MRAC stavový

Obsah

1	Stavovy regulator	T
2	MRAC so stavovou štruktúrou riadenia	4
$^{2.1}$	Frobeniov kanonický tvar matice A	4
2.2	Model riadeného systému a referenčný model	4
2.3	Zákon riadenia	5
2.4	Zákon adaptácie	5
2.5	Súhrn	8
3	Príklad: Systém 2. rádu vo všeobecnosti	8
4	Príklad: Kyvadlo	10
4.1	Celkový pohľad na úlohu	10
4.2	Riadený systém (z hľadiska návrhu riadiaceho systému)	10
$4 \cdot 3$	Návrh adaptívneho riadiaceho systému	13
5	Otázky a úlohy	13

tejto časti využijeme pri návrhu mechanizmu adaptácie Lyapunovovu teóriu stability. Najprv je však potrebné opísať neadaptívny riadiaci systém, ktorý neskôr doplníme zákonom adaptácie.

Stavový regulátor

Uvažujme riadený systém, ktorý je zadaný nasledujúcou sústavou rovníc

$$\dot{x}_1 = x_2 x_1(0) = 0 (1a)$$

$$\dot{x}_2 = -a_1 x_2 - a_0 x_1 + b_0 u \qquad x_2(0) = 0 \tag{1b}$$

$$y = x_1 \tag{1c}$$

kde y(t) je výstupná veličina riadeného systému, u(t) je vstupná veličina (akčný zásah), $x_1(t)$, $x_2(t)$ sú stavové veličiny systému a a_0 , a_1 , b_0 sú reálne konštanty – parametre riadeného systému. Rovnice (1) je možné zapísať v maticovom tvare:

$$y = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \tag{2b}$$

Tvar (2) budeme nazývať *opis v stavovom priestore* (alebo skrátene: stavový opis). Vstupno výstupný opis systému (1) v tvare prenosovej funkcie je

$$\frac{y(s)}{u(s)} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} s \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_0 & -a_1 \end{bmatrix} \end{pmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} 0 \\ b_0 \end{bmatrix} = \frac{b_0}{s^2 + a_1 s + a_0}$$
(3)

Navrhnime stavový regulátor, ktorý zabezpečí, že stavový opis uzavretého regulačného obvodu sa zhoduje so stavovým opisom referenčného modelu. Inými slovami, nech priebeh stavových veličín URO, ktorými sú stavové veličiny riadeného systému, je

zhodný s priebehom stavových veličín referenčného modelu. Uvažujme teda referenčný model s rovnakým počtom veličín (stavových, výstupných, vstupných) ako riadený systém v tvare

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_{1m} \\ \dot{x}_{2m} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_{0m} & -a_{1m} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_{1m} \\ x_{2m} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ b_{0m} \end{bmatrix} r \tag{4a}$$

$$y_m = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_{1m} \\ x_{2m} \end{bmatrix} \tag{4b}$$

kde $y_m(t)$ je vystupná veličina referenčného modelu, r(t) je referenčný signál (podobne ako žiadaná hodnota), $x_{1m}(t)$, $x_{2m}(t)$ sú stavové veličiny referenčného modelu a a_{0m} , a_{1m} , b_{0m} sú reálne konštanty – parametre referenčného modelu.

Stavový regulátor (stavový zákon riadenia) v tvare

$$u = \begin{bmatrix} k_1 & k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + l r \tag{5}$$

kde k_1 , k_2 , l sú reálne konštanty – parametre regulátora (zosilnenia regulátora) spĺňa danú úlohu ako plynie z nasledujúceho.

Dosadením zákona riadenia (5) do stavového opisu riadeného systému (2) sa získa stavový opis uzavretého regulačného obvodu v tvare

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_0 & -a_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ b_0 \end{bmatrix} \left(\begin{bmatrix} k_1 & k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + l r \right)$$
 (6a)

$$y = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \tag{6b}$$

a po úpravách (rovnicu výstupnej veličiny neuvádzame, pretože sa nemení)

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \left(\begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_0 & -a_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ b_0 k_1 & b_0 k_2 \end{bmatrix} \right) \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ b_0 l \end{bmatrix} r \tag{8}$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_0 + b_0 k_1 & -a_1 + b_0 k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ b_0 l \end{bmatrix} r \tag{9}$$

Ak žiadame $x_1 = x_{1m}$ a $x_2 = x_{2m}$ potom z porovnania (9) a (4a) plynie

$$-a_0 + b_0 k_1 = -a_{0m} (10a)$$

$$-a_1 + b_0 k_2 = -a_{1m} (10b)$$

$$b_0 l = b_{0m} \tag{10c}$$

odkiaľ

$$k_1 = \frac{-a_{0m} + a_0}{b_0} \tag{11a}$$

$$k_2 = \frac{-a_{1m} + a_1}{b_0} \tag{11b}$$

$$l = \frac{b_{0m}}{b_0} \tag{11c}$$

sú parametre regulátora (5), ktoré spĺňajú cieľ.

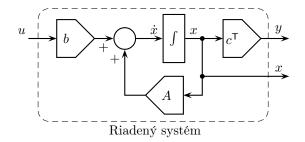
Vyššie uvedené sa zvyčajne zapisuje v kratšom tvare nasledovne. Uvažujeme riadený systém v tvare

$$\dot{x} = Ax + bu \tag{12a}$$

$$y = c^{\mathsf{T}} x \tag{12b}$$

pričom ak v tomto tvare zapisujeme sústavu rovníc (1) potom

$$x = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \qquad A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_0 & -a_1 \end{bmatrix} \qquad b = \begin{bmatrix} 0 \\ b_0 \end{bmatrix} \qquad c = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$



Obr. 1: Bloková schéma systému (12)

Pre prepočet opisu v stavovom priestore (12) na vstupno-výstupný opis v tvare prenosovej funkcie platí vzťah

$$\frac{y(s)}{u(s)} = c^{\mathsf{T}} (sI - A)^{-1} b \tag{13}$$

Systém rovníc (12) možno vyjadriť blokovou schémou na Obr. 1. Podobne referenčný model

$$\dot{x}_m = A_m x_m + b_m r \tag{14a}$$

$$y_m = c_m^{\mathsf{T}} x_m \tag{14b}$$

kde v predchádzajúcom príklade

$$x_m = \begin{bmatrix} x_{1m} \\ x_{2m} \end{bmatrix} \qquad A_m = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_{0m} & -a_{1m} \end{bmatrix} \qquad b_m = \begin{bmatrix} 0 \\ b_{0m} \end{bmatrix} \qquad c_m = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Zákon riadenia stavového regulátora má vo všeobecnosti tvar

$$u = k^{\mathsf{T}} x + lr \tag{15}$$

kde k^{T} je vektor parametrov (zosilnení) spätnoväzbového člena a v predchádzajúcom príklade $k^{\mathsf{T}}=\begin{bmatrix}k_1&k_2\end{bmatrix}$ a l zosilnenie dopredného člena. V niektorých prípadoch je výhodné zapísať zákon riadenia v tvare

$$u = \Theta^{\mathsf{T}} \omega \tag{16}$$

kde Θ je vektor parametrov zákona riadenia a ω je tzv. signálny vektor (vektor obsahujúci signály). V predchádzajúcom príklade je $\Theta^{\mathsf{T}} = \begin{bmatrix} k^{\mathsf{T}} & l \end{bmatrix}$ a $\omega^{\mathsf{T}} = \begin{bmatrix} x^{\mathsf{T}} & r \end{bmatrix}$. Do tvaru (16) je možné zapísať v podstate akýkoľvek zákon riadenia (regulátor).

Uzavretý regulačný obvod so stavovým regulátorom:

$$\dot{x} = Ax + b\left(k^{\mathsf{T}}x + lr\right) \tag{17a}$$

$$y = c^{\mathsf{T}} x \tag{17b}$$

Po úprave

$$\dot{x} = (A + bk^{\mathsf{T}}) x + blr \tag{18}$$

Parametre stavového regulátora sa získajú riešením sústavy algebraických rovníc v tvare

$$A + bk^{\mathsf{T}} = A_m \tag{19a}$$

$$bl = b_m (19b)$$

Tieto rovnice sa v adaptívnom riadení nazývajú *podmienky zhody*. Ich splnenie znamená, že URO sa správa rovnako ako referenčný model, a to je cieľom riadenia.

Ďalšou úpravou, v ktorej využijeme funkciu pinv(), v rovnakom význame ako sa používa v MATLAB-e, možno priamo vyjadriť parametre stavového regulátora v tvare

$$\boldsymbol{k}^\mathsf{T} = \mathtt{pinv}(\boldsymbol{b}) \left(A_m - A \right) \qquad \boldsymbol{l} = \mathtt{pinv}(\boldsymbol{b}) \boldsymbol{b}_m$$

2 MRAC so stavovou štruktúrou riadenia

V tejto časti odvodíme adaptívny algoritmus riadenia, ktorý sa zaraďuje do triedy Priame adaptívne riadenie. Pripomeňme Priame adaptívne riadenie:

Model riadeného systému je parametrizovaný pomocou ideálnych parametrov zákona riadenia. To znamená, že rovnica modelu riadeného systému je vyjadrená tak, že obsahuje ideálne parametre zákona riadenia. Pretože najmä tieto parametre sú neznáme, sú priebežne identifikované – adaptované. Výstupom priebežnej identifikácie (zákona adaptácie) sú teda priamo parametre zákona riadenia. Nie je potrebný medzivýpočet ako v prípade nepriameho adaptívneho riadenia.

Pri odvodení zákona riadenia sa v tejto časti bude využívať Ljapunovova priama metóda na rozdiel od využitia gradientného prístupu (aký sa využíva pri MIT pravidle - ktoré sme my nazvali ako MRAC gradientný).

2.1 Frobeniov kanonický tvar matice A

V tomto prípade uvažujeme zákon riadenia v tvare stavového regulátora. To znamená, že predpokladáme riadený systém, ktorého model má štruktúru vhodnú pre použitie práve stavového regulátora. Presnejšie, ak v SISO systéme, napr. (12), opísanom v stavovom priestore má matica A istú kanonickú formu — nazývanú Frobeniov kanonický tvar matice, tak existuje riešenie podmienok zhody, akými sú (19). Ak matica A nemá Frobeniov kanonický tvar potom nie je možné splniť podmienky zhody, a teda nie je možné navrhnúť – vypočítať parametre stavového regulátora. Frobeniov kanonický tvar matice vo všeobecnosti je:

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & \cdots & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & \ddots & 0 & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \ddots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & 0 & \ddots & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \cdots & 0 & 1 \\ -a_0 & -a_1 & -a_2 & \cdots & -a_{n-2} & -a_{n-1} \end{bmatrix}$$
 (20)

Ak poznáme hodnoty parametrov matíc $A,\ b,\ c,$ potom je možné prepočítať ľubovoľný tvar matice A do Frobeniovho kanonického tvaru.

Avšak, v adaptívnom riadení sa predpokladá, že parametre systému a teda aj matice A sú neznáme. Preto nie je možné uskutočniť prepočet do Frobeniovho kanonického tvaru – nie je možné nájsť transformačnú maticu. Z toho vyplýva, že MRAC so stavovou štruktúrou riadenia možno použiť napríklad vtedy, keď prirodzeným tvarom modelu riadeného systému je taký, že A má Frobeniov kanonický tvar. Zároveň, samozrejme, stavový vektor musí byť merateľný.

2.2 Model riadeného systému a referenčný model

Uvažujme riadený systém, ktorého model má tvar

$$\dot{x} = Ax + bu \tag{21a}$$

$$y = c^{\mathsf{T}} x \tag{21b}$$

kde

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_0 & -a_1 \end{bmatrix} \qquad b = \begin{bmatrix} 0 \\ b_0 \end{bmatrix} \qquad c = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

ďalej, y(t) je výstupná veličina riadeného systémy, u(t) je vstupná veličina, x je vektor stavových veličín a a_0 , a_1 , b_0 sú neznáme parametre riadeného systému, ale znamienko parametra b_0 je známe.

Cieľom riadenia je zvoliť vhodný algoritmus riadenia, taký že všetky signály uzavretej regulačnej slučky sú ohraničené a stavový vektor x sleduje stavový vektor

referenčného modelu x_m daného v tvare

$$\dot{x}_m = A_m x_m + b_m r \tag{22a}$$

$$y_m = c_m^{\mathsf{T}} x_m \tag{22b}$$

kde

$$A_m = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_{0m} & -a_{1m} \end{bmatrix} \qquad b_m = \begin{bmatrix} 0 \\ b_{0m} \end{bmatrix} \qquad c_m = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

kde $y_m(t)$ je vystupná veličina referenčného modelu a a_{0m} , a_{1m} , b_{0m} sú reálne konštanty – parametre referenčného modelu, ktoré závisia od požiadaviek na správanie sa URO. Referenčný signál r(t) je ohraničený, po častiach spojitý a predpokladá sa, že je zvolený tak (spolu s a_{0m} , a_{1m} , b_{0m}), že priebeh x_m reprezentuje želanú reakciu riadeného systému.

2.3 Zákon riadenia

Ako je známe z časti 1, zákon riadenia v tvare

$$u = k^{\star \mathsf{T}} x + l^{\star} r \tag{23}$$

zabezpečí, že priebeh stavových veličín URO, ktorými sú stavové veličiny riadeného systému, je zhodný s priebehom stavových veličín referenčného modelu ak sú parametre vypočítané z rovníc — z podmienok zhody

$$A + bk^{\star \mathsf{T}} = A_m \tag{24a}$$

$$bl^{\star} = b_m \tag{24b}$$

Pretože matice A a b obsahujú prvky s neznámou hodnotou, tak zákon riadenia (23) nemôže byť použitý, pretože nie je možné určiť jeho parametre (zosilnenia). Namiesto (23) použijeme zákon riadenia

$$u = k^{\mathsf{T}}(t)x + l(t)r \tag{25}$$

kde k(t), l(t) sú odhadmi ideálnych parametrov k^* , l^* v každom čase t. Je potrebné nájsť $Z\acute{a}kon\ adapt\acute{a}cie$, ktorý bude priebežne generovať hodnoty k(t), l(t) tak aby cieľ riadenia bol splnený.

2.4 Zákon adaptácie

Prvým krokom pri odvodení zákona adaptácie je parametrizácia riadeného systému pomocou ideálnych parametrov zákona riadenia. Jednoduchým pripočítaním a odpočítaním ideálneho vstupného výrazu $+bk^{\star T}x+bl^{\star}r$, ktorý vyplýva z ideálneho zákona riadenia (23) získame

$$\dot{x} = Ax + bk^{\mathsf{T}}x + bl^{\mathsf{T}}x - bk^{\mathsf{T}}x - bl^{\mathsf{T}}x - bl^{\mathsf{T}}r + bu \tag{26}$$

Pretože $A + bk^{\star \mathsf{T}} = A_m$ máme

$$\dot{x} = A_m x + b l^* r + b \left(u - k^{*\mathsf{T}} x - l^* r \right) \tag{27}$$

Definujme tzv. stavovú adaptačnú odchýlku

$$e = x - x_m \tag{28}$$

potom

$$\dot{x} - \dot{x}_m = A_m \left(x - x_m \right) + b l^* r - b l^* r + b \left(u - k^{\star \mathsf{T}} x - l^* r \right) \tag{29a}$$

$$\dot{e} = A_m e + b \left(u - k^{\star \mathsf{T}} x - l^{\star} r \right) \tag{29b}$$

a pri využití všeobecného zápisu zákona riadenia v tvare (16), kde zavedieme $\Theta^{\star \mathsf{T}} = \begin{bmatrix} k^{\star \mathsf{T}} & l^{\star} \end{bmatrix}$ a $\omega^{\mathsf{T}} = \begin{bmatrix} x^{\mathsf{T}} & r \end{bmatrix}$

$$\dot{e} = A_m e + b \left(u - \Theta^{\star \mathsf{T}} \omega \right) \tag{30}$$

Rovnica (30) teraz predstavuje model riadeného systému parametrizovaný pomocou ideálnych parametrov zákona riadenia, od ktorého sú zavedením stavovej adaptačnej odchýlky odčítané známe zložky signálu stavových signálov, ktoré vznikli pripočítaním ideálnych vstupných výrazov (tieto zložky sú známe a hlavne ohraničené a teda stabilné). Neznámymi parametrami rovnice (30) sú vektor Θ^* ale aj vektor b. Hodnoty týchto neznámych vektorov možno získať ich priebežnou identifikáciou.

Rovnica (30) predstavuje skutočný neznámy systém. Zostavíme model rovnice (30) s rovnakou štruktúrou ako rovnica (30), pričom skutočné signály a parametre sú nahradené ich odhadmi

$$\dot{\hat{e}} = A_m \hat{e} + \hat{b} \left(u - \Theta^{\mathsf{T}}(t) \omega \right) \tag{31}$$

Vstupnými signálmi rovnice (31) sú ω a u. Tieto sú rovnaké aké vstupujú do skutočnej (modelovanej) rovnice (30). Odhadmi neznámich parametrov sú vektor \hat{b} a už vyššie nepriamo zavedený vektor $\Theta(t)$, kde zdôrazňujeme, že ide o funkciu času, pretože sa odhaduje v každom čase t. Je zrejmé, že cieľom identifikácie, je nájsť (identifikovať) také parametre \hat{b} a $\Theta(t)$, pri ktorých sa bude odhad adaptačnej odchýlky \hat{e} zhodovať so "skutočnou" adaptačnou odchýlkou e. O tom či sa zhodujú hovorí chyba odhadu $\varepsilon = e - \hat{e}$.

Avšak, vstup u je daný zákonom riadenia (25), čo možno zapísať v tvare $u = \Theta^{\mathsf{T}}(t)\omega$. Súčasne začiatočný stav odhadu \hat{e} je prirodzene zvolený ako nulový $\hat{e}(0) = 0$. To znamená (dosadením za u do (31)), že $\hat{e} = 0$; $\forall t$ a preto $\varepsilon = e$. Preto pre priebežnú identifikáciu nie je potrebné generovať signál \hat{e} , namiesto neho možno použiť priamo adaptačnú odchýlku e. Navyše, pretože nie je potrebný \hat{e} tak nie je potrebný ani odhad vektora \hat{b} .

Dosadením $u = \Theta^{\mathsf{T}}(t)\omega$ do (31) máme

$$\dot{e} = A_m e + b \left(\Theta^{\mathsf{T}}(t) \omega - {\Theta^{\star}}^{\mathsf{T}} \omega \right) \tag{32}$$

V tomto bode zavedieme chybu nastavenia parametrov zákona riadenia θ

$$\theta = \Theta(t) - \Theta^{\star} \tag{33}$$

potom

$$\dot{e} = A_m e + b \left(\theta^\mathsf{T} \omega \right) \tag{34}$$

Zostavenie diferenciálnej rovnice (34), ktorá dáva do vzťahu chybu odhadu (identifikácie), ktorou je jednoducho adaptačná odchýlka e, a chybu nastavenia parametrov zákona riadenia θ , je významným krokom pri odvodení zákona adaptácie pre priebežné adaptovanie prvkov vektora $\Theta(t)$.

Predpokladáme, že štruktúra zákona adaptácie je daná diferenciálnou rovnicou, všeobecne zapísanou v tvare $\dot{}$

$$\dot{\theta} = f\left(e, \omega\right) \tag{35}$$

kde funkcia f má byť určená (je predmetom návrhu). Zákon adaptácie určíme tak, aby systém tvorený diferenciálnymi rovnicami (34) a (35) mal stabilný rovnovážny bod v e=0 a $\theta=0$, teda v začiatku spoločného priestoru vektora adaptačnej odchýlky e a chyby parametrov θ .

Zvoľme kandidáta na Lyapunovovu funkciu v tvare

$$V = e^{\mathsf{T}} P e + |b_0| \left(\theta^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \theta\right) \tag{36}$$

kde $\Gamma^{-1}=\left(\Gamma^{-1}\right)^{\mathsf{T}}>0$ je ľubovolná, diagonálna, kladne definitná matica zodpovedajúceho rozmeru a $P=P^{\mathsf{T}}>0$ spĺňa Lyapunovovu rovnicu

$$A_m^{\mathsf{T}}P + PA_m = -Q \tag{37}$$

kde A_m je matica stabilného systému (referenčného modelu) a $Q = Q^{\mathsf{T}} > 0$ je ľubovolná symetrická kladne definitná matica rovnakého rozmeru ako A_m . Zápisom $|b_0|$ značíme absolútnu hodnotu parametra b_0 .

Každý z členov pravej strany rovnice (36) je tzv. kvadratická forma, čo znamená, že je to maticovo zapísaný polynóm. Napríklad v tomto prípade

$$e^{\mathsf{T}}Pe = \begin{bmatrix} e_1 & e_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} p_1 & 0 \\ 0 & p_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e_1 \\ e_2 \end{bmatrix} = p_1e_1^2 + p_2e_2^2$$
 (38)

kde sme pre jednoduchosť predpokladali, že P je diagonálna (Rovnako sa však dá postupovať aj pri plnej matici pričom sa ukáže to isté). Príklad (38) predstavuje polynóm, kde vstupnými premennými sú e_1 , e_2 a koeficientami polynómu sú p_1 a p_2 . Je zrejmé, že "výstupom" polynómu (38) je skalárna hodnota. e_1 a e_2 sú funkciou času. Časová derivácia výrazu (38) je

$$\frac{\mathrm{d}\left(p_1 e_1^2(t) + p_2 e_2^2(t)\right)}{\mathrm{d}t} = 2p_1 e_1(t)\dot{e}_1(t) + 2p_2 e_2(t)\dot{e}_2(t) \tag{39}$$

Výraz (39) je evidentne možné zapísať v rôznych (maticových) tvaroch

$$2e^{\mathsf{T}}P\dot{e} = 2\dot{e}^{\mathsf{T}}Pe = \dot{e}^{\mathsf{T}}Pe + e^{\mathsf{T}}P\dot{e} \tag{40}$$

Podobne možno ukázať vlastnosti všetkých členov (kvadratických foriem) rovnice (36).

Časová derivácia \dot{V} pozdĺž trajektórie systému (34), (35) je

$$\dot{V} = \dot{e}^{\mathsf{T}} P e + e^{\mathsf{T}} P \dot{e} + |b_0| \left(\dot{\theta}^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \theta + \theta^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \dot{\theta} \right) \tag{41}$$

Funkcia V a aj jej derivácia \dot{V} sú skalárne funkcie, myslíme tým, že ich závisle premenná ("výstupná hodnota") je skalár, pričom nezávisle premenná ("vstupná/é hodnota/y") môže byť aj vektor.

Pokračujme v úprave derivácie \dot{V}

$$\dot{V} = \dot{e}^{\mathsf{T}} P e + e^{\mathsf{T}} P \dot{e} + |b_0| \left(2\theta^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \dot{\theta} \right) \tag{42}$$

Dosadením za \dot{e} (34) a dosadením $\dot{e}^\mathsf{T} = e^\mathsf{T} A_m^\mathsf{T} + \omega^\mathsf{T} \theta b^\mathsf{T}$ do (42)

$$\dot{V} = \left(e^{\mathsf{T}} A_m^{\mathsf{T}} + \omega^{\mathsf{T}} \theta b^{\mathsf{T}}\right) P e + e^{\mathsf{T}} P \left(A_m e + b \theta^{\mathsf{T}} \omega\right) + |b_0| \left(2\theta^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \dot{\theta}\right) \tag{43}$$

$$\dot{V} = e^{\mathsf{T}} A_m^{\mathsf{T}} P e + \omega^{\mathsf{T}} \theta b^{\mathsf{T}} P e + e^{\mathsf{T}} P A_m e + e^{\mathsf{T}} P b \theta^{\mathsf{T}} \omega + |b_0| \left(2\theta^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \dot{\theta} \right) \tag{44}$$

$$\dot{V} = e^{\mathsf{T}} \left(A_m^{\mathsf{T}} P + P A_m \right) e + \omega^{\mathsf{T}} \theta b^{\mathsf{T}} P e + e^{\mathsf{T}} P b \theta^{\mathsf{T}} \omega + |b_0| \left(2\theta^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \dot{\theta} \right)$$
(45)

Platí (podobne ako (40)) $\omega^{\mathsf{T}} \theta b^{\mathsf{T}} P e + e^{\mathsf{T}} P b \theta^{\mathsf{T}} \omega = 2 e^{\mathsf{T}} P b \theta^{\mathsf{T}} \omega$, preto

$$\dot{V} = e^{\mathsf{T}} (-Q) e + 2e^{\mathsf{T}} P b \theta^{\mathsf{T}} \omega + |b_0| \left(2\theta^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \dot{\theta} \right) \tag{46}$$

Prvý člen v derivácii \dot{V} (46) je záporne definitný. Zvyšné dva členy nie sú definitné. Ak by sa tieto členy v rovnici (46) nenachádzali, potom by uvažovaný systém bol stabilný. Tieto členy sa v rovnici (46) nachádzať nebudú ak ich súčet bude nulový. Teda

$$0 = 2e^{\mathsf{T}} P b \theta^{\mathsf{T}} \omega + 2 |b_0| \theta^{\mathsf{T}} \Gamma^{-1} \dot{\theta}$$
 (47a)

$$2|b_0|\theta^{\mathsf{T}}\Gamma^{-1}\dot{\theta} = -2e^{\mathsf{T}}Pb\theta^{\mathsf{T}}\omega\tag{47b}$$

Platí $b = q \operatorname{sign}(b_0) |b_0|$, kde $q = \begin{bmatrix} 0 & \cdots & 0 & 1 \end{bmatrix}^\mathsf{T}$ pričom q má rovnaký rozmer ako b. Potom

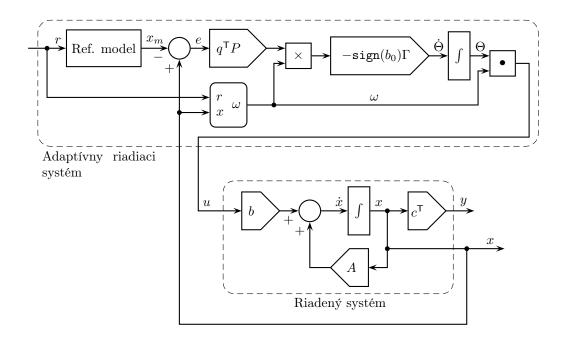
$$2|b_0|\theta^{\mathsf{T}}\Gamma^{-1}\dot{\theta} = -2e^{\mathsf{T}}Pq\operatorname{sign}(b_0)|b_0|\theta^{\mathsf{T}}\omega \tag{48a}$$

$$\Gamma^{-1}\dot{\theta} = -e^{\mathsf{T}} P q \operatorname{sign}(b_0) \omega \tag{48b}$$

$$\dot{\theta} = -\Gamma e^{\mathsf{T}} P q \operatorname{sign}(b_0) \omega \tag{48c}$$

Čím sme našli hľadanú funkciu f z rovnice (35). Samotný zákon adaptácie vyplýva z úvahy, že $\theta = \Theta(t) - \Theta^*$, to znamená že $\dot{\theta} = \dot{\Theta}(t) - \dot{\Theta}^*$. Avšak $\Theta^* =$ konšt. a teda $\dot{\Theta}^* = 0$. Preto $\dot{\theta} = \dot{\Theta}(t)$ a konečne zákon adaptácie je

$$\dot{\Theta} = -\operatorname{sign}(b_0)\Gamma e^{\mathsf{T}} P q \,\omega \tag{49}$$



Obr. 2: Bloková schéma MRAC so stavovou štruktúrou riadenia

2.5 Súhrn

Zhrnutie návrhu Adaptívneho riadenia s referenčným modelom so stavovou štruktúrou zákona riadenia je v Tabuľke 1. Bloková schéma celého systému je na Obr. 2.

3 Príklad: Systém 2. rádu vo všeobecnosti

Uvažujme systém, ktorý je zadaný nasledujúcou sústavou rovníc

$$\dot{x}_1 = x_2 x_1(0) = 0 (50a)$$

$$\dot{x}_2 = -2x_2 - x_1 + 0,5u \qquad x_2(0) = 0 \tag{50b}$$

$$y = x_1 \tag{50c}$$

Tabuľka 1: MRAC so stavovou štruktúrou riadenia — Zhrnutie

Riadený systém	$\dot{x} = Ax + bu$ $y = c^{T} x$
Referenčný model	$\dot{x}_m = A_m x_m + b_m r y_m = c_m^T x_m$
Zákon riadenia	$u = k^{T} x + lr$
Podmienky zhody	$A_m = A + bk^{\star T} b_m = bl^{\star}$
Parametrizácia riadeného systému	$\dot{x} = A_m x + b l^* r + b \left(u - k^{*T} x - l^* r \right)$
Dynamika adaptačnej odchýlky a odchýlky parametrov zákona riadenia	$ \dot{e} = A_m e + b \left(\theta^T \omega \right) \dot{\theta} = f \left(e, \omega \right) $
Zákon adaptácie	$\dot{\Theta} = -\mathtt{sign}(b_0)\Gamma e^T P q\omega$

Rovnice (50) je možné zapísať v maticovom tvare:

$$y = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} \tag{51b}$$

Ide o SISO systém 2. rádu, kde prvá stavová veličina je zároveň aj výstupnou veličinou a znamienko jediného nenulového prvku vektora b, teda parametra b_0 je + (kladné).

Pre zadaný riadený systém navrhnime adaptívne riadenie s referenčným modelom so stavovou štruktúrou zákona riadenia, pričom referenčný model je v tvare

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_{1m} \\ \dot{x}_{2m} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -2 & -3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_{1m} \\ x_{2m} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 2 \end{bmatrix} r \tag{52a}$$

Označme ako zvyčajne

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1 & -2 \end{bmatrix} \qquad b = \begin{bmatrix} 0 \\ 0, 5 \end{bmatrix} \qquad A_m = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -2 & -3 \end{bmatrix} \qquad b_m = \begin{bmatrix} 0 \\ 2 \end{bmatrix}$$

Je evidentné, že zákon riadenia – stavový regulátor, má v tomto príklade tvar

$$u = \begin{bmatrix} k_1 & k_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + l r \tag{53}$$

kde k_1 , k_2 , l sú neznáme parametre regulátora (zosilnenia regulátora), ktoré sa budú adaptovať tak aby sa priebeh stavových veličín uzavretého regulačného obvodu zhodoval s priebehom stavových veličín referenčného modelu.

Ideálne parametre zákona riadenia sú

$$\begin{bmatrix} k_1^{\star} & k_2^{\star} \end{bmatrix} = \operatorname{pinv}(b) \left(A_m - A \right) = \begin{bmatrix} -2 & -2 \end{bmatrix} \tag{54}$$

$$l^* = \operatorname{pinv}(b) \, b_m = 4 \tag{55}$$

Všeobecný tvar zákona adaptácie je

$$\dot{\Theta} = -\operatorname{sign}(b_0)\Gamma e^{\mathsf{T}} P q \,\omega \tag{56}$$

kde $P=P^{\mathsf{T}}>0$ spĺňa Lyapunovovu rovnicu $A_m^{\mathsf{T}}P+PA_m=-Q$ kde $Q=Q^{\mathsf{T}}>0$ je ľubovolná symetrická kladne definitná matica rovnakého rozmeru ako A_m . Zvoľme napríklad

$$Q = \begin{bmatrix} 10 & 12,5 \\ 12,5 & 25 \end{bmatrix}$$

Maticu P získame riešením Lyapunovovej rovnice príkazom MATLAB-u

$$P = \operatorname{lyap}\left(A_m^{\mathsf{T}}, Q^{\mathsf{T}}\right) = \begin{bmatrix} 5 & 2.5\\ 2, 5 & 5 \end{bmatrix}$$
 (57)

Vektor q má len posledný prvok rovný jednej, ostatné sú nulové, a rozmer má rovnaký ako vektor b, teda

$$q = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \tag{58}$$

Výsledkom vynásobenia vektora signálov $e^{\mathsf{T}} = \begin{bmatrix} e_1 & e_2 \end{bmatrix}$, matice P a vektora q je skalár (jednoducho signál s rozmerom 1×1), ktorý keď sa vynásobý so signálnym vektorom ω , ktorý obsahuje tri signály

$$\omega = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ r \end{bmatrix} \tag{59}$$

tak výsledkom je opäť stĺpcový vektor obsahujúci tri signály.

Adaptujeme tri parametre a výstupom zákona adaptácie sú derivácie týchto troch parametrov

$$\dot{\Theta} = \begin{bmatrix} \dot{k}_1 \\ \dot{k}_2 \\ \dot{l} \end{bmatrix} \tag{60}$$

Preto ak matica $\Gamma^{-1} = (\Gamma^{-1})^{\mathsf{T}} > 0$ je ľubovolná, diagonálna, kladne definitná, potom je taká aj matica Γ a v tomto prípade musí mať rozmer 3×3 . Zvoľme

$$\Gamma = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \tag{61}$$

Pre získanie okamžitých hodnôt parametrov zákona riadenia je potrebné integrovať výstup zákona adaptácie

$$\Theta = \int \dot{\Theta} \, \mathrm{d}t \tag{62}$$

Integrátor môže mať nastavené tzv. začiatočné podmienky. V tomto prípade tieto predstavujú začiatočné hodnoty adaptovaných parametrov. Ak sú začiatočné hodnoty parametrov nastavené práve na ideálne (ktoré však vo všeobecnosti nepoznáme), priebeh stavových veličín riadeného systému hneď na začiatku spĺňa cieľ riadenia a adaptácia nie je potrebná, teda výstupom zákona adaptácie bude nula – čo zodpovedá tomu, že žiadna zmena (derivácia) parametrov regulátora nie je potrebná. Čím sú začiatočné hodnoty bližšie k ideálnym parametrom regulátora, tým skôr sa dosiahne cieľ riadenia.

4 Príklad: Kyvadlo

4.1 Celkový pohľad na úlohu

Nech riadeným systémom je kyvadlo a nech riadenou veličinou je poloha (uhol) kyvadla. Zároveň, nech riadený systém je daný diferenciálnou rovnicou opisujúcu dynamiku rotačného pohybu kyvadla. Rovnica je v tvare

$$ml^{2}\ddot{\varphi}(t) + \beta\dot{\varphi}(t) + mgl\sin\varphi(t) = u(t)$$
(63)

kde hmotný bod s hmotnosťou m [kg] pripevnený na ramene so zanedbateľnou hmotnosťou a dĺžkou l [m] kmitá (otáča sa okolo osi). Kmity sú tlmené viskóznym trením s koeficientom β [kg m² s⁻¹]. Uhol medzi zvislicou a ramenom kyvadla je označený φ [rad] a gravitačné zrýchlenie je g=9,81 [m s⁻²]. Signál u(t) [kg m² s⁻²] je externý moment sily pôsobiaci na rameno kyvadla, $\dot{\varphi}(t)$ [rad s⁻¹] je uhlová rýchlosť a $\ddot{\varphi}(t)$ [rad s⁻²] je uhlové zrýchlenie ramena kyvadla. Číselné hodnoty parametrov kyvadla sú nasledovné:

$$\begin{split} m &= 1 \quad [\text{kg}] \\ l &= 1 \quad [\text{m}] \\ \beta &= 2 \cdot 0, 5 \cdot \sqrt{\frac{g}{l}} \quad [\text{kg m}^2 \text{ s}^{-1}] \end{split}$$

Cieľom je riadiť polohu kyvadla v okolí rôznych pracovných bodov. Uvažujme však, že pracovné body sú z intervalu polôh kyvadla o až 90 stupňov. Konkrétna voľba pracovných bodov ako aj voľba veľkosti ich okolia sa ponechávajú na čitateľa.

4.2 Riadený systém (z hľadiska návrhu riadiaceho systému)

Pre lepšiu predstavu o riadenom systéme ho opíšme v stavovom priestore. Voľbou stavových veličín $x_1(t)=\varphi(t)$ a $x_2(t)=\dot{\varphi}(t)$ máme

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \dot{x}_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2(t) \\ -\frac{\beta}{ml^2} x_2(t) - \frac{g}{l} \sin\left(x_1(t)\right) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{ml^2} \end{bmatrix} u(t)$$
 (64a)

$$y(t) = x_1(t) \tag{64b}$$

kde sme pre prehľadnosť v nasledujúcom zaviedli aj výstupnú veličinu $y(t) = \varphi(t)$.

Toto je, zjavne, nelineárny časovo-invariantný systém druhého rádu. Tu sa však zaoberáme takou triedou riadiacich systémov, ktoré predpokladajú lineárny model riadeného systému. Jeho parametre môžu byť neznáme (môžu sa meniť), ale musí byť lineárny.

Linearizácia v okolí pracovného bodu

Uvažovaný riadený systém je možné linearizovať v okolí pracovného bodu.

V prvom rade potrebujeme poznať pracovný bod. Pre zvolenú hodnotu (ustálenú) na vstupe systému, označme ju u_{PB} , potrebujeme poznať prislúchajúcu hodnotu (ustálenú) na výstupe, označme ju y_{PB} .

Tu máme k dispozícii analytický opis riadeného systému (63). V ustálenom stave (časové derivácie nulové) máme

$$(mgl)\sin(y_{PB}) = u_{PB} \tag{65a}$$

$$y_{PB} = \arcsin\left(\frac{1}{(mgl)}u_{PB}\right)$$
 (65b)

Toto je, samozrejme, prevodová charakteristika riadeného systému. Nie je to priamka. To znamená, že v jednom pracovnom bode (v okolí jedného pracovného bodu) bude statické zosilnenie (sklon prevodovej charakteristiky) iné, ako v inom pracovnom bode (v okolí iného pracovného bodu).

Mimochodom, zvoľme si veľkosť okolia pracovného bodu. Dobrou pomôckou je grafické zobrazenie prevodovej charakteristiky. To sa ponecháva na čitateľa (autor je lenivý). Tu si zvoľme okolie z veľkosťou ± 3 [°] (cca 0,0524 [rad]) na strane výstupnej veličiny a buďme s ním spokojný v tom zmysle, že pri takýchto malých odchýlkach si prevodová charakteristika zachováva prakticky rovnaký sklon ako v pracovnom bode.

Ďalej je potrebné zaviesť veličiny, ktoré budú takpovediac odchýlkami odhodnôt v pracovnom bode. Konkrétne

$$\Delta u(t) = u(t) - u_{PB} \tag{66a}$$

$$\Delta y(t) = y(t) - y_{PB} \tag{66b}$$

kde sme teta definovali Δ odchýlky od pracovného bodu. To znamená, že pôvodné veličiny sú

$$u(t) = u_{PB} + \Delta u(t) \tag{67a}$$

$$y(t) = y_{PB} + \Delta y(t) \tag{67b}$$

$$x_1(t) = x_{1PB} + \Delta x_1(t)$$
 (67c)

$$x_2(t) = x_{2PB} + \Delta x_2(t)$$
 (67d)

kde sme rovnako yaviedli "odchýlkové veličiny" aj pre stavové veličiny so systému (64). Dosaďme v (64), čo v prvom rade znamená, že

$$\begin{bmatrix} \frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(x_{1PB} + \Delta x_1(t) \right) \\ \frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(x_{2PB} + \Delta x_2(t) \right) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \Delta \dot{x}_1(t) \\ \Delta \dot{x}_2(t) \end{bmatrix}$$
(68)

pretože x_{1PB} a x_{2PB} su len čísla nezávislé od času. Potom na základe (64) môžme písať

$$\Delta \dot{x}_1(t) = (x_{2PB} + \Delta x_2(t)) \tag{69a}$$

$$\Delta \dot{x}_2(t) = -\frac{\beta}{ml^2} \left(x_{2PB} + \Delta x_2(t) \right) - \frac{g}{l} \sin\left(\left(x_{1PB} + \Delta x_1(t) \right) \right) + \frac{1}{ml^2} \left(u_{PB} + \Delta u(t) \right)$$
(69b)

$$\Delta y(t) = \Delta x_1(t) \tag{69c}$$

kde sme zohľadnili, že musi platiť $\Delta y(t) = \Delta x_1(t)$, keďže máme $y(t) = x_1(t)$. Rovnice (69) opisujú stále to isté nelineárne kyvadlo, avšak pomocou iných ("odchýlkových")

veličín. Je to užitočné preto, že tento "nový" systém má ustálený stav x_e (ekvilibrium) v bode

$$x_e = \begin{bmatrix} \Delta x_{e1} \\ \Delta x_{e2} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \tag{70}$$

a to samozrejme pri $\Delta u(t)=0$. V tomto "novom" ustálenom stave, očividne, pre pôvodné veličiny platí, že $u(t)=u_{PB}$ a $y(t)=y_{PB}$. Teda systém je ustálený v pracovnom bode. V tomto "novom" ekvilibriu, je možné systém štandardne linearizovať. Výsledkom je

$$\begin{bmatrix} \Delta \dot{x}_1(t) \\ \Delta \dot{x}_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{l} \cos{(y_{PB})} & -\frac{\beta}{m \ l^2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta x_1(t) \\ \Delta x_2(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{m \ l^2} \end{bmatrix} \Delta u(t)$$
 (71a)

$$\Delta y(t) = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta x_1(t) \\ \Delta x_2(t) \end{bmatrix}$$
 (71b)

Toto je lineárny dynamický systém, ktorý je možné zapísať v tvare prenosovej funkcie

$$\frac{\Delta y(s)}{\Delta u(s)} = \frac{k_p}{s^2 + a_1 s + a_0} \tag{72}$$

kde

$$k_p = \frac{1}{m l^2} \tag{73a}$$

$$a_0 = \frac{g}{l}\cos(y_{PB}) = \frac{g}{l}\cos\left(\arcsin\left(\frac{1}{(mgl)}u_{PB}\right)\right)$$
 (73b)

$$a_1 = \frac{\beta}{m \ l^2} \tag{73c}$$

Je teda zrejmé, že statické a dynamické vlastnosti tohto lineárneho systému sú závislé od pracovného bodu.

Ilustrácia potreby adaptácie

Z uvedeného je zrejmé, že statické a dynamické vlastnosti tohto lineárneho systému sú závislé od pracovného bodu. Ak by sme navrhli riadiaci systém, tak, že sa splní cieľ riadenia v okolí jedného pracovného bodu, potom v inom pracovnom bode (v jeho okolí) by tento nespĺňal cieľ riadenia.

Ukážme zmenu vlastností (statických aj dynamických) rideného systému (nelineárneho kavydla), tak, že budeme robiť skokové zmeny v okolí jedného pracovného bodu, a potom v okolí iného pracovného bodu.

Zvoľme pracovné body

$$u_{PB1} = 5$$
 $y_{PB1} = 0,5348 \text{ [rad]} = 30,64 \text{ [deg]}$ (74a)

$$u_{PB2} = 9$$
 $y_{PB2} = 1,1616 \text{ [rad]} = 66,55 \text{ [deg]}$ (74b)

Pre prvý praconý bod (u_{PB1}, y_{PB1}) vypočítajme aj parametre lineárneho modelu (platného len v okolí pracovného bodu)

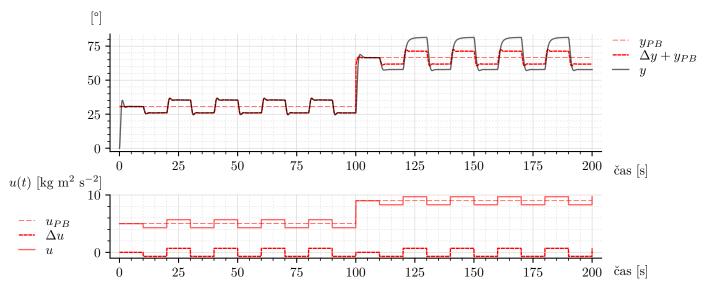
$$k_p = 1 \tag{75a}$$

$$a_0 = 8,44$$
 (75b)

$$a_1 = 3, 13$$
 (75c)

Simulujme teraz aj nelineárny systém, aj lineárny systém (celý čas s parametrami (75)), pričom vstupom nech sú skokové zmeny v okolí zvolených pracovných bodov. Výsledok je na obr. 3.

V prvom pracovnom bode sa lineárny a nelineárny systém zhodujú ale v druhom už nie. Aby sa zhodoval, musel by lineárny model zmeniť (prispôsobiť) parametre. Inými slovami, parametre modelu riadeného systému sa menia v závislosti od pracovného bodu. Preto je potrebné mať adaptívny riadiaci systém...



Obr. 3: Porovnanie výstupov lineárneho a nelineárneho systému v okolí rôznych pracovných bodov.

Dostupnosť stavových veličín

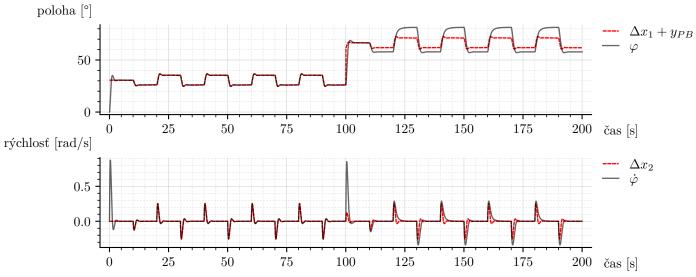
Zároveň si vzhľadom na uvedené dovoľujeme zdôrazniť dostupnosť stavových veličín pre spätnú väzbu. Stavovými veličinami sú poloha a rýchlosť kyvadla. Jednoznačne ide o veličiny, ktoré je možné merať. Pre simuláciu na obr. 3 uvádzame aj explicitné vykreslenie priebehu stavových veličín – viď. obr. 4

4.3 Návrh adaptívneho riadiaceho systému

...sa pre túto chvíľu ponecháva na čitateľa...

5 Otázky a úlohy

1. Parametre riadeného systému sú: $A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -2 & 1 \end{bmatrix}$, $b = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$. Parametre referenčného modelu sú: $A_m = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -2 & -3 \end{bmatrix}$, $b_m = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$. Vypočítajte parametre (k a l) stavového zákona riadenia $u = k^{\mathsf{T}} x + l r$, ktoré zabezpečia, že x sleduje x_m .



Obr. 4: Porovnanie výstupov lineárneho a nelineárneho systému v okolí rôznych pracovných bodov.

2. Model riadeného systému je zadaný v tvare prenosovej funkcie:

$$\frac{y(s)}{u(s)} = \frac{b_0}{s}$$

kde y je výstup, u je vstup, $b_0 > 0$ je neznámy parameter systému. Cieľom riadenia je aby výstup y sledoval výstup referenčného modelu y_m , ktorý je daný prenosovou funkciou

$$\frac{y_m(s)}{r(s)} = \frac{b_m}{s + a_m}$$

kde r je referenčný signál, $a_m=b_m>0$ sú známe konštanty. Uvažujte použitie zákona riadenia v tvare

$$u = \Theta(r - y)$$

kde Θ je parameter zákona riadenia, ktorý je potrebné adaptovat.

Navrhnite zákon adaptácie použitím Lyapunovovej teórie stability.

3. Je daný model systému

$$\begin{aligned} \dot{x}_1(t) &= x_2(t) \\ \dot{x}_2(t) &= -a_1 x_2(t) - a_0 x_1(t) + b_0 u(t) \\ y(t) &= x_1(t) \end{aligned}$$

kde $a_0, a_1, b_0 > 0$ sú neznáme parametre systému, u(t) je vstup, y(t) je výstup a $x_1(t)$, $x_2(t)$ sú stavové veličiny systému. Tiež je daný referenčný model v tvare

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_{1m}(t) \\ \dot{x}_{2m}(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_{0m} & -a_{1m} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_{1m}(t) \\ x_{2m}(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ b_{0m} \end{bmatrix} r(t)$$

$$y_m(t) = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_{1m}(t) \\ x_{2m}(t) \end{bmatrix}$$

kde $a_{0m}, a_{1m}, b_{0m} > 0$ sú známe parametre referenčného modelu, r(t) je referenčný signál, $y_m(t)$ je výstup a $x_{1m}(t), x_{2m}(t)$ sú stavové veličiny referenčného modelu.

- (a) Navrhnite ideálny stavový regulátor pre zadaný systém, ktorý zabezpečí, že stavové veličiny URO sa správajú rovnako ako stavové veličiny referenčného modelu.
- (b) Navrhnite priamy adaptívny stavový regulátor pre zadaný systém, ktorý zabezpečí, že stavové veličiny URO asymptiticky sledujú stavové veličiny referenčného modelu a zároveň celý adaptívny uzavretý riadiaci obvod je stabilný.
- 4. Odvoďte rovnicu dynamiky stavovej adaptačnej odchýlky pre MRAC so stavovou štruktúrou zákona riadenia.
- Navrhnite adaptívny riadiaci systém so stavovým zákonom riadenia a so zákonom adaptácie navrhnutým pomocou Lyapunovovej teórie stability.

Zákon riadenia:
$$u = k^{\mathsf{T}}x + l\,r$$

6. Nakreslite blokovú schému realizácie adaptívneho riadiaceho systému opísaného nasledovne (podľa možností použite základné bloky ako v simulinku):

$$\dot{x} = b u \qquad b > 0$$

$$\dot{x}_m = -a_m x_m + b_m r \qquad a_m = b_m > 0$$

$$u = \Theta \omega \qquad \omega = r - x$$

$$\dot{\Theta} = -\gamma \omega e \qquad \gamma > 0$$