv = p_{1} \cdot v_{1}^{n} \cdot \frac{v^{-n+1}}{-n+1} \Big|_{v_{1}}^{v}$$

$$w_{G} = \frac{1}{1-n} \cdot p_{1} \cdot v_{1}^{n} \cdot \left[v^{-n+1} - v_{1}^{-n+1} \right]$$

$$w_{G} = \frac{1}{1 - n} \cdot p_{1} \cdot v_{1}^{n} \cdot \left[v^{1-n} - v_{1}^{1-n} \right]$$

$$w_{G} = \frac{1}{1-n} \cdot \left[v \cdot \frac{p_{1} \cdot v_{1}^{n}}{v^{n}} - p_{1} \cdot v_{1} \right]$$

$$w_{G} = \frac{1}{1-n} \cdot (p \cdot v - p_{1} \cdot v_{1})$$

und mit $p \cdot v = R \cdot T$; $\varkappa = c_p/c_v$ sowie $R = c_p - c_v = c_v \cdot \varkappa - c_v = c_v \cdot (\varkappa - 1)$:

$$w_{G} = \frac{1}{1-n} \cdot (R \cdot T - R \cdot T_{1}) = \frac{1}{1-n} \cdot R \cdot (T - T_{1})$$

$$w_{G} = \frac{\varkappa - 1}{1 - n} \cdot c_{v} \cdot (T - T_{1}) = \frac{\varkappa - 1}{n - 1} \cdot c_{v} \cdot (T_{1} - T)$$

$$w_{\rm G} = -\frac{\varkappa - 1}{n-1} \cdot c_v \cdot (T - T_1)$$

Differenziert:

$$dw_{G} = -\frac{\varkappa - 1}{n - 1} \cdot c_{v} \cdot dT \tag{2}$$

Eingesetzt in die GIBBS'sche Gleichung:

$$dq = c_v \cdot dT - \frac{\varkappa - 1}{n - 1} \cdot c_v \cdot dT = \frac{(n - 1) - (\varkappa - 1)}{n - 1} \cdot c_v \cdot dT$$

$$dq = \frac{n - \varkappa}{n - 1} \cdot c_v \cdot dT = c_n \cdot dT$$
(3)

Mit der spezifischen Wärme, auch als Wärmekapazität bezeichnet, der Polytropen:

$$c_n = \frac{n - \varkappa}{n - 1} \cdot c_v \tag{4}$$

Bemerkung: c_n ist negativ, da hier $n < \varkappa$

Gleichung (3) integriert, wenn c_n = konst, exakt nur für thermodynamisch ideales Gasverhalten erfüllt, bei:

a) Kompression

Integrationsgrenzen in Verdichtungsrichtung 0 bis q für T_S bis T_D :

$$\int_{0}^{q} dq = c_n \cdot \int_{T_S}^{T_D} dT$$

$$q = c_n \cdot (T_D - T_S) = c_n \cdot \Delta T$$

Ergebnis: q negativ, da $T_D > T_S$, weshalb ΔT positiv und c_n negativ. Somit Wärmeabfuhr q notwendig.

b) Expansion

Integrationsgrenzen in Entspannungsrichtung 0 bis q für T_D bis T_S :

$$\int_{0}^{q} dq = c_n \cdot \int_{T_D}^{T_S} dT$$

$$q = c_n \cdot (T_S - T_D) = -c_n \cdot (T_D - T_S) = -c_n \cdot \Delta T$$

Ergebnis: q positiv, da $T_S < T_D$, weshalb Wärmezufuhr q notwendig.

Mit

$$p \cdot dv = R \cdot dT - v \cdot dp = (c_p - c_v) \cdot dT - v \cdot dp$$
$$= dh - du - v \cdot dp$$

aus der differenziellen Gasgleichung geht die GIBBS'sche Beziehung über in die Form

$$dq = dh - v \cdot dp = dh - dw_t \tag{5}$$

Integriert

$$q = \Delta h - w_t$$
 oder $w_t = \Delta h - q$

w_t... technische Arbeit des Gases/Dampfes

Da bei

- Verdichtung q negativ, ist $w_t = \Delta h + |q|$
- Entspanning q positiv, ist $w_t = \Delta h |q|$

Zusammengefasst:

$$w_{\rm t} = \Delta h \pm |q| \tag{6}$$

wobei

- Verdichter oberes Vorzeichen
- Turbinen unteres Vorzeichen

Gemäß Gl. (6) setzt sich die technische Arbeit, gleichgültig ob ohne oder mit Verlusten, aus der Enthalpiedifferenz des Gases (Wärmeinhalt) und der Wärmetönung zusammen. Wärmetönung bedeutet bei Kompression (Verdichter) Wärmeabfuhr und bei Expansion (Turbinen) Wärmezufuhr. Beziehung (6) gilt auch

ohne Wärmetönung, also ohne Wärmeaustausch q des Arbeitsgases (-dampfes) mit der Umgebung (q=0). Dabei ist dann $n>\varkappa$. Diese Polytrope wird auch als Überisentrope bezeichnet, da sie gemäß Exponent $n>\varkappa$ oberhalb der Isentropen liegt und deshalb im (p,v)-Diagramm steiler verläuft als diese.

Für das Verhältnis von Wärmetönung, auch als Wärmeänderung bezeichnet, und Gasarbeit liefern die Beziehungen (2) und (3):

$$\frac{\mathrm{d}q}{\mathrm{d}w_{\mathrm{G}}} = \frac{((n-\varkappa)/(n-1)) \cdot c_{v} \cdot \mathrm{d}T}{(-(\varkappa-1)/(n-1)) \cdot c_{v} \cdot \mathrm{d}T} = \frac{\varkappa-n}{\varkappa-1}$$

$$(7)$$

Für die möglichen Zustandsänderungen des Arbeitsmediums in Strömungsmaschinen-Anlagen gelten gemäß vorstehenden Beziehungen:

• *Isobare*: $p = \text{konst} \rightarrow dp = 0$

Hierzu noch Gl. (1):

dq = dh

integriert

 $q = \Delta h$

Liegt vor bei Wärmezufuhr in Dampferzeugern von Dampfkraftanlagen und Brennkammern von Gasturbinen (sog. isobare Wärmeübertragung).

• *Isotherme*: $T = \text{konst} \rightarrow dT = 0$ dh = 0

Liegt vor bei sog. vollgekühlter Verdichtung, die jedoch technisch nicht vollständig zu verwirklichen ist.

Hierbei nach Gl. (6) $|q| = |w_t|$. Der Betrag der Wärmetönung ist demnach gleich dem Betrag der technischen Arbeit des Gases/Dampfes.

Verdichtung: Die abzuführende Wärme ist so groß wie die zugeführte technische Arbeit.

Entspannung: Die zuzuführende Wärme ist so groß wie die gewonnene technische Arbeit.

Technische Arbeit

$$\Delta Y \equiv w_{t,T} = R \cdot T_{S} \cdot \ln \Pi \tag{8}$$

Hieraus Druckverhältnis

$$\Pi = \exp\left[\Delta Y / (R \cdot T_{\rm S})\right] \equiv e^{[\Delta Y / (R \cdot T_{\rm S})]} \tag{9}$$

• *Isentrope*: $s = \text{konst} \rightarrow \text{d}s = 0$ dq = Tds = 0

Bedeutet Expansion oder Kompression von strömungstechnisch idealem, d. h. reibungsfreiem Arbeitsmedium in adiabatem, also wärmedichtem Raum (ohne Wärmezu- oder -abfuhr). Ist Idealvorgang für ungekühlte Verdichtung bzw. Entspannung ohne Wärmeaustausch.

Technische Verdichtungsarbeit

$$\Delta h_s = w_{t,s} = \frac{\varkappa}{\varkappa - 1} \cdot R \cdot T_S \cdot \left[\Pi^{\frac{\varkappa - 1}{\varkappa}} - 1 \right]$$
(10)

Hieraus Druckverhältnis

$$\Pi = \left[\frac{\varkappa - 1}{\varkappa} \cdot \frac{\Delta h_s}{R \cdot T_S} + 1 \right]^{\frac{\varkappa}{\varkappa - 1}}$$
(11)

Mit

 $\Delta h_s = Y$ für gesamte Maschine (spez. Stutzenarbeit). Hierbei wird Π oft mit $\Pi_{\rm M}$ bezeichnet.

 $\Delta h_s = \Delta Y$ für die betreffende Stufe (spez. Stufenarbeit). Hierbei wird Δh_s vielfach mit $\Delta h_{s,St}$ und Π mit Π_{St} bezeichnet.

Hinweise:

Thermodynamisch ideal bedeutet, das Medium erfüllt exakt die Gasgleichung (R = konst). Strömungstechnisch ideal bedeutet, das Medium ist reibungsfrei, also ohne Viskosität (v = 0). Oft zugleich beides vorausgesetzt.

Die Summe aus mechanischer und thermischer Energie wird auch als **Totalenergie** bezeichnet:

- Mechanische Energie besteht aus Lagen- oder potenzieller Energie $g \cdot z$ mit Höhe z und kinetischer Energie $c^2/2$ mit Geschwindigkeit c.
- Thermische Energie (Enthalpie) ist $h = p \cdot v + u$.

Bemerkungen:

In der Natur gibt es drei verschiedene Energieformen durch:

- a) Massenkräfte (Wasser, Wind)
- b) Molekularkräfte (Verbrennung)
- c) Kernkräfte der Atome (Fission, Fusion)

Hierbei beträgt die Energiedichte

- bei b) etwa das 10⁶-Fache der bei a).
- bei c) etwa das 10⁶-Fache der bei b) und damit ca. das 10¹²-Fache der von a).

Energieträger und -arten:

- α) fossile Brennstoffe (Kohle, Erdöl, Erdgas) \rightarrow chemisch gebundene Energie.
- β) fissile Brennstoffe (Kernspaltung (Fission), Kernverschmelzung (Fusion)) \rightarrow physikalisch gebundene Energie.
- γ) regenerative Energien: Sonne (Strahlung, Wärme), Wasser, Wind, Biomasse und Erdwärme.