



Regulator położenia dla układu dwumasowego oparty o metodę ADRC

Bartłomiej Wicher

10.05.2019

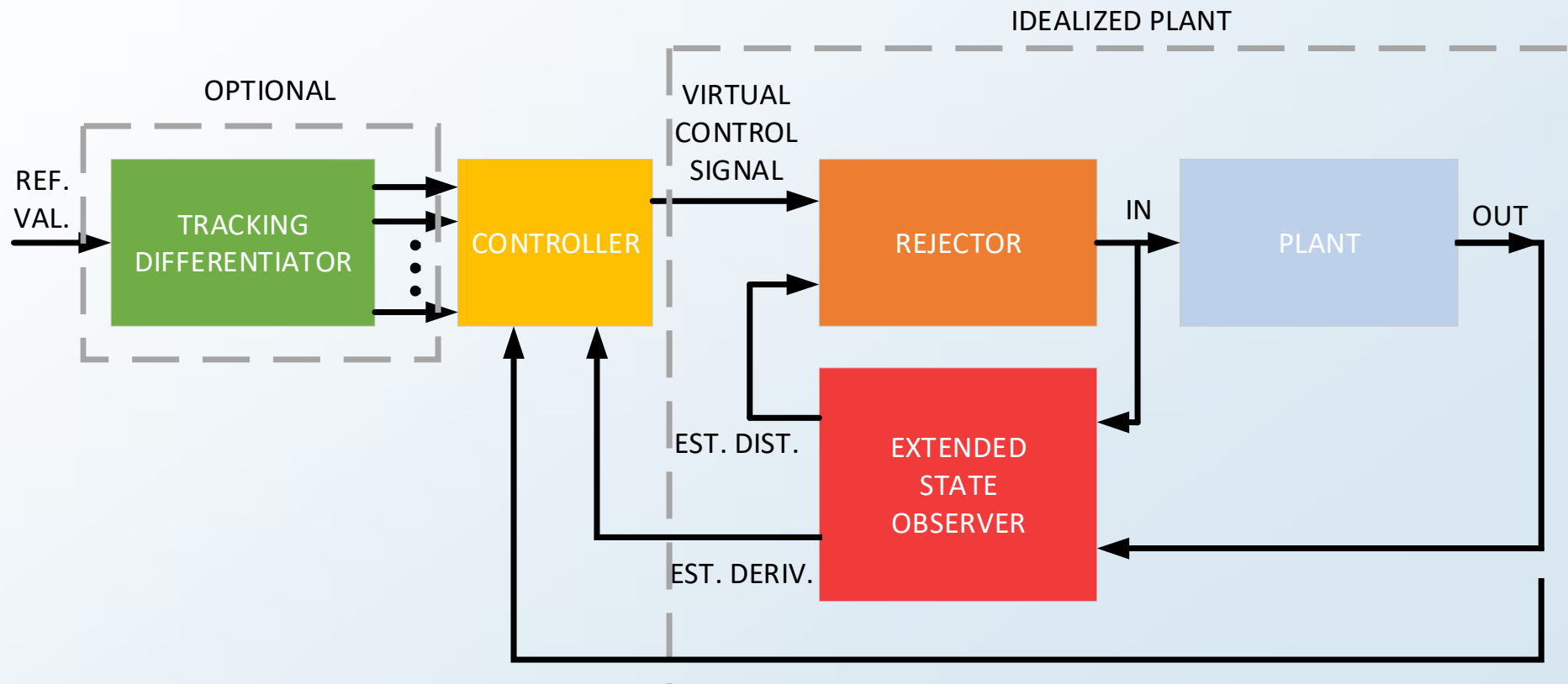
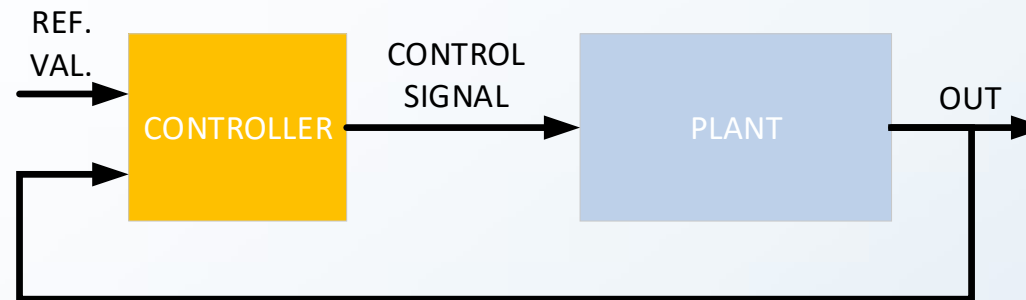
Seminarium ZSiEP

PLAN

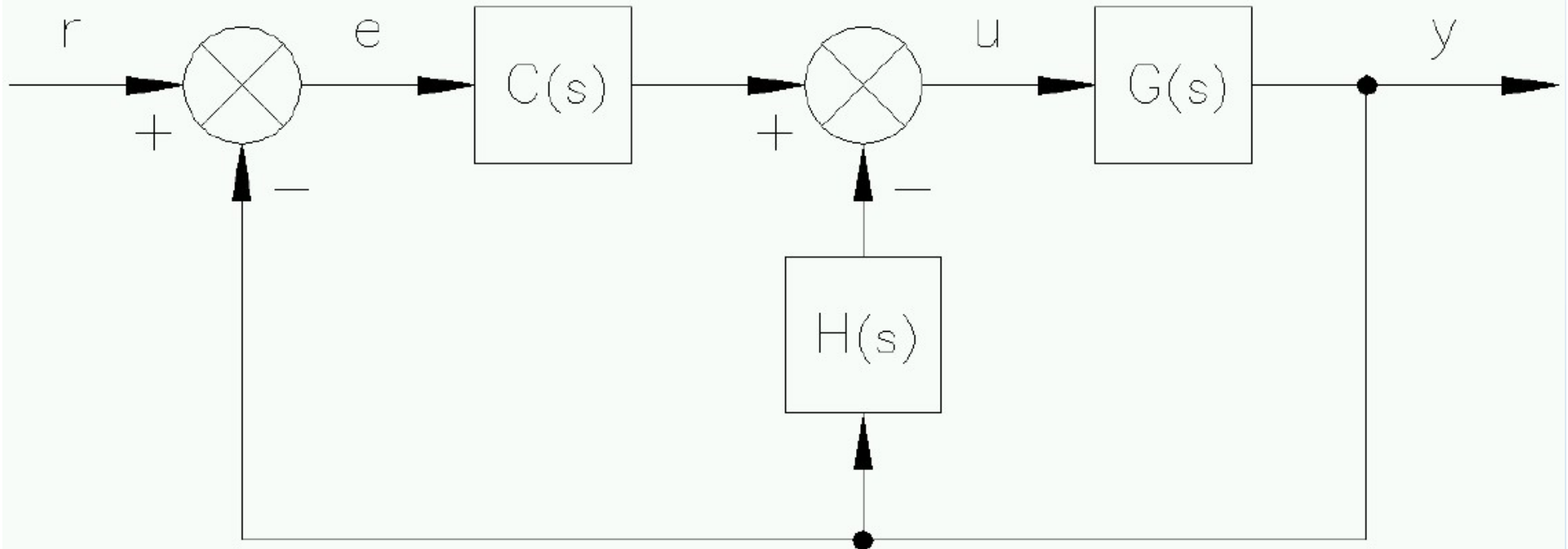
1. Wprowadzenie.
2. Model obiektu sterowania.
3. Układ regulacji położenia.
4. Wyniki symulacji.
5. Podsumowanie i wnioski.

Wprowadzenie

Struktura klasyczna



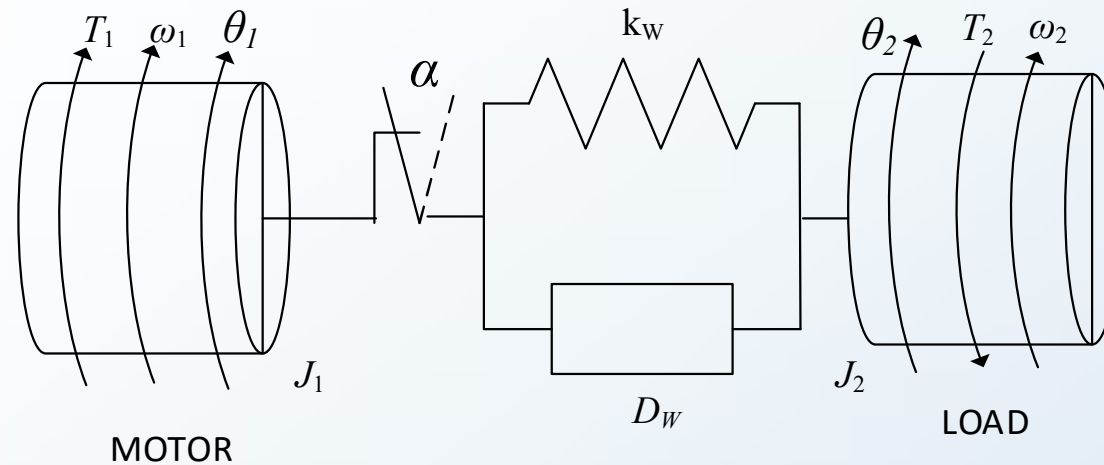
Wprowadzenie



$$C(s) = k_{j-1}s^{j-1}, \quad H(s) = k_js^j + \dots + k_{n-1}s^{n-1}$$

MODEL OBIEKTU STEROWANIA

Układ dwumasowy

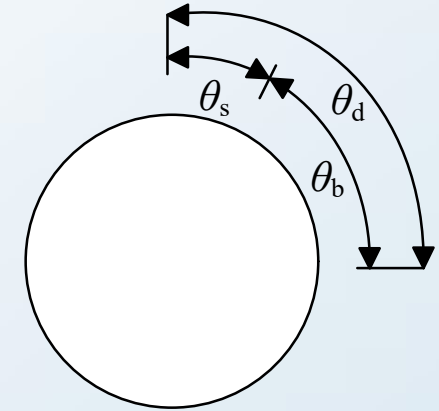


$$\begin{cases} J_1 \dot{\omega}_1 = T_m - T_T \\ J_2 \dot{\omega}_2 = T_T - T_L \\ T_T = k_W (\theta_1 - \theta_2) + D_W (\omega_1 - \omega_2) \end{cases} \quad (1)$$

ω_1 – motor speed, ω_2 – load speed, θ_1 – motor position, θ_2 – load position
 J_1 – motor moment of inertia, J_2 – load moment of inertia, k_W – stiffness coefficient, D_W – damping factor, α – backlash width

Model luzu

Dislocation of the shafts ends θ_d is the sum of the torsional angle θ_s and the backlash width θ_b within the backlash area $(-\frac{1}{2}\alpha < \theta_d < \frac{1}{2}\alpha)$.



$$\dot{\theta}_b = \begin{cases} \max\left(0, \dot{\theta}_d + \frac{K_w}{D_w}(\theta_d - \theta_b)\right) & \text{if } \theta_b = -\frac{1}{2}\alpha \quad (m_s \leq 0) \\ \dot{\theta}_d + \frac{K_w}{D_w}(\theta_d - \theta_b) & \text{if } |\theta_b| < \frac{1}{2}\alpha \quad (m_s = 0) \\ \min\left(0, \dot{\theta}_d + \frac{K_w}{D_w}(\theta_d - \theta_b)\right) & \text{if } \theta_b = \frac{1}{2}\alpha \quad (m_s \geq 0) \end{cases} \quad (2)$$

Parametry modelu

- Parametry odpowiadają parametrom stanowiska laboratoryjnego.
- Struktura silnika może być traktowana jako bryła sztywna.
- Czujnik położenia nie wprowadza błędu.
- Pętla regulacji prądu oraz przekształtnik zostały uproszczone do obiektu inercyjnego oraz opóźnienia transportowego.
- Moment elektromagnetyczny silnika jest proporcjonalny to prądu.

Tab. 1: Parametry modelu

Parameter	Value	Unit
J_1	0.00162	$\text{kg}\cdot\text{m}^2$
J_2	0.006	$\text{kg}\cdot\text{m}^2$
α	0,1,2,5,10	deg.
k_w	29.42	$\text{Nm}\cdot\text{s}/\text{rad}$
D_w	0.01	Nm/rad
T_s (sampling time)	10^{-4}	s

SYSTEM STEROWANIA

Control system block diagram

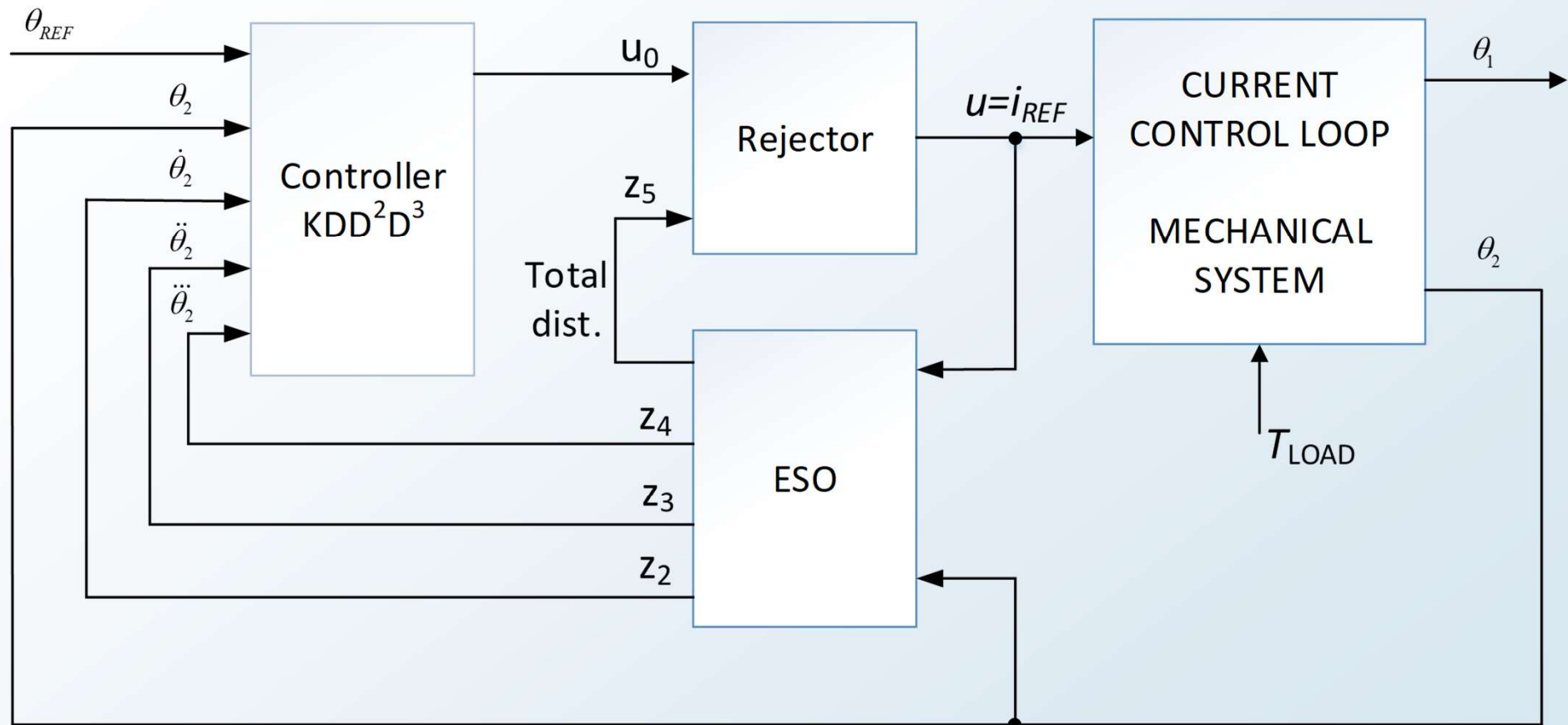


Fig. 1: Schemat blokowy układu regulacji położenia

Układ sterowania – opis matematyczny (1)

$$\begin{cases} J_1 \dot{\omega}_1 = k_\varphi i_{REF} - k_w (\theta_1 - \theta_2) - D_w (\omega_1 - \omega_2) \\ J_2 \ddot{\theta}_2 = k_w (\theta_1 - \theta_2) + D_w (\omega_1 - \omega_2) - T_L \end{cases} \quad (3)$$

Zmienne ω_1 oraz θ_1 muszą zostać wyrugowane z układu (3)

$$\ddot{\ddot{\theta}}_2 = b_0 i_{REF} + f \quad (4)$$

$$f = -\frac{k_w^2}{J_1 J_2} (\theta_1 - \theta_2) - \frac{D_w k_w}{J_1 J_2} (\omega_1 - \omega_2) + A \quad (5)$$

$$b_0 = \frac{k_w k_\varphi}{J_1 J_2} \quad (6)$$

$$A = -\frac{k_w}{J_2} \dot{\omega}_2 + \frac{D_w}{J_2} \ddot{\omega}_1 - \frac{D_w}{J_2} \ddot{\omega}_2 - \frac{1}{J_2} \ddot{T}_L \quad (7)$$

Układ sterowania – opis matematyczny (2)

Używając zapisu w przestrzeni zmiennych stanu: $u=i_{REF}$, $y=\theta_2$ razem z dodatkowym (rozszerzonym) stanem x_5 :

$$\left\{ \begin{array}{l} x_1 = \theta_2 \\ x_2 = \dot{\theta}_2 \\ x_3 = \ddot{\theta}_2 \\ x_4 = \dddot{\theta}_2 \\ x_5 = f \end{array} \right. \quad \longrightarrow \quad \left\{ \begin{array}{l} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = x_3 \\ \dot{x}_3 = x_4 \\ \dot{x}_4 = b_0 u + f \\ \dot{x}_5 = \dot{f} \\ y = x_1 \end{array} \right. \quad (8)$$

Układ sterowania – opis matematyczny (3)

$$\begin{aligned}\dot{z}_1 &= z_2 + \beta_1 (\theta_2 - z_1) \\ \dot{z}_2 &= z_3 + \beta_2 (\theta_2 - z_1) \\ \dot{z}_3 &= z_4 + \beta_3 (\theta_2 - z_1) \\ \dot{z}_4 &= z_5 + \beta_4 (\theta_2 - z_1) + b_0 i_{REF} \\ \dot{z}_5 &= \beta_5 (\theta_2 - z_1)\end{aligned}\tag{9}$$

Zmienna z_1 estymuje θ_2 natomiast z_5 estymuje całkowite zakłócenie f .
Stałe $\beta_1, \dots, \beta_5$ są wzmocnieniami obserwatora (met. lokalizacji biegunów)

$$\beta_k = \binom{n+1}{k} \omega_0^k\tag{10}$$

Układ sterowania – opis matematyczny (4)

Równanie odprężacza (Rejector):

$$u = \frac{u_0 - z_5}{b_0} \quad (11)$$

$$\ddot{\ddot{\theta}}_2 = b_0 \frac{u_0 - z_5}{b_0} + f = u_0 - z_5 + f \quad (12)$$

W przypadku, gdy ESO poprawnie estymuje zakłócenie:

$$z_5 \approx f \quad (13)$$

Obiekt z punktu widzenia regulatora:

$$\ddot{\ddot{\theta}}_2 = u_0 \quad (14)$$

Układ sterowania – opis matematyczny (5)

Regulator PDD²D³:

$$u_0 = k_P (\theta_{REF} - \theta_2) - k_D \dot{\theta}_2 - k_{DD} \ddot{\theta}_2 - k_{DDD} \dddot{\theta}_2 \quad (15)$$

Użycie estymowanych pochodnych zamiast różniczkowania sygnału położenia:

$$u_0 = k_P (\theta_{REF} - \theta_2) - k_D z_2 - k_{DD} z_3 - k_{DDD} z_4 \quad (16)$$

Wzmocnienia regulatora:

$$k_i = \binom{n}{i} \omega_C^{n-i} \quad \begin{cases} k_P = k_0 \\ k_D = k_1 \\ k_{DD} = k_2 \\ k_{DDD} = k_3 \end{cases} \quad (17)$$

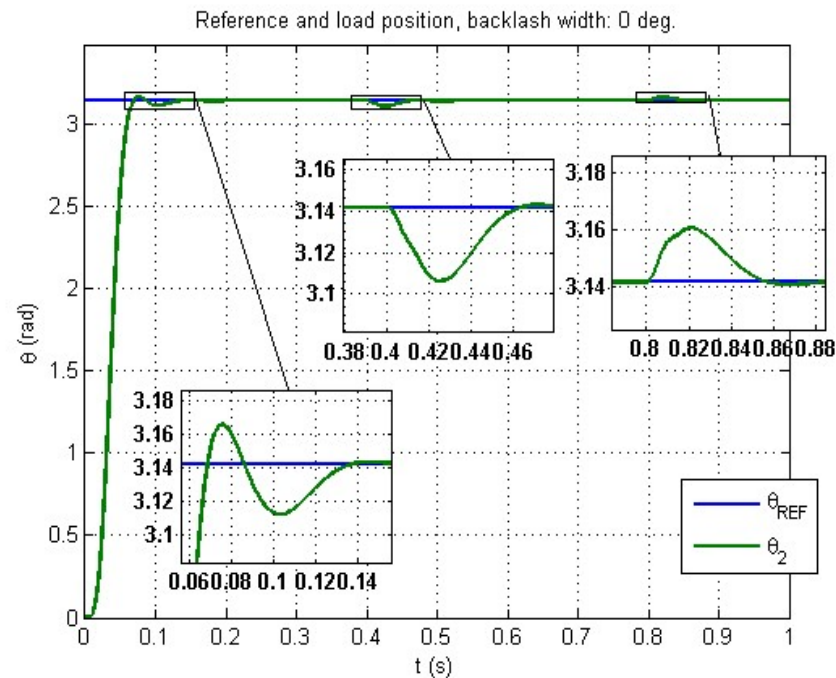
WYNIKI SYMULACJI

Scenariusze symulacyjne

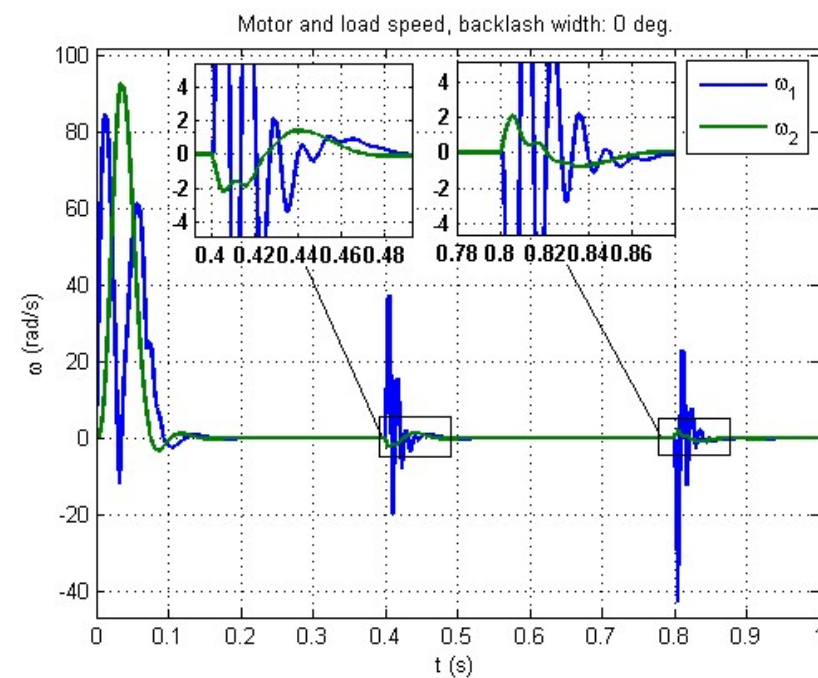
- a) Odpowiedź na skokową zmianę wartości zadanej $\theta_{\text{REF}} = \pi \text{ rad}$ w chwili $t = 0 \text{ s}$,
- b) odpowiedź na zewnętrzne zakłócenia w postaci skoku momentu obciążenia w stanie ustalonym: 3.6 Nm między $t = 0.4 \text{ s}$ a 0.8 s ,
- c) Odpowiedź na sygnał zadany w postaci rampy (1, 10 and 100 rad/s) oraz w postaci sinusoidy (amplituda π , częstotliwość 2 Hz) (bez momentu obciążającego),

Szerokość luzu 0^0 – odpowiedź skokowa

Położenie

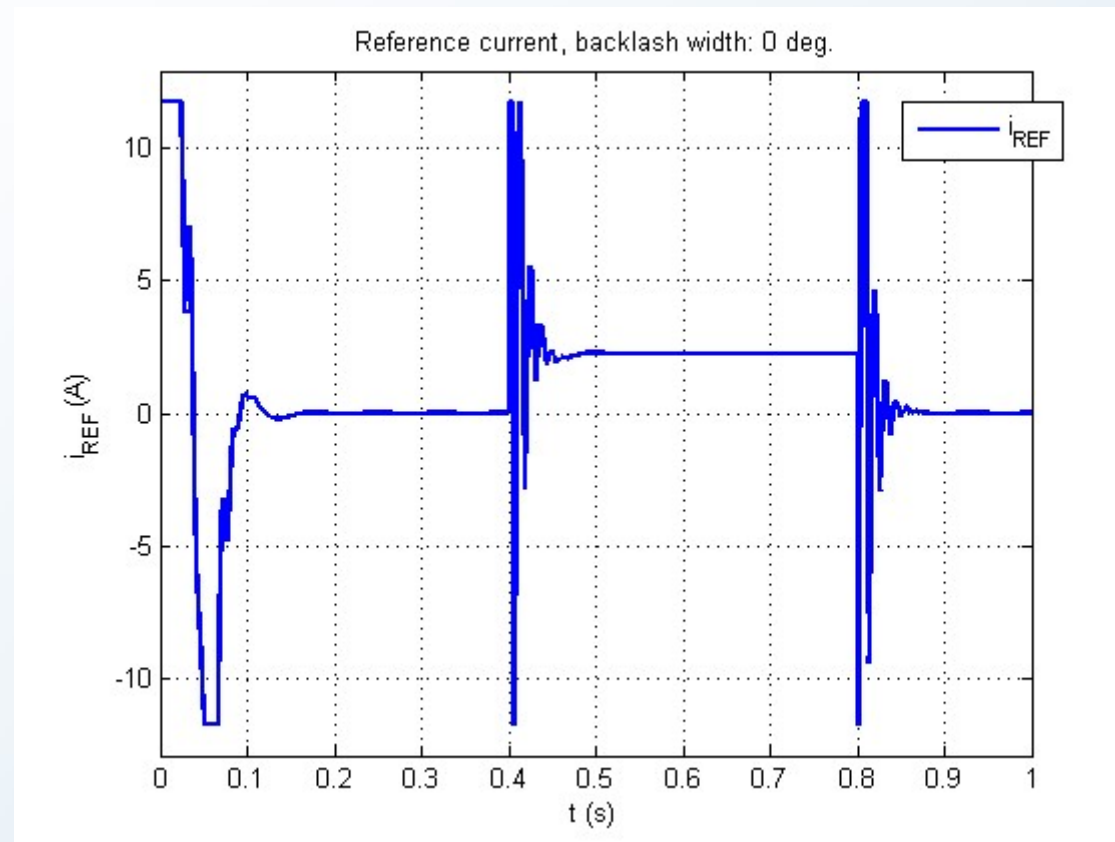


Prędkość



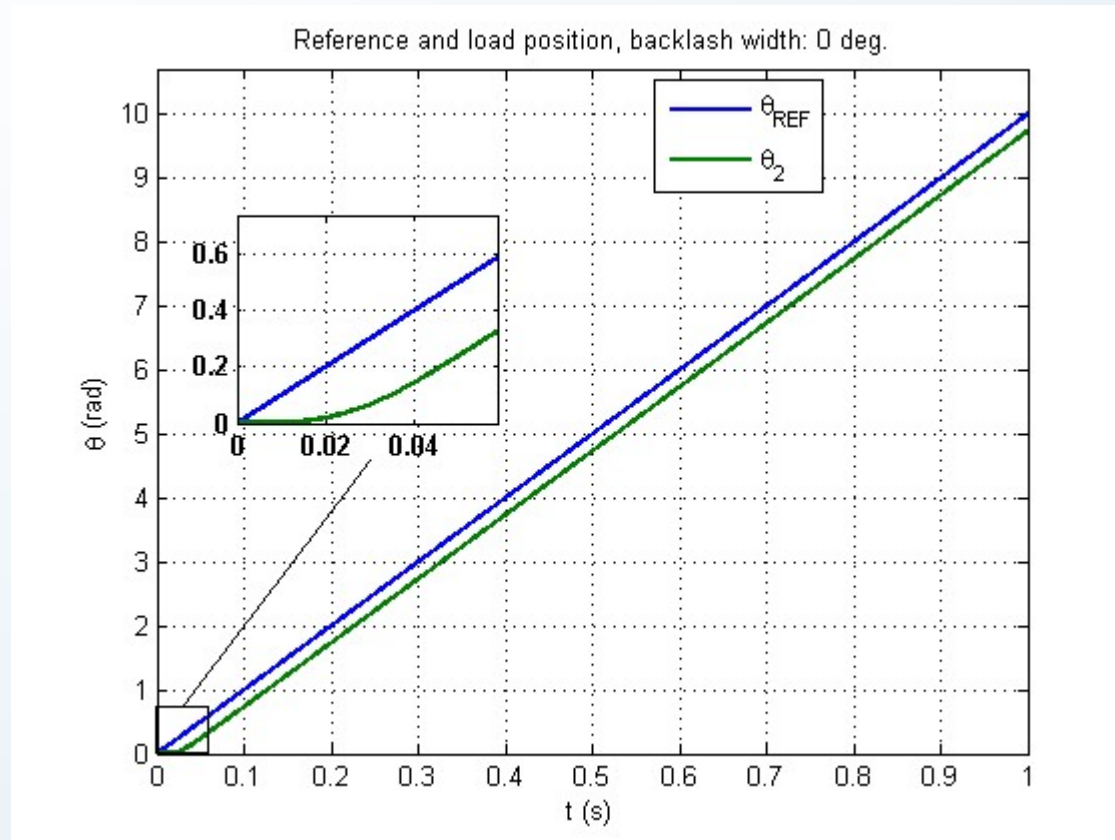
Szerokość luzu 0^0 – odpowiedź skokowa

Prąd zadany



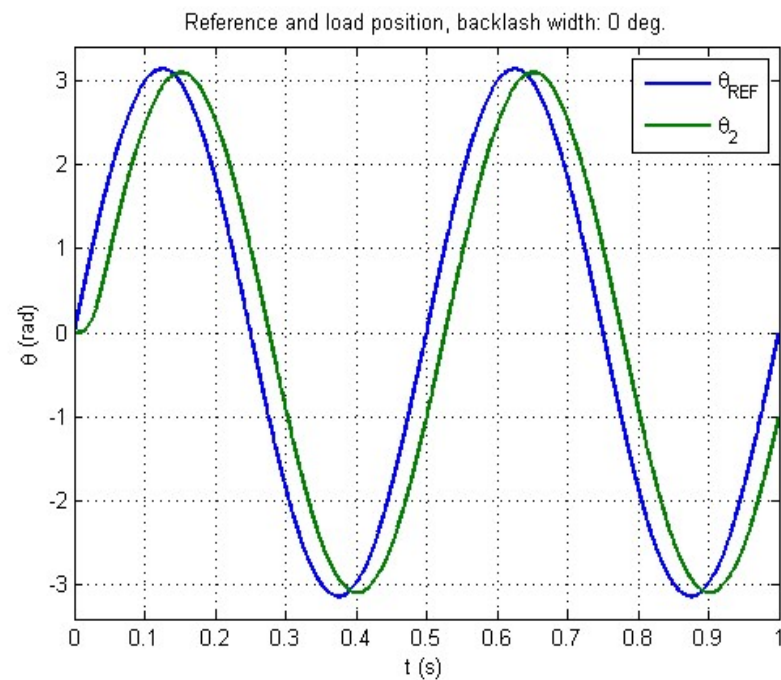
Szerokość luzu $0^\circ - 10\text{rad/s}$ odpowiedź na sygnał rampowy

Położenie

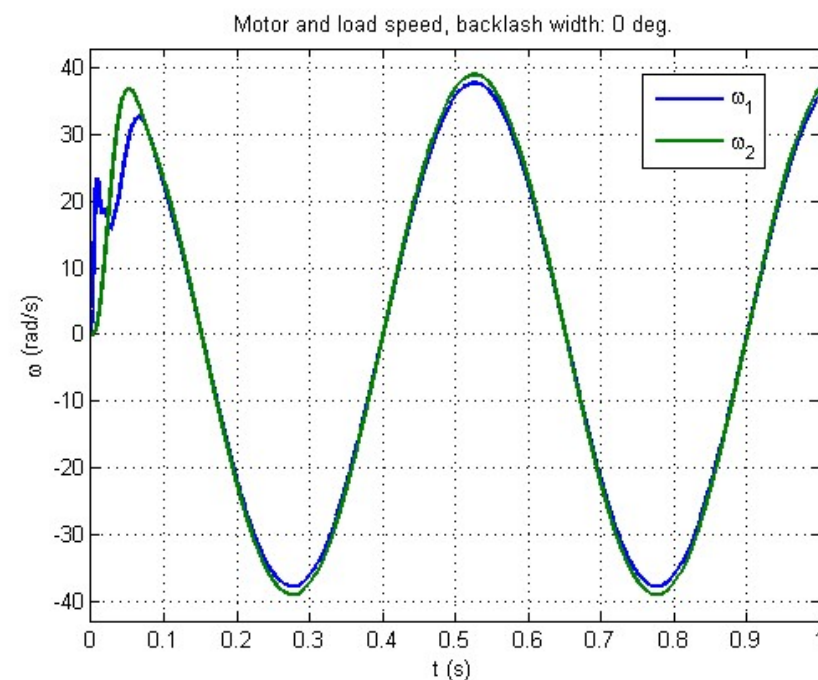


Szerokość luzu 0° – odpowiedź na sygnał sinusoidalny

Położenie

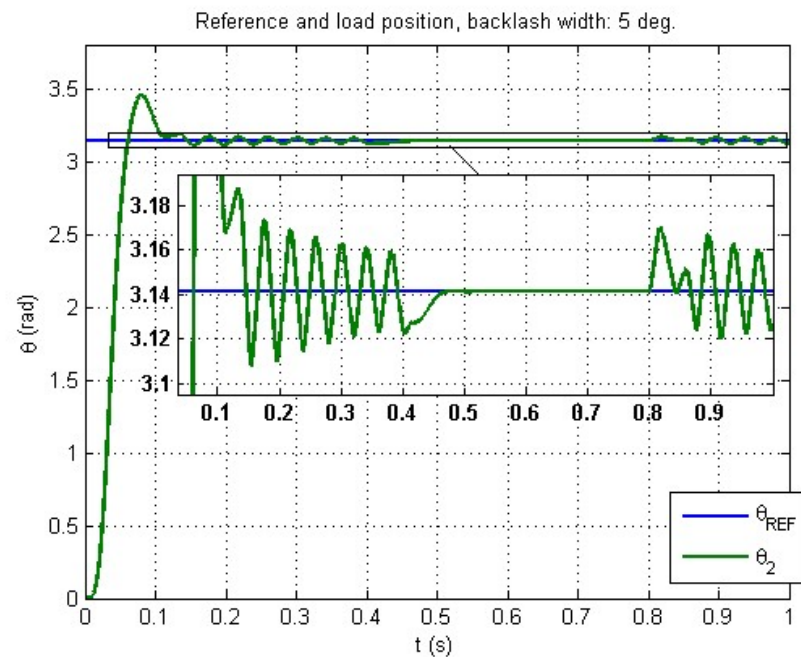


Prędkość

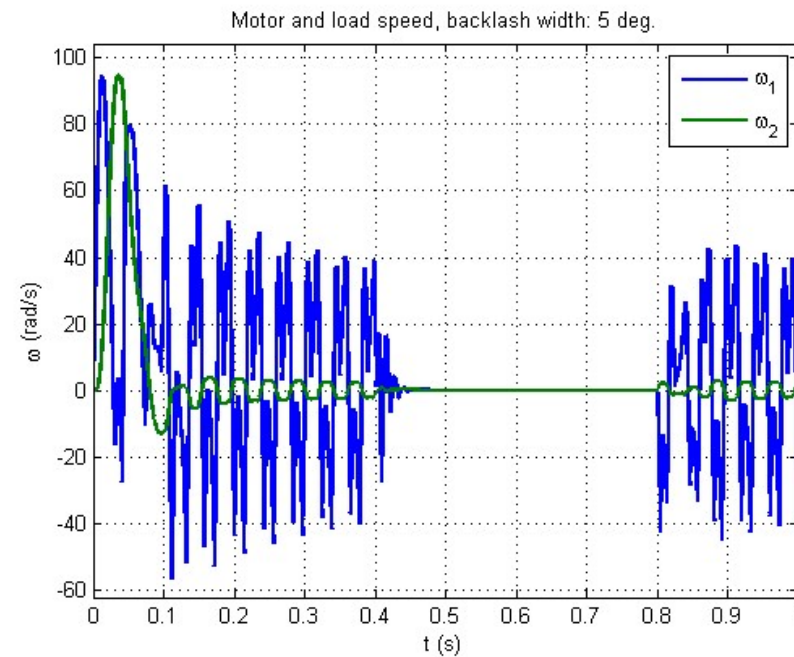


Szerokość luzu 5° – odpowiedź skokowa

Położenie

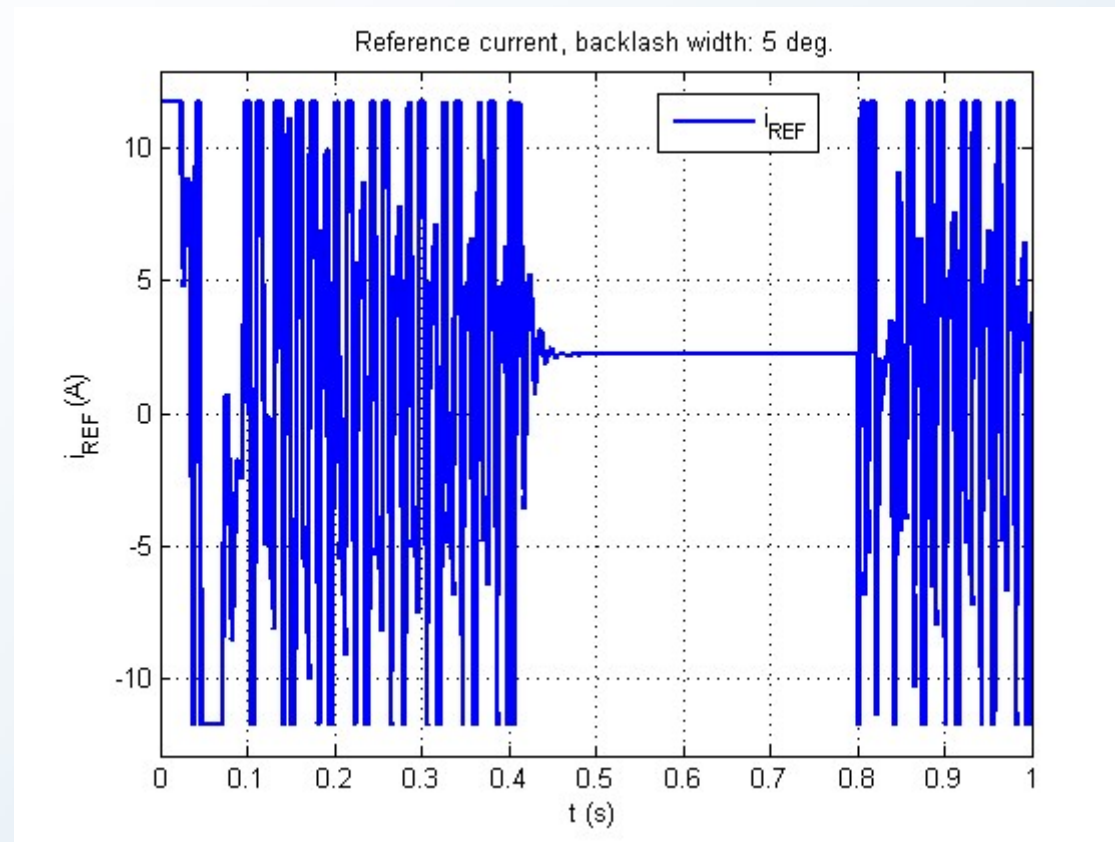


Prędkość



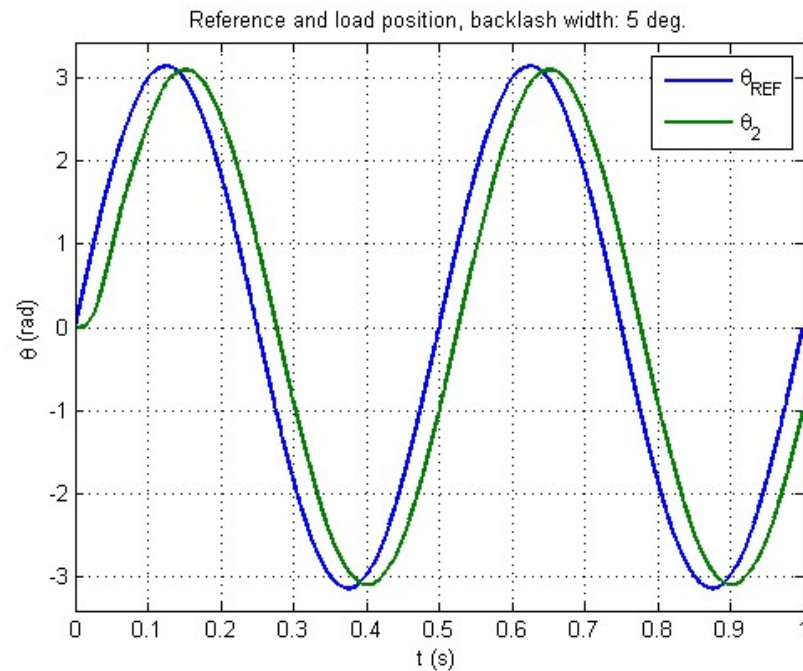
Szerokość luzu 5^0 – odpowiedź skokowa

Prąd zadany

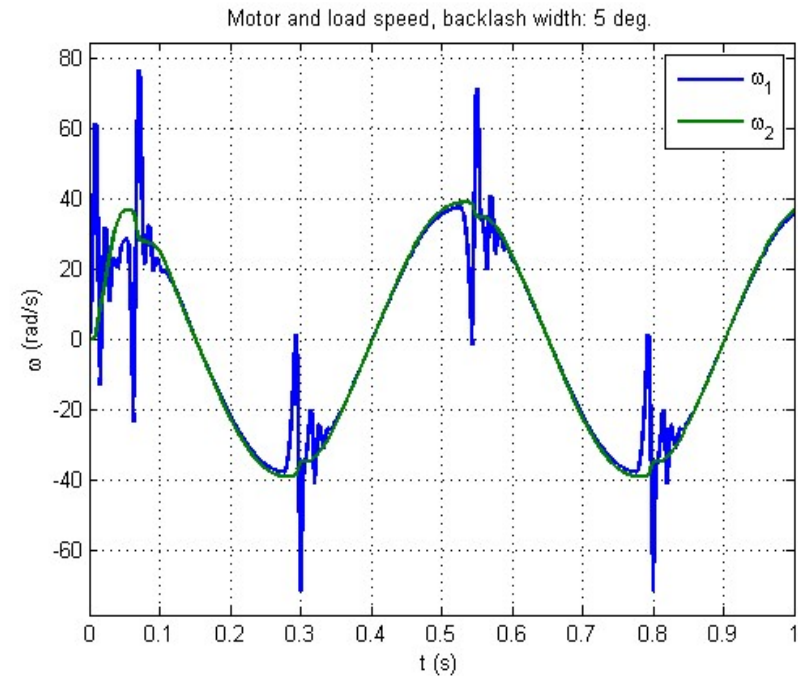


Szerokość luzu 5° – odpowiedź na sygnał sinusoidalny

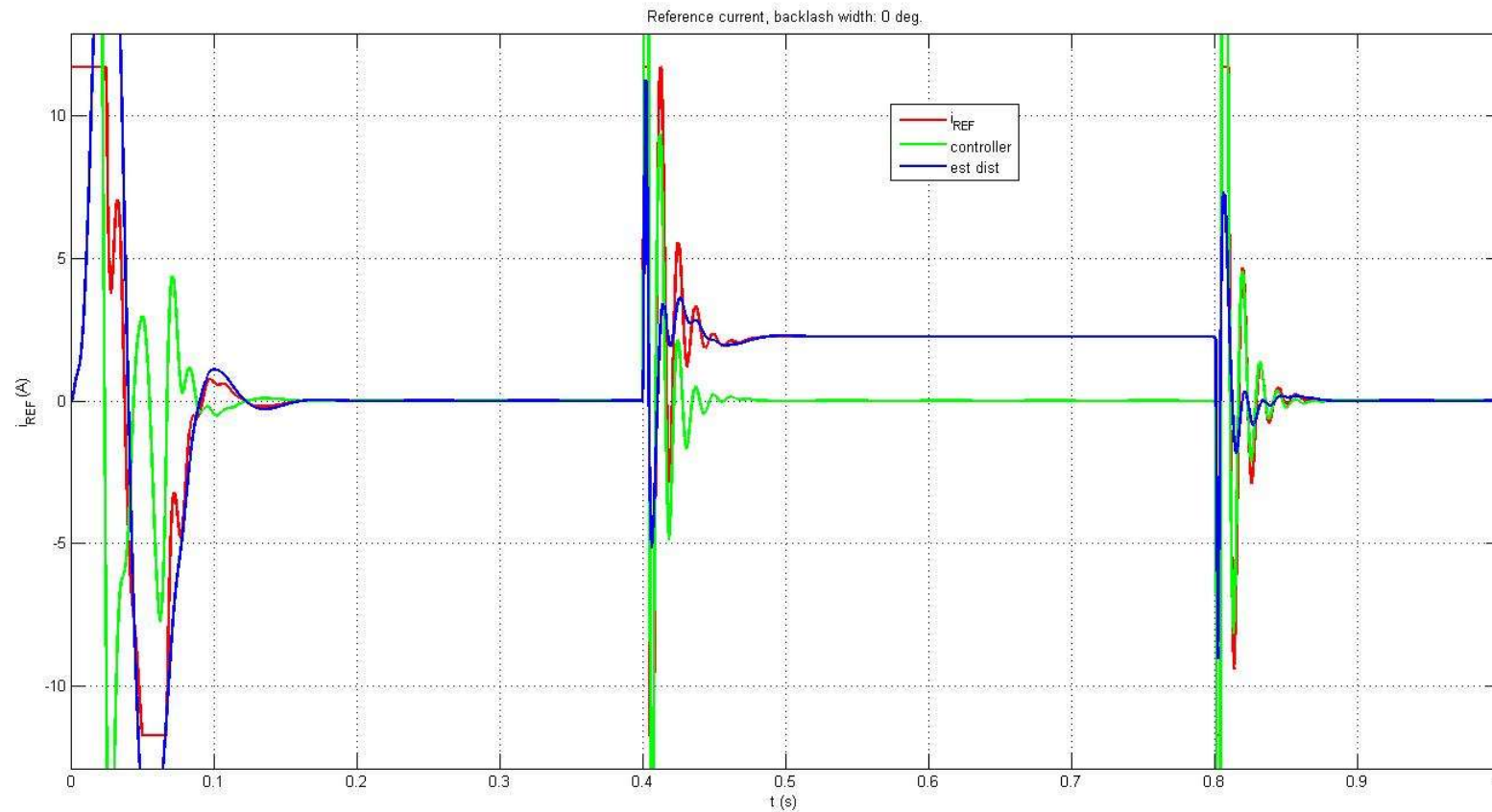
Położenie



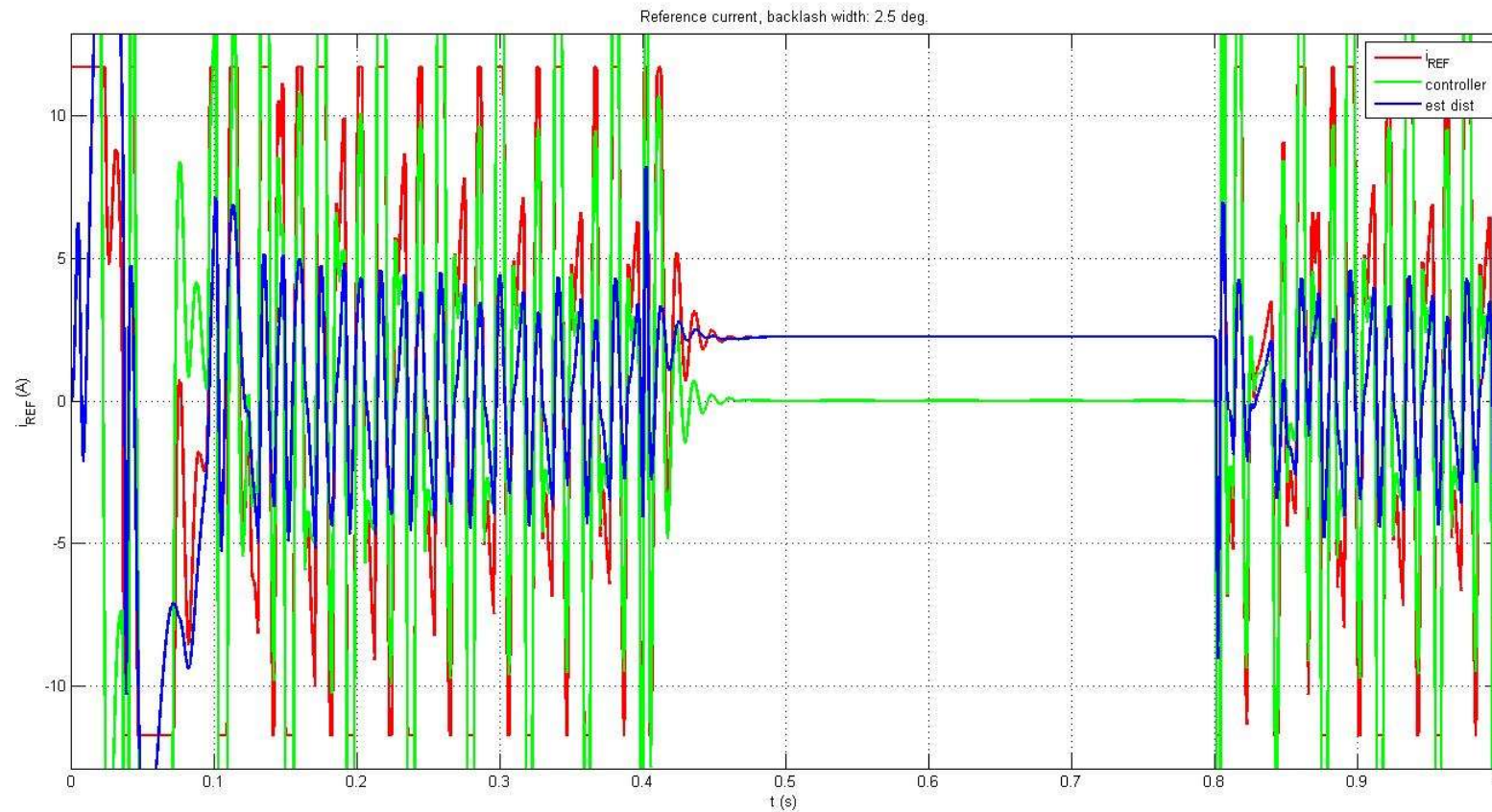
Prędkość



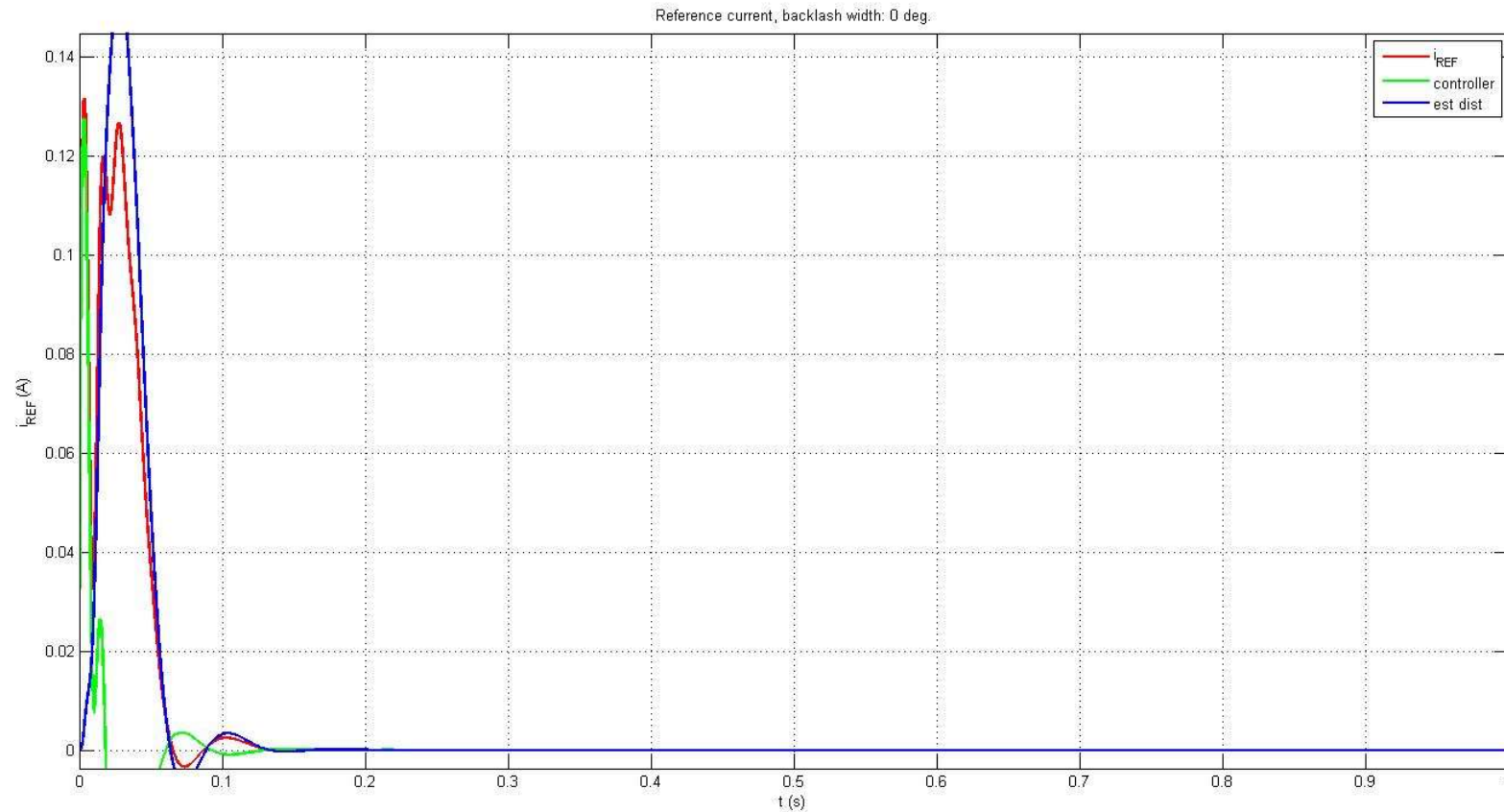
Szerokość luzu 0° – *sygnały sterujące, skok*



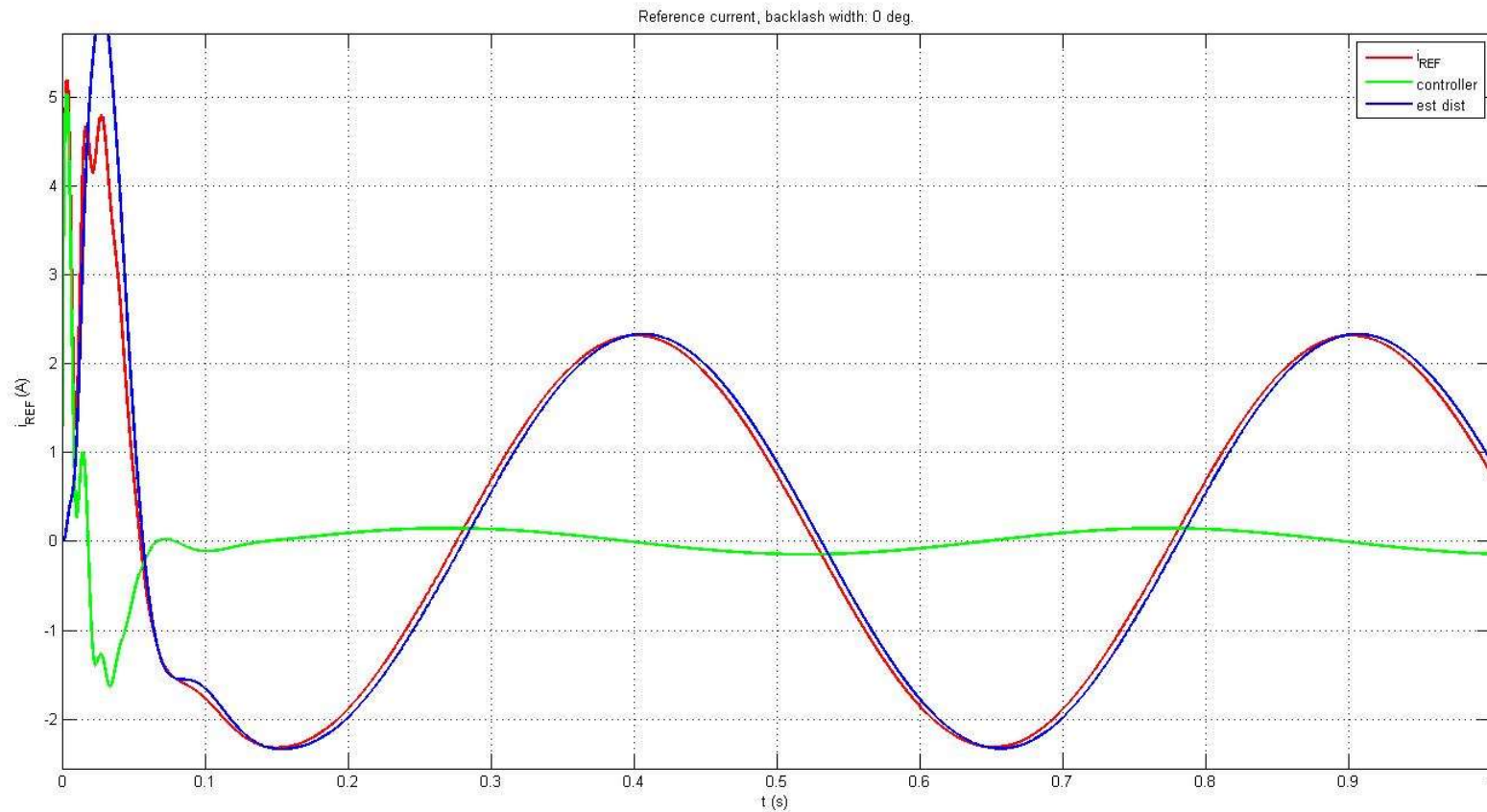
Szerokość luzu 5^0 – *sygnały sterujące, skok*



Szerokość luzu 0^0 – *sygnały sterujące, rampa*



Szerokość luzu 0^0 – *sygnały sterujące, sinus*



Wskaźniki jakości

1. Średni kwadrat błędu

$$MISE = \frac{1}{N} \sum_{i=1}^N (\theta_{REF} - \theta_2)^2$$

2. Maksymalny względny uchyb regulacji po pojawieniu się obciążenia

$$\theta_2 D_A = \frac{\max(|\theta_{REF} - \theta_2|)}{\theta_{REF}} \Big|_{T_L > 0} \cdot 100\%$$

3. Maksymalne odchylenie po usunięciu obciążenia

$$\theta_2 D_R = \frac{\max(|\theta_{REF} - \theta_2|)}{\theta_{REF}} \cdot 100\%$$

4. Maksymalne przeregulowanie względne podczas rozruchu

$$\theta_2 O = \frac{\max(|\theta_{REF} - \theta_2|)}{\theta_{REF}} \Big|_{\theta_2 > \theta_{REF}} \cdot 100\%$$

Wskaźniki jakości – wymuszenie skokowe

Tab. 2: Wskaźniki jakości dla wymuszenia skokowego

α (deg.)	MISE (rad ²)	$\theta_2 O(\%)$	$\theta_2 D_A(\%)$	$\theta_2 D_R(\%)$
0	0.3004	0.78	1.13	0.62
1	0.3013	2.94	1.39	0.90
2	0.3023	5.46	1.26	0.87
5	0.3061	10.01	0.00	0.90
10	0.3144	14.59	0.00	4.15

Wskaźniki jakości – odpowiedź na sygnał rampowy

Tab. 3: Wskaźniki jakości dla sygnału zadanego w postaci rampy

α (deg.)	1rad/s		10rad/s		100rad/s	
	MISE $\cdot 10^{-4}$ (rad ²)	$\sqrt{MISE}$ (rad)	MISE (rad ²)	$\sqrt{MISE}$ (rad)	MISE (rad ²)	$\sqrt{MISE}$ (rad)
0	6.94	0.026	0.069	0.263	6.943	2.636
1	6.95	0.026	0.069	0.263	6.945	2.635
2	6.98	0.026	0.069	0.263	6.947	2.636
5	8.25	0.029	0.069	0.263	6.964	2.639
10	38.25	0.062	0.071	0.267	7.002	2.646

Wskaźniki jakości – odpowiedź na sygnał sinusoidalny

Tab. 4: Wskaźniki jakości dla sinusoidalnego sygnału zadanego

α (deg.)	MISE (rad ²)	$\sqrt{MISE}$ (rad)
0	0.5122	0.7156
1	0.5122	0.7156
2	0.5123	0.7158
5	0.5165	0.7187
10	0.5115	0.7152

Podsumowanie i wnioski

- W trakcie projektowania układu regulacji tylko współczynnik b_0 obiektu musi być znany.
- Układ regulacji oparty o liniowy ESO pozostaje stabilny jeśli w obiekcie pojawi się luz mechaniczny (badano wartości do 10 stopni).
- Pojawienie się momentu obciążenia powoduje niwelowanie luzu co przekłada się na lepsze właściwości układu regulacji.
- Z uwagi na strukturę układu regulacji – dla sygnałów zadanych innych niż wartość stała pojawia się uchyb w stanie ustalonym.