

Akademia Górniczo-Hutnicza im. Stanisława Staszica

Sprawozdanie

Sterowanie układów liniowych Dobór regulatora

Laboratorium 7

Borsuk Piotr Nr albumu 416947 Technologie Przemysłu 4.0 Grupa nr 1 Rok akademicki 2023/2024

Wstęp teoretyczny

Metoda Zieglera-Nicholsa jest używana do doboru parametrów regulatora. Stosuję się reguły doboru bazujące na charakterystyce odpowiedzi skokowej układu zamkniętego.

Stosuje się następujące wzory:

$$KP = \frac{0.95*T}{k*T0} \tag{1.1}$$

$$KI = \frac{KP}{Ti} \tag{1.2}$$

$$Ti = 1.4 * T \tag{1.3}$$

$$Td = 0.45 * T0 (1.4)$$

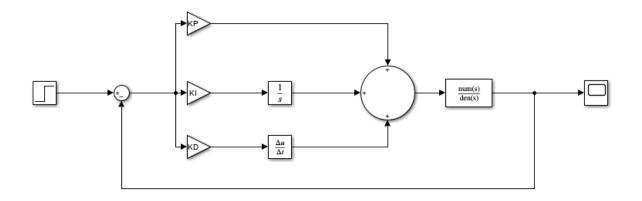
$$KD = Td * KP \tag{1.5}$$

- KP wzmocnienie proporcjonalne
- KI wzmocnienie całkowe
- KD wzmocnienie pochodnej
- T stała czasowa obiektu regulacji
- T0 stała czasowa obiektu regulacji w chwili początkowej
- Ti stała całkowania
- Td czas pochodnej

Schemat regulatora PID

Składa się z trzech podstawowych składowych: zwyczajnego, całkującego i różniczkującego.

$$G_R = KP + \frac{KI}{s} + KDs = \frac{KD * s^2 + KP * s + KI}{s}$$
 (1.6)



Schemat 1. Model Blokowy regulatora PID

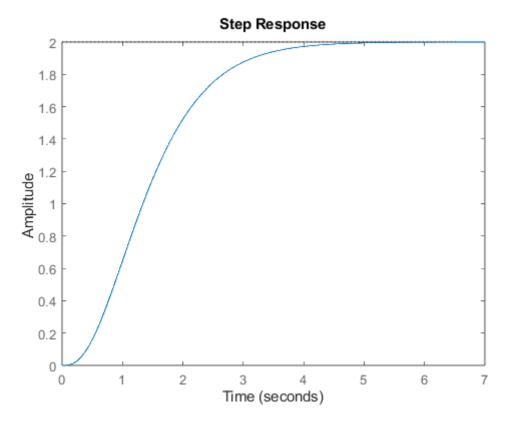
Zadanie 1.

Zaimplementowano kod, żeby otrzymać odpowiedź skokową obiektu:

$$G(s) = \frac{16}{s^3 + 6s^2 + 12s + 8} \tag{2.1}$$

Kod:

clc
clear
step(16,[1,6,12,8])



Wykres 1. Odpowiedź skokowa

Odczytujemy z wykresu poziom k (amplitudy). Do wykresu wrysowujemy styczną do wykresu i odczytujemy następujące parametry:

- T0 = 0.4 styczna z osią x
- T1 = 2,25 styczna z poziomem k (najwyższym)
- k = 2 amplituda

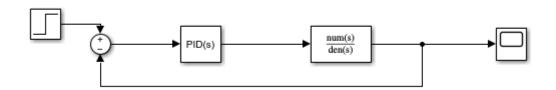
Chcemy zmienić wartość amplitudy na 1 w celu skrócenia czasu odpowiedzi i obliczamy zmienne używając wzory metody Ziglera-Nicholsa.

```
clc
clear
step(16,[1,6,12,8])
GO = tf(16,[1 6 12 8]);

T0 = 0.4;
T1 = 2.25;
k = 2;
T = T1 - T0;
KP = (0.95*T)/(k*T0);
Ti = 1.4*T;
KI = KP/Ti;
Td = 0.45*T0;
KD=Td*T0;
```

Zadanie 2.

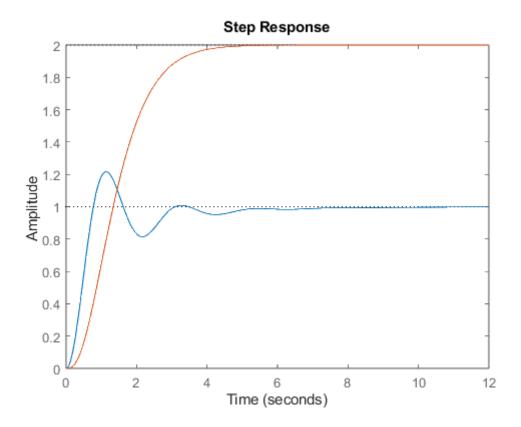
Tworzymy schemat modelu w programie "Simulink"



Schemat 2. Model regulatora PID

Implementujemy kod, który pomaga ocenić, jak wprowadzenie regulatora PID zmienia charakterystykę odpowiedzi skokowej układu regulacji, porównując odpowiedzi skokowe z i bez regulatora PID.

```
clc
clear
step(16,[1,6,12,8])
GO = tf(16,[1 6 12 8]);
t0 = 0.4;
t1 = 2.25;
k = 2;
t = t1 - t0;
kp = (0.95*t)/(k*t0);
ti = 1.4*t;
ki = kp/ti;
td = 0.45*t0;
kd=td*kp;
GR = tf([kd kp ki], [1 0]);
G1 = series(GR,GO);
G2 = feedback(G1,1);
step(G2)
hold on
```

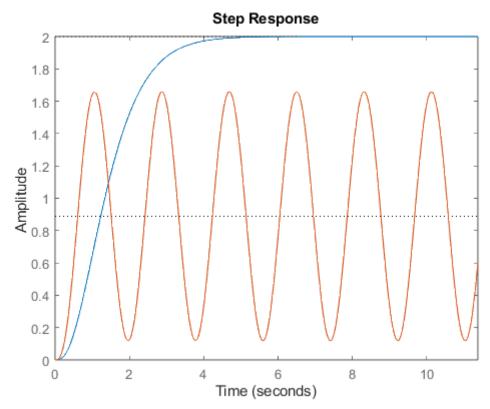


Wykres 2. Odpowiedź skokowa systemu otwartego oraz zamkniętego po dostosowaniu regulatora PID.

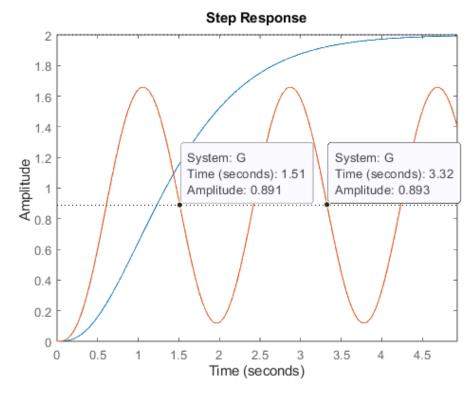
Obiekt łączymy ze wzmacniaczem (członem proporcjonalnym) i zmieniamy tak długo, aż odpowiedź obiektu stanie się oscylacyjna, niegasnąca.

```
clc
clear
close all

k=4;
GR=tf(k, 1);
G0=tf(16, [1 6 12 8]);
G1=series(GR, GO);
G=feedback(G1,1);
step(GO)
hold on
step(G)
```



Wykres 3. Odpowiedź skokowa systemu otwartego oraz systemu zamkniętego sprzężeniem zwrotnym.



Wykres 4. Odpowiedź skokowa systemu zamkniętego sprzężeniem zwrotnym gdy obiekt 'GO' jest regulowany przez regulator proporcjonalny 'GR' o współczynniku 'k'.

Odczytujemy z wykresu współczynnik wzmocnienia krytycznego $K_{kr}=4$, natomiast czas krytyczny oscylacji $T_{kr}=1.81$.

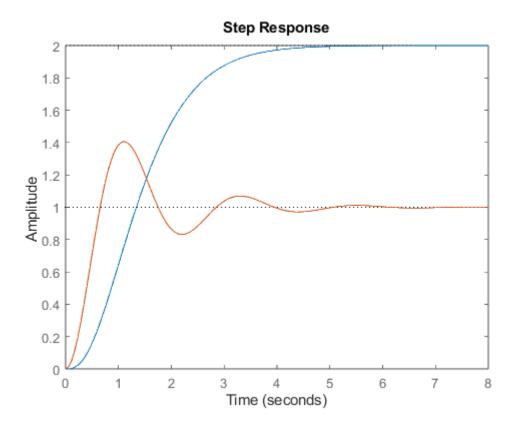
Zmieniamy regulator k na regulator PID

$$KP = 0.6 * kkr \tag{2.2}$$

$$KI = \frac{KP}{0.5} * Tkr \tag{2.3}$$

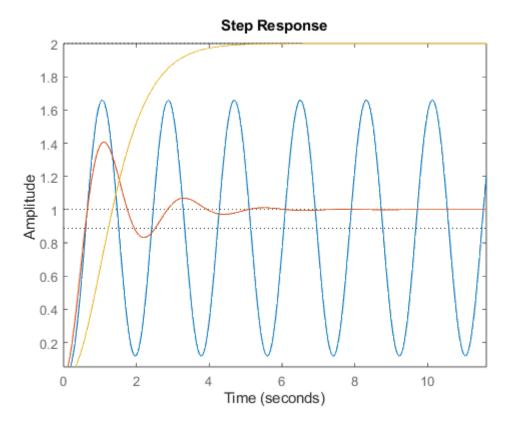
$$KD = 0.125 * Tkk * KP$$
 (2.4)

clc clear close all kkr=4; Tkr=1.81; kp = 0.6*kkr;ki=kp/(0.5*Tkr);kd=0.125*Tkr*kp; GO=tf(16, [1 6 12 8]); GR=tf([kd kp ki], [1 0]); G1=series(GR, GO); G=feedback(G1,1); figure step(GO) hold on step(G)



Wykres 4. Wykres skokowy przy użyciu drugiej metody Zieglera – Nicholsa Zaimplementowano kod porównujący wykresy:

```
clc
clear
step(16,[1,6,12,8])
k=4;
Tkr = 1.81;
GO = tf(16,[1 6 12 8]);
GK = tf(k, 1);
G1 = series(GK, GO);
G2 = feedback(G1, 1);
step(G2)
kp = 0.6 * k;
ki = kp/(0.5*Tkr);
kd = 0.125* Tkr*kp;
GR = tf([kd kp ki], [1 0]);
G1 = series(GR,GO);
G2 = feedback(G1,1);
step(G2)
hold on
step(GO)
```



Wykres 5. Porównanie wszystkich wykresów.

Wnioski

Przy użyciu kodu MATLAB analizowaliśmy wpływ regulatora PID na układ regulacji, szczególnie poprzez generowanie odpowiedzi skokowych i porównanie zachowań systemu z i bez regulatora PID.

Eksperymentalne strojenie regulatora PID może być konieczne, ponieważ dostosowanie parametrów zależy od konkretnego systemu i jego charakterystyk.