

Fahrzeugmechatronik II

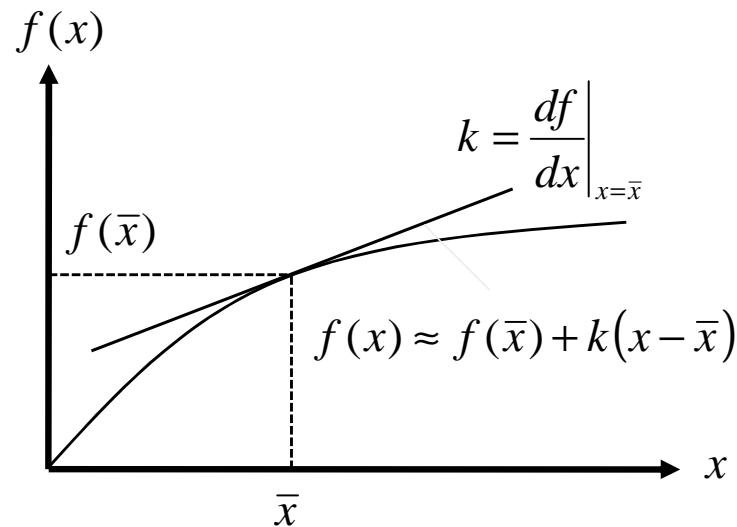
Beschreibung und Verhalten von Mehrgrößensystemen



**Prof. Dr.-Ing. Steffen Müller
M.Sc. Osama Al-Saidi
Fachgebiet Kraftfahrzeuge • Technische Universität Berlin**

Beschreibung im Zeitbereich

Linearisierung nichtlinearer Systeme



Ausgangspunkt ist

$$\dot{\mathbf{x}}(t) = \mathbf{f}(\mathbf{x}(t), \mathbf{u}(t)) \quad \mathbf{x}(0) = \mathbf{x}_0$$

$$\mathbf{y}(t) = \mathbf{g}(\mathbf{x}(t), \mathbf{u}(t)) \quad \text{bzw.}$$

$$\begin{Bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dots \\ \dot{x}_n \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} f_1(x_1, x_2, \dots, x_n, u_1, u_2, \dots, u_n) \\ f_2(x_1, x_2, \dots, x_n, u_1, u_2, \dots, u_n) \\ \dots \\ f_n(x_1, x_2, \dots, x_n, u_1, u_2, \dots, u_n) \end{Bmatrix}$$

Festlegung eines Arbeitspunktes

$$\begin{aligned} \underline{\mathbf{x}} &= \underline{\mathbf{x}}(\bar{x}, \bar{u}) & \bar{x} \text{-stationär} \\ \bar{\mathbf{x}} &= \bar{\mathbf{x}}(\bar{x}, \bar{u}) & \text{Zustand für } \bar{u} \end{aligned}$$

Um linearisierten Modell werden
die Abweichungen δx um \bar{x}
behandelt

$$\delta \underline{x}(t) = \underline{x}(t) - \bar{x}$$

$$\delta \bar{u}(t) = \bar{u}(t) - \bar{u}$$

$$\delta \bar{y}(t) = \bar{y}(t) - \bar{y}$$

Beschreibung im Zeitbereich

Linearisierung nichtlinearer Systeme

So mit folgt

$$\frac{d\delta \underline{x}(t)}{dt} = \frac{d\underline{x}(t)}{dt}$$

$$= f(\bar{x} + \delta x(t), \bar{u} + \delta u(t))$$

Taylor - Reihenentwicklung

$$\frac{d\delta \underline{x}(t)}{dt} = f(\bar{x}, \bar{u}) + \left. \frac{\partial f}{\partial x} \right|_{\substack{x=\bar{x}, \\ u=\bar{u}}} \delta \underline{x}(t)$$

$$+ \left. \frac{\partial f}{\partial u} \right|_{\substack{x=\bar{x}, \\ u=\bar{u}}} (\delta u(t) + \zeta(\delta x, \delta u))$$

mit

$$\left. \frac{\partial f}{\partial \underline{x}} \right|_{\substack{\underline{x}=\bar{\underline{x}}, \\ \underline{u}=\bar{\underline{u}}}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} & \dots & \frac{\partial f_1}{\partial x_n} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x_1} & \frac{\partial f_2}{\partial x_2} & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots & \dots \\ \frac{\partial f_n}{\partial x_1} & \dots & \dots & \frac{\partial f_n}{\partial x_n} \end{bmatrix}_{\substack{\underline{x}=\bar{\underline{x}}, \\ \underline{u}=\bar{\underline{u}}}} = A$$

$$\left. \frac{\partial f}{\partial \underline{u}} \right|_{\substack{\underline{x}=\bar{\underline{x}}, \\ \underline{u}=\bar{\underline{u}}}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial u_1} & \frac{\partial f_1}{\partial u_2} & \dots & \frac{\partial f_1}{\partial u_n} \\ \frac{\partial f_2}{\partial u_1} & \frac{\partial f_2}{\partial u_2} & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots & \dots \\ \frac{\partial f_n}{\partial u_1} & \dots & \dots & \frac{\partial f_n}{\partial u_n} \end{bmatrix}_{\substack{\underline{x}=\bar{\underline{x}}, \\ \underline{u}=\bar{\underline{u}}}} = B$$

Analog $\left. \frac{\partial g}{\partial \underline{x}} \right|_{\substack{\underline{x}=\bar{\underline{x}}, \\ \underline{u}=\bar{\underline{u}}}} = C$ und $\left. \frac{\partial g}{\partial \underline{u}} \right|_{\substack{\underline{x}=\bar{\underline{x}}, \\ \underline{u}=\bar{\underline{u}}}} = D$

Beschreibung im Zeitbereich

Linearisierung nichtlinearer Systeme

Somit folgt

$$\frac{d f \underline{x}(t)}{dt} \approx \underline{A} f \underline{x}(t) + \underline{B} f \underline{u}(t)$$

$$\dot{\underline{x}} + \underline{f}_u(t) \approx \underline{f}(\bar{x}, \bar{y}) + \underline{C} f \underline{x}(t) + \underline{D} f \underline{u}(t)$$
$$\underline{f}_x(t=0) = \underline{x}(t=0) - \bar{x}$$

bzw.

$$\dot{\underline{x}}(t) = \underline{A} \underline{x}(t) + \underline{B} \underline{u}(t)$$

$$\dot{\underline{u}}(t) = \underline{C} \underline{x}(t) + \underline{D} \underline{u}(t)$$

$$\underline{x}(0) = \underline{x}_0$$

Freie sind \underline{x} , \underline{u} und $\dot{\underline{x}}$
kleine Abweichungen um
einen Arbeitspunkt \bar{x} , \bar{y} und
 \bar{u} .

Verhalten im Zeitbereich

Lösung der Zustandsgleichung

Gesucht ist die Lösung von

$$\dot{\mathbf{x}}(t) = \mathbf{A}\mathbf{x}(t) + \mathbf{B}\mathbf{u}(t)$$

$$\mathbf{x}(0) = \mathbf{x}_0$$

Alg. Lösung

$$\underline{\mathbf{x}}(t) = \underline{\mathbf{x}}_h(t) + \underline{\mathbf{x}}_p(t)$$

alg. spez.

Homogene Lösung

$$\text{Ansatz: } \underline{\mathbf{x}}_h(t) = e^{\underline{\mathbf{A}}t} \underline{\mathbf{q}}$$

Nebenbeobachtung

$$e^{2t} = 1 + 2t + \frac{2^2}{2!} t^2 + \dots$$

$$e^{-t} = I - t + \frac{(-1)^2}{2!} t^2 + \dots$$

$$\frac{d e^{-At}}{dt} = -I + (-A)t + \frac{(-A)^2}{2!} t^2 + \dots = -A e^{-At}$$

Einfachen liefert

$$\underline{\mathbf{A}} e^{-At} \underline{\mathbf{q}} = \underline{\mathbf{A}} e^{-At} \underline{\mathbf{q}}$$

$$\Rightarrow \boxed{\underline{\mathbf{x}}_h(t) = e^{\underline{\mathbf{A}}t} \underline{\mathbf{q}}}$$

Verhalten im Zeitbereich

Lösung der Zustandsgleichung

Unkonjugierte Lösung
(Variation des Koeffizienten)

$$\underline{x}_p(t) = e^{\underline{A}t} \underline{h}(t)$$

Einfügen liefert

$$\begin{aligned} & \cancel{A e^{\underline{A}t} \underline{h}(t)} + e^{\underline{A}t} \dot{\underline{h}}(t) \\ &= \cancel{A e^{\underline{A}t} \underline{g}(t)} + \underline{B} \underline{u}(t) \end{aligned}$$

d.h. ist erfüllt, wenn

$$\dot{\underline{h}}(t) = e^{-\underline{A}t} \underline{B} \underline{u}(t)$$

Eine spezielle Lösung ergibt sich,
 $\underline{h}(t) = \int_0^t e^{-\underline{A}(t-\tau)} \underline{B} \underline{u}(\tau) d\tau$

Allg. Lösung

$$\underline{x}(t) = e^{\underline{A}t} \underline{g} + e^{\underline{A}t} \int_0^t e^{-\underline{A}(t-\tau)} \underline{B} \underline{u}(\tau) d\tau$$

Anpassen an die AB liefest

$$\boxed{\underline{x}(t) = e^{\underline{A}t} \underline{x}_0 + \int_0^t e^{\underline{A}(t-\tau)} \underline{B} \underline{u}(\tau) d\tau}$$

Verhalten im Zeitbereich

Freie Schwingung

Für die homogene Lösung

gilt $\mathbf{x}_h(t) = e^{\Lambda t} \mathbf{x}_0$

Ist die kanonische Normalform
gegeben $\hat{\mathbf{x}}_h = e^{\text{diag } \tilde{\tau}_i t} \hat{\mathbf{x}}_0$

mit

$$\mathbf{x}_h(t) = \underline{V} \hat{\mathbf{x}}_h(t)$$

Weiterhin ist

$$e^{\text{diag } \tilde{\tau}_i t} = \left[I + \text{diag } \tilde{\tau}_i t + \frac{\text{diag } \tilde{\tau}_i^2 t^2}{2!} + \dots \right] = \text{diag } e^{\tilde{\tau}_i t}$$

$$\underline{V} = \begin{bmatrix} e^{\tilde{\tau}_1 t} & e^{\tilde{\tau}_2 t} & e^{\tilde{\tau}_3 t} \\ \underline{v}_1 & \underline{v}_2 & \underline{v}_3 & \dots \end{bmatrix}$$

somit ergibt sich für die freie Schwingung

$$\mathbf{x}_h(t) = \underline{V} \text{diag } e^{\tilde{\tau}_i t} \underline{x}_0 - \begin{cases} \hat{\mathbf{x}}_1(0) \\ \hat{\mathbf{x}}_2(0) \end{cases} = v_1 e^{\tilde{\tau}_1 t} \hat{\mathbf{x}}_1(0) + v_2 e^{\tilde{\tau}_2 t} \hat{\mathbf{x}}_2(0) + \dots$$

Interpretation

- ▷ Gilt für alle $\tilde{\tau}_i$ von $\Re\{\tilde{\tau}_i\} < 0$ mit $i = 1, 2, \dots, n$, klingt die freie Schwingung für $t \rightarrow \infty$ ab ("asymptotische Stabilität")
- ▷ Gilt für wenigstens ein $\tilde{\tau}_i$ $\Re\{\tilde{\tau}_i\} \geq 0$, so klingt $\mathbf{x}_h(t)$ auf.

Verhalten im Zeitbereich

Übergangsverhalten und stationäres Verhalten

Ausgangspunkt ist $\dot{\mathbf{x}}(t) = \mathbf{A}\mathbf{x}(t) + \mathbf{B}\mathbf{u}(t)$ $\mathbf{x}(0) = \mathbf{x}_0$

$$\mathbf{y}(t) = \mathbf{C}\mathbf{x}(t) + \mathbf{D}\mathbf{u}(t)$$

Für die Anregung gilt $\mathbf{u}(t) = \bar{\mathbf{u}}e^{\mu t}$.

Für $\mathbf{y}(t)$ ergibt sich

$$\begin{aligned} \mathbf{y}(t) &= \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t}\mathbf{x}_o + \mathbf{C} \int_0^t e^{\mathbf{A}(t-\tau)} \mathbf{B} \bar{\mathbf{u}} e^{\mu\tau} d\tau + \mathbf{D} \bar{\mathbf{u}} e^{\mu t} \\ &= \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t}\mathbf{x}_o + \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t} \int_0^t e^{\mu\tau} \mathbf{I} e^{-\mathbf{A}\tau} d\tau \mathbf{B} \bar{\mathbf{u}} + \mathbf{D} \bar{\mathbf{u}} e^{\mu t} \\ &= \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t}\mathbf{x}_o + \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t} \int_0^t e^{(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})\tau} d\tau \mathbf{B} \bar{\mathbf{u}} + \mathbf{D} \bar{\mathbf{u}} e^{\mu t} \quad \text{wegen } e^{\mu\tau} \mathbf{I} = e^{\mu\mathbf{I}\tau} \\ &= \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t}\mathbf{x}_o + \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t} \left[(\mu\mathbf{I} - \mathbf{A})^{-1} e^{(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})t} \right]_0^\infty \mathbf{B} \bar{\mathbf{u}} + \mathbf{D} \bar{\mathbf{u}} e^{\mu t} \\ &= \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t}\mathbf{x}_o + \mathbf{C}e^{\mathbf{A}t} (\mu\mathbf{I} - \mathbf{A})^{-1} \left(e^{(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})t} - \mathbf{I} \right) \mathbf{B} \bar{\mathbf{u}} + \mathbf{D} \bar{\mathbf{u}} e^{\mu t} \end{aligned}$$

Verhalten im Zeitbereich

Übergangsverhalten und stationäres Verhalten

Mit

$$e^{(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})t}(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1} = (\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1}e^{(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})t} \quad \text{wegen} \quad e^{\mathbf{At}}\mathbf{A}^{-1} = \left(\mathbf{I} + \mathbf{A}t + \frac{\mathbf{A}^2}{2!}t^2 + \dots \right) \mathbf{A}^{-1}$$

folgt

$$\begin{aligned}\mathbf{y}(t) &= \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}\mathbf{x}_o + \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1}\left(e^{(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})t} - \mathbf{I}\right)\mathbf{B}\bar{\mathbf{u}} + \mathbf{D}\bar{\mathbf{u}}e^{\mu t} \\ &= \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}\mathbf{x}_o + \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1}e^{(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})t}\mathbf{B}\bar{\mathbf{u}} - \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1}\mathbf{B}\bar{\mathbf{u}} + \mathbf{D}\bar{\mathbf{u}}e^{\mu t} \\ &= \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}\mathbf{x}_o + \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}e^{(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})t}(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1}\mathbf{B}\bar{\mathbf{u}} - \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1}\mathbf{B}\bar{\mathbf{u}} + \mathbf{D}\bar{\mathbf{u}}e^{\mu t} \\ &= \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}\mathbf{x}_o + (\mathbf{C}(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1}\mathbf{B} + \mathbf{D})\bar{\mathbf{u}}e^{\mu t} - \mathbf{C}e^{\mathbf{At}}(\mu\mathbf{I}-\mathbf{A})^{-1}\mathbf{B}\bar{\mathbf{u}} \quad \text{mit} \quad e^{\mu\tau}\mathbf{I} = e^{\mu\mathbf{I}\tau}\end{aligned}$$

Beschreibung im Frequenzbereich

E/A-Beschreibung - Übertragungsfunktionsmatrix

Ausgangspunkt ist $\dot{\underline{x}}(t) = \underline{A}\underline{x}(t) + \underline{B}\underline{u}(t) + \underline{E}\underline{d}(t)$
 $\underline{y}(t) = \underline{C}\underline{x}(t) + \underline{D}\underline{u}(t) + \underline{F}\underline{d}(t)$

Laplace-Transformationsformalismus liefert

$$s\underline{\underline{x}}(s) = \underline{A}\underline{\underline{x}}(s) + \underline{B}\underline{\underline{u}}(s)$$

$$(s\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{A}})\underline{\underline{x}}(s) = \underline{B}\underline{\underline{u}}(s)$$

$$\underline{\underline{x}}(s) = (s\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{A}})^{-1}\underline{B}\underline{\underline{u}}(s)$$

Außerdem gilt

$$\underline{\underline{y}}(s) = \underline{\underline{C}}\underline{\underline{x}}(s) + \underline{\underline{D}}\underline{\underline{u}}(s)$$

somit

$$\underline{\underline{y}}(s) = \underbrace{(\underline{\underline{C}}(s\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{A}})^{-1}\underline{B} + \underline{\underline{D}})}_{G(s)}\underline{\underline{u}}(s)$$

Falls $\underline{\underline{d}}(t) \neq 0$

$$\underline{\underline{y}}(s) = G(s)\underline{\underline{u}}(s) + (\underline{\underline{C}}(s\underline{\underline{I}} - \underline{\underline{A}})^{-1}\underline{\underline{E}} + \underline{\underline{F}})\underline{\underline{d}}(s)$$

Beschreibung im Frequenzbereich Übertragungsfunktionsmatrix eines EMS

Übertragungsfunktionsmatrix

$$G(s) = C(sI - A)^{-1}B + D$$

Für den EMS gilt

$$m\ddot{y}(t) + d\dot{y}(t) + Cy(t) = F(t)$$

Laplace-Transformation

$$Y(s) = \frac{1}{ms^2 + ds + c} \quad F(s) = G(s) \cdot F(s)$$

Im Zustandsraum gilt

$$C = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ 1_m \end{bmatrix}$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -c_m - d_m & 0 \end{bmatrix} \quad D = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Weiterlin

$$(sI - A)^{-1} = \frac{\begin{bmatrix} s-d & 1 \\ c_m & s+d_m \end{bmatrix}}{\begin{bmatrix} s+d_m & -1 \end{bmatrix}}$$

$$= \frac{1}{s^2 + sd_m + c_m} \begin{bmatrix} s + \frac{d_m}{m} & 1 \\ -\frac{c_m}{m} & s \end{bmatrix}$$

Somit

$$G(s) = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \frac{1}{s^2 + sd_m + c_m} \begin{bmatrix} x_m \\ y_m \end{bmatrix}$$
$$= \frac{1}{ms^2 + ds + c}$$

Pole von Mehrgrößensystemen

Definition

SISO-Systeme

Die Pole s_i sind die Nullstellen des Nennerpolynoms der Übertragungsfunktion im Frequenzbereich $G(s)$.

MIMO-Systeme

Die Pole s_i sind die Menge aller Nullstellen der Nennerpolynome der Übertragungsfunktionen $G_{ij}(s)$.

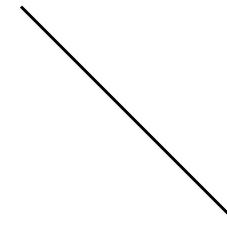
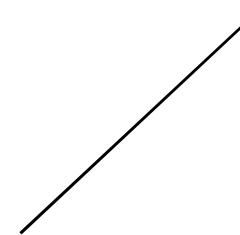
Es lässt sich zeigen (s. z.B. Lunze I):

- Pole von $\mathbf{G}(s)$ stimmen mit den Eigenwerten von \mathbf{A} überein.
 - Nicht jeder Eigenwert von \mathbf{A} ist ein Pol von $\mathbf{G}(s)$.
- => Pole von $\mathbf{G}(s)$ sind Untermenge der Eigenwerte von \mathbf{A}

Stabilität von Mehrgrößensystemen

Allgemein

Stabilität



Zustandsstabilität

Das System kehrt von einer **Auslenkung x_0 des Zustandes aus der Gleichgewichtslage** in die Gleichgewichtslage zurück.

Eingangs-Ausgangs-Stabilität

Das System besitzt bei **Erregung durch eine beschränkte Eingangsgröße** eine **beschränkte Ausgangsgröße**.

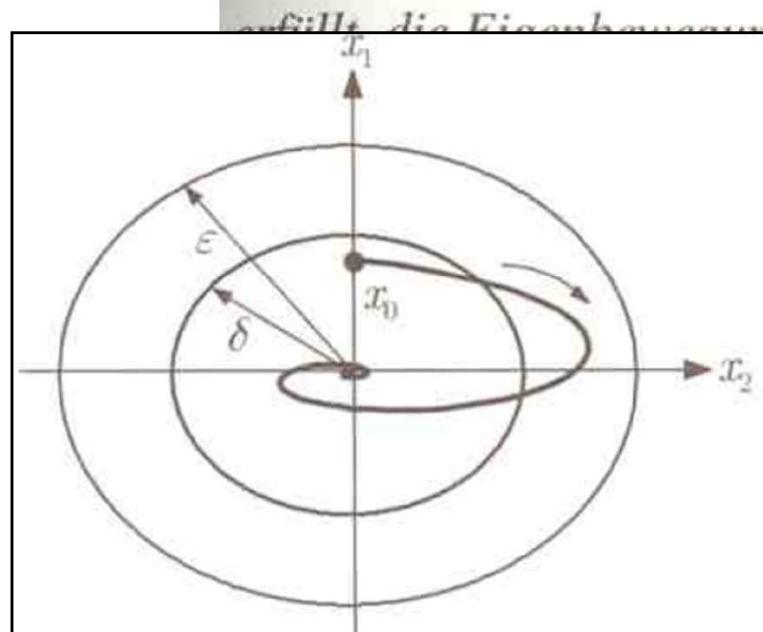
Stabilität von Mehrgrößensystemen

Definition Zustandsstabilität

Definition (Zustandsstabilität)

Der Gleichgewichtszustand $x_g = 0$ des Systems heißt stabil (im Sinne von LJAPUNOW) oder zustandsstabil, wenn für jedes $\varepsilon > 0$ eine Zahl $\delta > 0$ existiert, so dass bei einem beliebigen Anfangszustand, der die Bedingung

$$\|x_0\| < \delta$$



auffüllt die Eigenbedingung des Systems die Bedingung

$$\|x(t)\| < \varepsilon \quad \text{für alle } t > 0$$

Anfangszustand heißt asymptotisch stabil, wenn er stabil ist

$$\lim_{t \rightarrow \infty} \|x(t)\| = 0$$

Stabilität von Mehrgrößensystemen

Kriterien für Zustandsstabilität (ohne Beweis)

Satz (Kriterium für die Zustandsstabilität)

- Der Gleichgewichtszustand $x_g = 0$ des Systems ist stabil, wenn die Matrix A diagonalähnlich ist und alle Eigenwerte der Matrix A die Bedingung

$$\operatorname{Re}\{\lambda_i\} \leq 0 \quad (i = 1, 2, \dots, n)$$

erfüllen.

- Der Gleichgewichtszustand $x_g = 0$ des Systems ist genau dann asymptotisch stabil, wenn die Eigenwerte der Matrix A die Bedingung

$$\operatorname{Re}\{\lambda_i\} < 0 \quad (i = 1, 2, \dots, n)$$

erfüllen.

Stabilität von Mehrgrößensystemen

Definition Eingangs-Ausgangs-Stabilität

Definition 2.4 (Eingangs-Ausgangs-Stabilität)

Ein lineares System (2.72), (2.73) heißt *eingangs-ausgangs-stabil (E/A-stabil)*, wenn für verschwindende Anfangsauslenkungen $x_o = 0$ und ein beliebiges beschränktes Eingangssignal

$$\|\mathbf{u}(t)\| < u_{\max} \quad \text{für alle } t > 0$$

das Ausgangssignal beschränkt bleibt:

$$\|\mathbf{y}(t)\| < y_{\max} \quad \text{für alle } t > 0. \tag{2.74}$$

Stabilität von Mehrgrößensystemen

Kriterien für Eingangs-Ausgangs-Stabilität (ohne Beweis)

- Das System (2.72), (2.73) ist genau dann E/A-stabil, wenn sämtliche Pole s_i seiner Übertragungsfunktionsmatrix $G(s)$ die Bedingung

$$\operatorname{Re}\{s_i\} < 0 \quad (i = 1, 2, \dots, n) \quad (2.76)$$

erfüllen.

- Ist das System asymptotisch stabil, so ist es auch E/A-stabil.
- Ist das System E/A-stabil ist es nicht notwendigerweise asymptotisch stabil
- Gilt $\operatorname{Re}(s_i) \leq 0$ ($i=1,2,\dots,n$) kann das System noch zustandsstabil sein

Vielen Dank für Ihre Aufmerksamkeit!