

## MOTIVATION

- ▶ Moderne Lehre und Forschung kommt in der Regel nicht ohne aufwendige Berechnungen und numerische Simulationen aus.
- ▶ Viele Ingenieure verwenden noch häufig einfache Hilfen wie Tabellenkalkulationsprogramme, die den Anforderungen an den Rechenaufwand nicht gerecht werden.
- ▶ Aktuelle mathematische Software ist ausgereift, dass diese auf einfache Weise und direkt eingesetzt werden kann.
- ▶ Fünf Aufgabenstellungen im Umfeld der Thermodynamik werden mit vier mathematischen Programmen gelöst.

## AUFGABEN

### 1. Einfache Integration, Funktionsdefinition

Welcher Luftdruck in **mmHg** bzw. in **bar** herrscht in einer Flughöhe von 11 km, wenn die Temperatur am Boden **0°C** und der Luftdruck **760 mmHg** beträgt? Die Temperatur nimmt pro Kilometer Steighöhe linear um **6,5 K** ab. Voraussetzung: Luft ist ein ideales Gas mit Gaskonstante **R=0,287 kJ/kg K**.

#### Theoretische Bearbeitung:

Der Druckverlauf wird durch die Differentialgleichung (DGL)

$$\frac{dp}{dz}(z) = -g \rho(z)$$

beschrieben (Gravitationskonstante **g**). Durch Anwenden des Idealen-Gasgesetzes und Integration der DGL erhalten wir

$$p(z) = p_0 \cdot \exp\left(-\frac{g}{R} \int_0^z \frac{1}{T(z)} dz\right),$$

wobei die Temperatur **T(z)** durch **T(z) = T<sub>0</sub> + γ · z** (**T<sub>0</sub>** Temperatur am Boden) gegeben ist.

Mittels mathematischer Software soll der Druck numerisch wie analytisch berechnet werden, um den Wert in der Höhe **z<sub>1</sub> = 11 km** zu gewinnen.

### 2. Analytische Entwicklung, Nichtlineares Gleichungssystem, Grafik

Für ein Van-der-Waals-Fluid ist das Zweiphasengebiet abzugrenzen. Die Sättigungslinie ist im **Π-Θ**-Diagramm und im **Π-X**-Diagramm unter Einzeichnung der Isothermen darzustellen.

#### Theoretische Bearbeitung:

Ausgehend von der thermischen Zustandsgleichung  $\Pi(\Theta, X) = \frac{8\Theta}{3X-1} - \frac{3}{X^2}$  erhalten wir durch Integration die Helmholtz-Funktion

$$\Phi_r(\Theta, X) = \int \left( \frac{8\Theta}{3X-1} - \frac{3}{X^2} \right) dX.$$

Die zugehörige Gibbs-Funktion ist gegeben durch

$$\zeta_r(\Theta, X) = \Phi_r(\Theta, X) + \Pi(\Theta, X) X$$

In Abhängigkeit von der Temperatur **Θ**, können die beiden Volumina für gesättigte Flüssigkeit **X<sub>f</sub>** und Satteldampf **X<sub>d</sub>** als Lösung folgender Gleichungen gewonnen werden:

$$\Pi(\Theta, X_f) - \Pi(\Theta, X_d) = 0,$$

$$\zeta_r(\Theta, X_f) - \zeta_r(\Theta, X_d) = 0 \quad (X_f < X_d)$$

Die mathematischen Programme sollen die Funktionen erstellen und eine Lösung des nicht-linearen Gleichungssystems finden. Anschließend sollen die Ergebnisse graphisch dargestellt werden.

### 3. Große Datenmengen, Grafik

Für trockene Luft ist im Druckbereich zwischen **1 bar** und **100 bar** und im Temperaturbereich zwischen **-50°C** und **500°C** der Realgasfaktor **Z** in einem **p-t**-Diagramm als Konturplot darzustellen. Voraussetzung: Die Daten für das reale Gas trockene Luft werden mit dem Programmsystem CoolPack der Technischen Universität Kopenhagen berechnet.

#### Theoretische Bearbeitung:

Mit den Schrittweiten **Δt = 1 K** und **Δp = 1 bar** wird in CoolPack eine Matrix mit 55099 Zeilen generiert und als Datei abgespeichert. Die erste Spalte enthält die Temperatur, die zweite den Druck und die dritte das spezifische Volumen.

Um den Realgasfaktor zu erhalten, wird dieser berechnet durch:

$$Z = \frac{\text{Druck} \cdot \text{spez. Vol.}}{R \cdot \text{Temp}}, \quad R = \text{Gaskonstante}$$

### 4. Handhabung von Matrizen und Funktionen

Nach der Brennkammer wird einer Gasturbine Abgas der Zusammensetzung  $\chi^{\text{Abgas}} = (\text{N}_2: 73,09\%, \text{O}_2: 12,44\%, \text{CO}_2: 3,57\%, \text{H}_2\text{O}: 10,03\%, \text{Ar}: 0,87\%)$  mit einer Temperatur von **t<sub>1</sub> = 1200°C** zugeführt. Das Druckverhältnis der Turbine beträgt **Π<sub>T</sub> = 15,8** und der innere Wirkungsgrad **η<sub>i,T</sub> = 0,90**. Welche spezifische Arbeit wird der Turbine entnommen?

Voraussetzungen: Das Abgas ist ein Gemisch idealer Gase mit **c<sub>p</sub> = c<sub>p</sub>(T)**. Für die Komponenten **H<sub>2</sub>, N<sub>2</sub>, O<sub>2</sub>, CO, CO<sub>2</sub>, H<sub>2</sub>O, Ar** wird eine Matrix von Koeffizienten **A** bereitgestellt. Ferner werden die molaren Massen der Komponenten in eine Matrix **M** gespeichert.

#### Theoretische Bearbeitung:

Die speziellen Koeffizienten für das Abgas werden berechnet durch die Matrizenoperation **a = A · χ<sup>Abgas</sup>** (χ Gaszusammensetzung in Vol-%). Die molare Wärmekapazität eines Gasgemischs wird durch **c<sub>p,m</sub><sup>Abgas</sup>(T) = R · ∑<sub>i=1</sub><sup>n</sup> a<sub>i</sub> T<sup>i</sup>** ausgedrückt. Die molare Enthalpie **h<sub>m</sub><sup>Abgas</sup>** und der Temperaturterm der Entropie **s<sub>m,T</sub><sup>Abgas</sup>** sind definiert durch

$$h_m^{\text{Abgas}}(T) = \int_{T_0}^T c_{p,m}^{\text{Abgas}}(T) dT, \quad s_{m,T}^{\text{Abgas}}(T) = \int_{T_0}^T \frac{c_{p,m}^{\text{Abgas}}(T)}{T} dT$$

(**T<sub>0</sub>** beliebige Bezugstemperatur). Mit Hilfe der Bedingung für isentrope Expansion

$$s_{m,T,2}^{\text{Abgas}} = s_{m,T,1}^{\text{Abgas}}(T_1) - R \cdot \ln(\Pi_T)$$

können wir die isentrope Temperatur nach der Expansion bestimmen durch Invertieren von **s<sub>m,T</sub><sup>Abgas</sup>(T<sub>2,is</sub>) = s<sub>m,T,2</sub><sup>Abgas</sup>**. Die tatsächliche Temperatur **T<sub>2</sub>** erhalten wir durch

$$h_{m,2}^{\text{Abgas}} = h_{m,1}^{\text{Abgas}}(T_1) + \eta_{i,T} \cdot (h_{m,2}^{\text{Abgas}}(T_{2,is}) - h_{m,1}^{\text{Abgas}}(T_1))$$

und invertieren von **h<sub>m</sub><sup>Abgas</sup>(T<sub>2</sub>) = h<sub>m,2</sub><sup>Abgas</sup>**. Die molare Arbeit der Entspannung erhalten wir aus **w<sub>t,m</sub> = h<sub>m</sub><sup>Abgas</sup>(T<sub>2</sub>) - h<sub>m</sub><sup>Abgas</sup>(T<sub>1</sub>)**, sowie die spezifische Arbeit **w<sub>t</sub> =  $\frac{w_{t,m}}{M^{\text{Abgas}}}$**  (mit **M<sup>Abgas</sup>** molare Masse Abgas).

### 5. Handhabung von Matrizen mit Funktionsausdrücken

In einer Anlage zur Erzeugung von Prozessdampf werden Holzchackschnitzel verbrannt. Die Elementaranalyse ergibt für die Zusammensetzung **ψ<sub>B</sub> = (c = 43,35%, h = 5,07%, o = 37,18%, n = 0,00%, s = 0,00%, w = 15,00%, a = 0,50%)**. Der Heizwert beträgt **ΔH<sub>H</sub> = 15,51 MJ/kg**. Die der Feuerung zugeführte Luft hat die Zusammensetzung **χ<sub>L</sub> = (H<sub>2</sub> = 0,00%, N<sub>2</sub> = 75,77%, O<sub>2</sub> = 20,33%, CO = 0,00%, CO<sub>2</sub> = 0,00%, H<sub>2</sub>O = 2,96%, Ar = 0,94%)** und eine Temperatur **t<sub>U</sub> = 15°C**. Der Brennstoff wird mit **t<sub>B</sub> = 10°C** zugeführt. Die Verbrennungsgase haben eine Temperatur von **t<sub>A</sub> = 1300°C**. Mit welcher Luftüberschusszahl **λ** wird die Verbrennung durchgeführt? Die Verbrennungsgase geben zur Dampferzeugung Wärme bis zu einer Temperatur von **t<sub>N</sub> = 150°C** ab. Wie groß ist die Nutzwärme pro kg Brennstoff? Voraussetzungen: Die Verbrennung erfolgt vollständig. Luft und Verbrennungsgase sind Gemische idealer Gase mit temperaturabhängigen spezifischen Wärmekapazitäten. Brennstoff und Asche sind Festkörper mit den spezifischen Wärmekapazitäten **c<sub>B</sub> = 2,5 kJ/kg K** und **c<sub>A</sub> = 1,0 kJ/kg K**.

#### Theoretische Bearbeitung:

Die Funktion für die molare Enthalpie der Luft **h<sub>m</sub><sup>Luft</sup>(T)** ist analog zur Enthalpie von Abgas in Aufgabe 4 definiert.

Der Sauerstoffbedarf für die Verbrennung ist wie folgt gegeben:

$$O_{\min} = \frac{\psi_{B,1}}{M_{B,1}} + \frac{1}{2} \frac{\psi_{B,2}}{M_{B,2}} - \frac{\psi_{B,4}}{M_{B,4}},$$

wobei **M<sub>B,i</sub>** die entsprechenden molaren Massen sind. Die Kennziffern der Verbrennung sind wie folgt gegeben:

$$\kappa_p = \frac{\psi_{B,1}}{M_{B,1}}, \quad \sigma_p = O_{\min}, \quad \omega_p = \frac{\psi_{B,2}}{M_{B,2}} + \frac{\psi_{B,6}}{M_{B,6}}, \quad L_{p,\min} = \frac{O_{\min}}{\chi_{L,3}}$$

Zur Aufstellung der Verbrennung werden folgende Vektoren definiert:

$$\Lambda_{AV}(\lambda) = \begin{pmatrix} 0 \\ \lambda \frac{\chi_{L,1}}{\chi_{L,2}} \sigma_p \\ (\lambda - 1) \sigma_p \\ 0 \\ \kappa_p \\ \omega_p + \lambda \frac{\chi_{L,5}}{\chi_{L,2}} \sigma_p \\ \lambda \frac{\chi_{L,6}}{\chi_{L,2}} \sigma_p \end{pmatrix}, \quad \varepsilon(t) = \begin{pmatrix} 0 \\ h_m^{\text{N}_2}(T) \\ h_m^{\text{O}_2}(T) \\ 0 \\ h_m^{\text{CO}_2}(T) \\ h_m^{\text{H}_2\text{O}}(T) \\ h_m^{\text{Ar}}(T) \end{pmatrix}$$

Die Luftüberschusszahl erhält man als Lösung folgender Gleichung:

$$\Delta H_H + c_B (T_B - T_0) + \lambda L_{p,\min} h_m^{\text{Luft}}(T_U) - \Lambda_{AV}(\lambda) \cdot \varepsilon(T_A) - \psi_{B,6} c_A (T_A - T_0) = 0$$

Die Nutzwärme pro kg Brennstoff berechnet sich mit

$$Q_{p,\text{nutz}}(\lambda) = \Lambda_{AV}(\lambda) \cdot (\varepsilon(T_N) - \varepsilon(T_A))$$

#### Quelle:

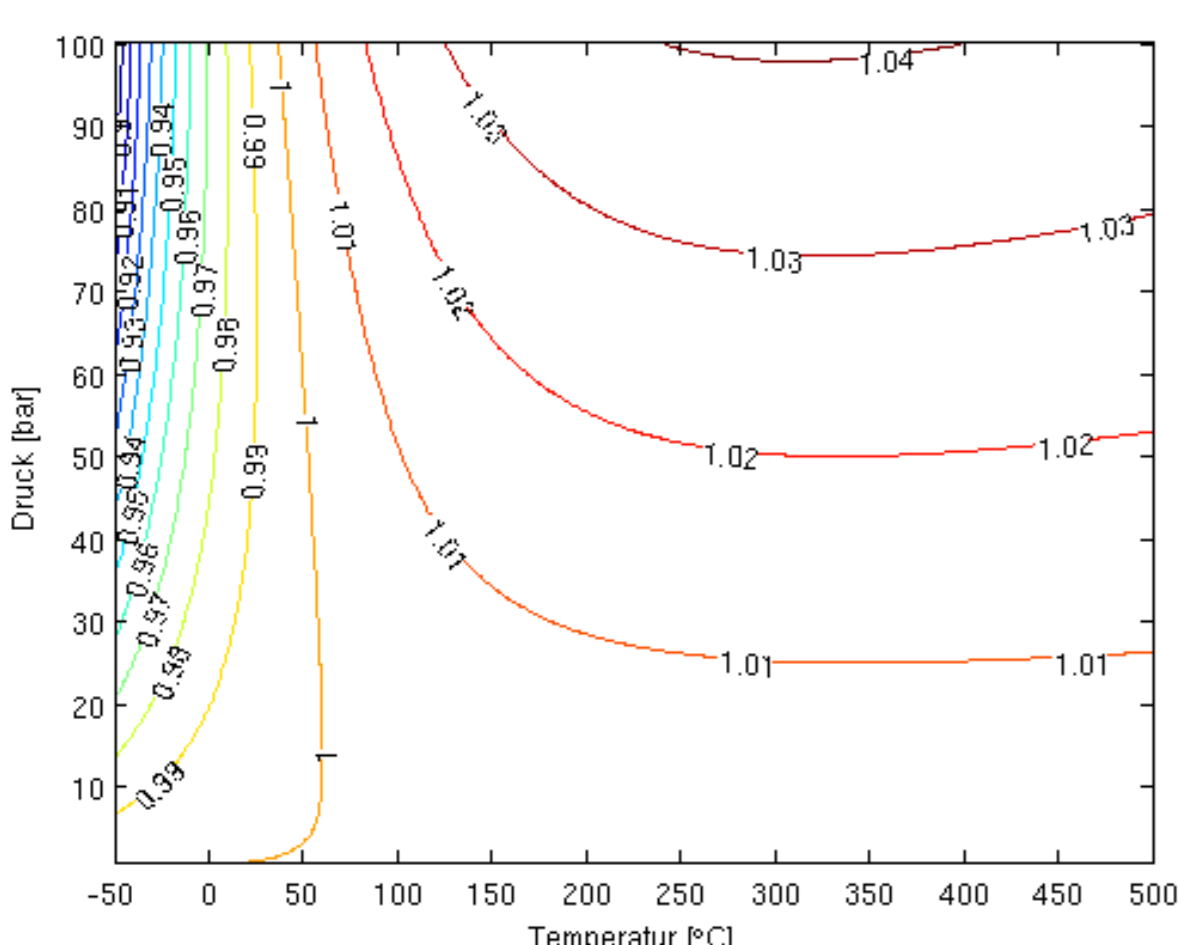
Die genaue Herleitung der Gleichungen und Formeln ist zu finden in Reimann, M.: Thermodynamik mit Mathcad, Oldenbourg Verlag, 2010

## ERGEBNISSE

Alle Aufgaben können mit allen eingesetzten Programmen recht einfach gelöst werden. Moderne mathematische Software eignet sich bestens zur Untersuchung thermodynamischer Probleme. Die Skripte/Arbeitsblätter sind flexibel und kompakt, Parameter lassen sich leicht ändern und anpassen, so dass auf eine einfache Weise Studien durchgeführt werden können. Die Möglichkeit zur Visualisierung der Ergebnisse ist vorhanden. Mathematische Ausdrücke lassen sich direkt eingeben und analytisch verarbeiten (z.B. Integrieren/Differenzieren). Bei Matlab (ohne Toolboxes)/Octave ist dies nicht möglich, da diese auf Numerik optimiert sind.

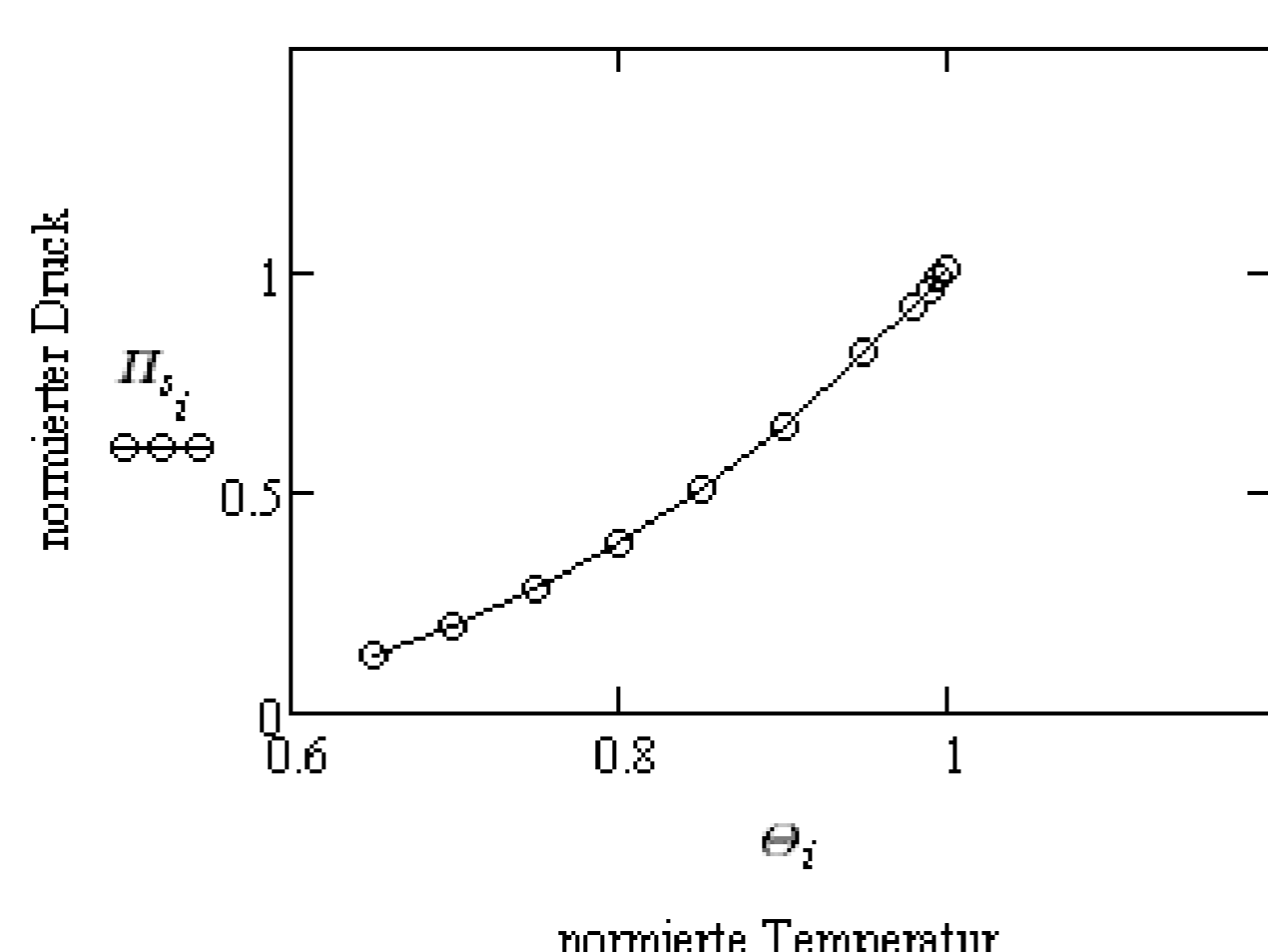
### MATLAB / Octave

- ▶ rein numerisch
- ▶ schnell
- ▶ Octave kostenlos
- ▶ abgestimmt für Matrizenverarbeitung



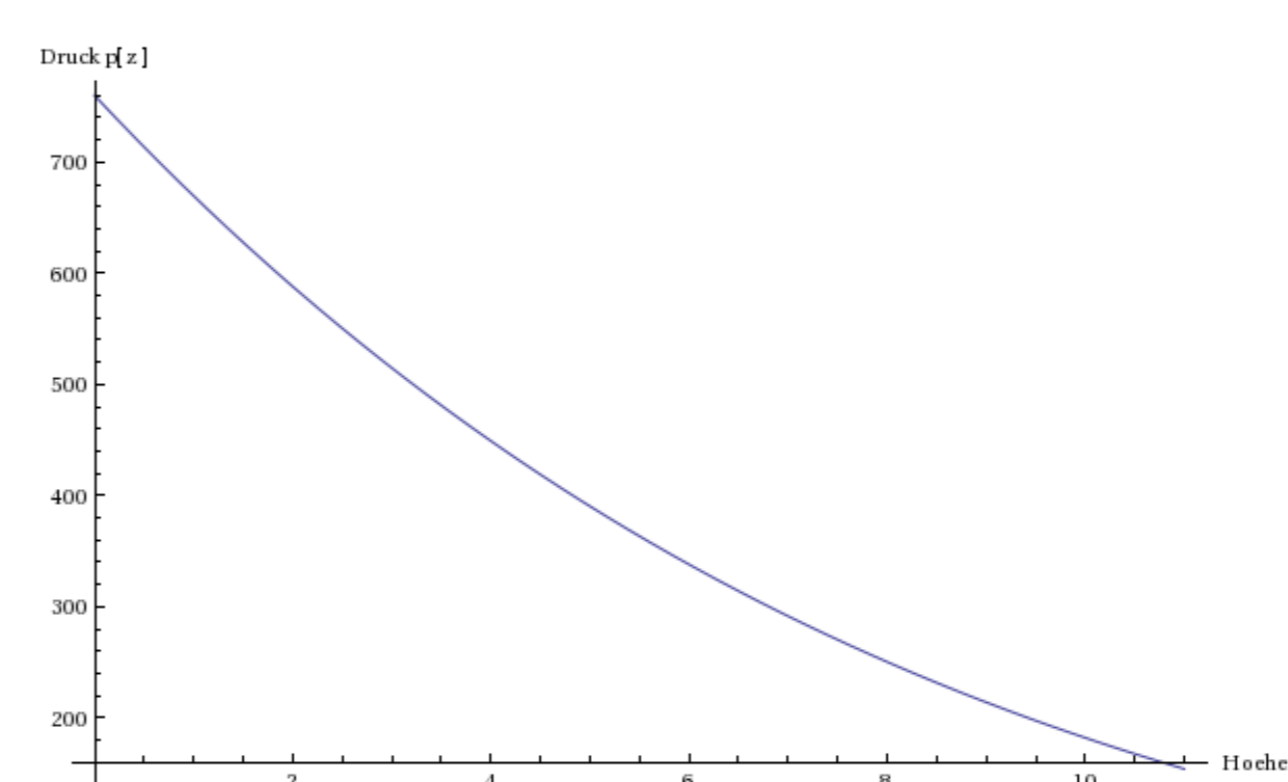
### MATHCAD

- ▶ weniger zur Programmierung geeignet
- ▶ keine Syntax erforderlich
- ▶ volle GUI-Unterstützung
- ▶ als Arbeitstool einsetzbar



### MAXIMA

- ▶ langsame Berechnungen
- ▶ etwas schwierige Syntax
- ▶ kostenlos
- ▶ alle Aufgaben gelöst



### MATHEMATICA

- ▶ Arbeitsblatt
- ▶ großer Befehlssatz
- ▶ guter Umgang mit analytischen Ausdrücken

