

# Projektowanie układów regulacji w dziedzinie częstotliwości

dr hab. inż. Krzysztof Patan, prof. PWSZ

# Wprowadzenie

Metody projektowania w dziedzinie częstotliwości mają wiele zalet:

- stabilność i wymagania jakościowe są prezentowane na tym samym wykresie
- można używać rzeczywistych pomiarów zamiast modelu w formie transmitancji
- projektowanie jest niezależne od rzędu układu
- regulatory dla układów z opóźnieniami można projektować bez większych trudności
- metody graficzne (analiza i synteza z użyciem odpowiednich diagramów) jest relatywnie łatwa

# Układ pierwszego rzędu

Rozważmy system opisany transmitancją

$$G(s) = \frac{a}{s + a}$$

Własności:

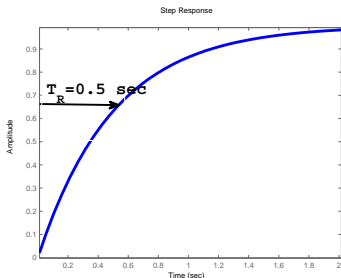
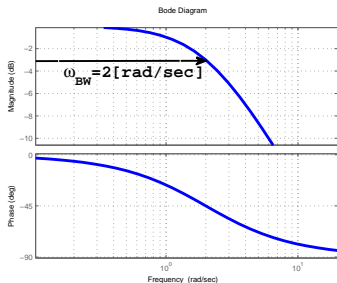
- Jeden biegun ( $s = -a$ )
- Pasma przenoszenia  $\omega_{BW} = |a|$
- Odpowiedź skokowa

$$Y(s) = \frac{1}{s} \frac{a}{s + a} = \frac{1}{s} - \frac{1}{s + a}$$

$$y(t) = (1 - e^{-at})\mathbf{1}(t)$$

## Przykładowa transmitancja

$$G(s) = \frac{2}{s + 2}$$



**częstotliwość graniczna:** przegięcie charakterystyk amplitudowej i fazowej  
**stała czasowa:** punkt przecięcia stycznej do odpowiedzi w punkcie zero z linią maksymalnego wzmocnienia

## Układ drugiego rzędu

Rozważmy system opisany transmitancją

$$G(s) = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

gdzie

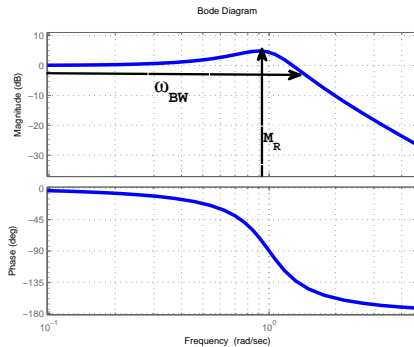
- $\zeta$  - współ. tłumienia względnego
- $\omega_n$  - pulsacja drgań własnych (nietłumionych)
- lokalizacja biegunów

$$s_{1,2} = -\zeta\omega_n \pm j\omega_n\sqrt{1 - \zeta^2}$$

- dla  $\zeta > 1$  oba bieguny są rzeczywiste
- dla  $\zeta = 1$  oba bieguny są identyczne i rzeczywiste
- dla  $0 < \zeta < 1$  bieguny są zespolone i sprzężone.

## Charakterystyki częstotliwościowe dla przykładowego systemu

$$G(s) = \frac{1}{s^2 + 0.6s + 1}$$



## Własności układu

- pulsacja rezonansowa (dla  $\zeta \leq \frac{1}{\sqrt{2}}$ )

$$\omega_R = \omega_n \sqrt{1 - 2\zeta^2}$$

- Moduł rezonansowy (dla  $\zeta \leq \frac{1}{\sqrt{2}}$ )

$$M_R = \frac{1}{2\zeta\sqrt{1 - \zeta^2}}$$

- pasmo przenoszenia

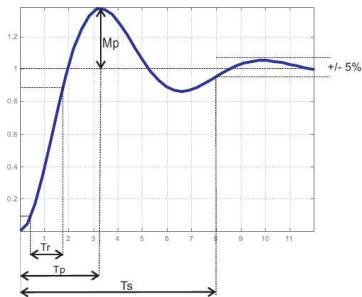
$$\omega_{BW} = \omega_n \sqrt{(1 - 2\zeta^2) + \sqrt{4\zeta^4 - 4\zeta^2 + 2}}$$

Dla  $0 < \zeta < 1$  to  $0.64\omega_n < \omega_{BW} < 1.55\omega_n$ .

Dla  $\zeta = \frac{1}{\sqrt{2}}$  to  $\omega_{BW} = \omega_n$ .

## Odpowiedź skokowa dla systemu

$$G(s) = \frac{1}{s^2 + 0.6s + 1}$$



- $M_P$  - wartość (moduł) przeregulowania

$$POS = 100[(M_P - y(\infty))/y(\infty)]$$

- $T_P$  - czas max. przeregulowania
- $T_S$  - czas regulacji
- $T_R$  - czas narastania



Odpowiedź skokowa (dziedzina częstotliwości)

$$Y(s) = \frac{1}{s}G(s) = \frac{1}{s} - \frac{s + 2\zeta\omega_n}{(s + \zeta\omega_n)^2 + \omega_n^2(1 - \zeta^2)}$$

Odpowiedź skokowa (dziedzina czasu)

$$y(t) = 1 - \frac{e^{-t/\tau}}{\sqrt{1 - \zeta^2}} \cos(\omega_d t - \varphi_d), \quad t > 0$$

gdzie

- $|\sigma| = \zeta\omega_n$  - tłumienie względne
- $\tau = 1/|\sigma|$  - stała czasowa
- $\omega_d = \omega_n\sqrt{1 - \zeta^2}$  - pulsacja tłumiona
- $\varphi = \sin^{-1} \zeta$

## Pasmo przenoszenia

Zakres częstotliwości, dla których wzmocnienie układu zamkniętego nie spada poniżej  $= -3\text{dB}$ .

Częstotliwość, dla której wzmocnienie spada o  $-3\text{ dB}$  nazywamy częstotliwością graniczną

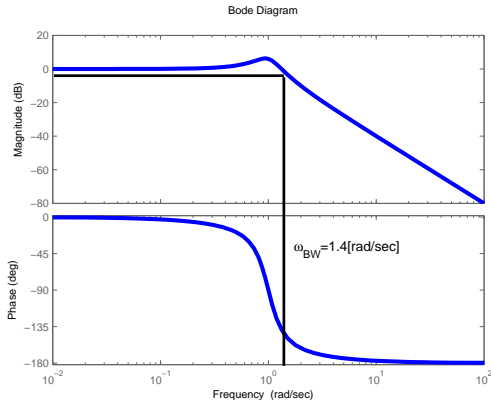
Korzystając z metod odpowiedzi częstotliwościowej oczekujemy określenia odpowiedzi układu zamkniętego na podstawie odpowiedzi układu otwartego.

Na podstawie odpowiedzi układu 2-go rzędu, możemy przyjąć, iż częstotliwość graniczna odpowiada częstotliwości, dla której wzmocnienie układu otwartego jest pomiędzy  $-6$  i  $-7.5\text{dB}$  (przyjmując, że przesunięcie fazowe dla tego wzmocnienia jest pomiędzy  $-135^\circ$  i  $-225^\circ$ )

## Przykład

Transmitancja układu zamkniętego

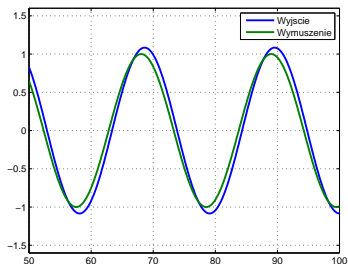
$$G_{cl} = \frac{1}{s^2 + 0.5s + 1}$$



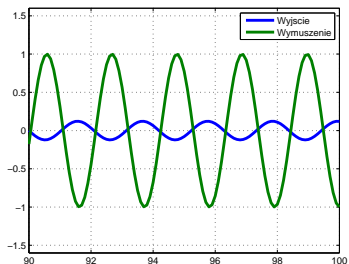
# Pasmo przenoszenia

## Przykład – cd

dla  $\omega < \omega_{BW}$



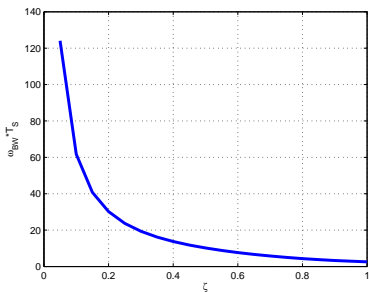
dla  $\omega > \omega_{BW}$



Relacje ze współczynnikiem tłumienia ( $\zeta$ ) i czasem ustalania ( $T_S$ )

$$\omega_{BW} = \omega_n \sqrt{(1 - 2\zeta^2) + \sqrt{4\zeta^4 - 4\zeta^2 + 2}}$$

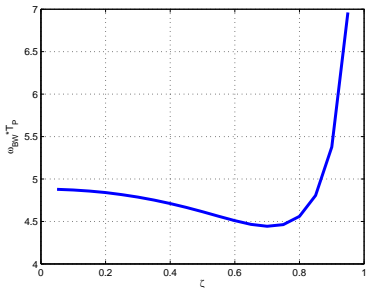
$$\omega_n = \frac{4}{T_s \zeta}$$



Relacje ze współczynnikiem tłumienia ( $\zeta$ ) i czasem max. przeregulowania ( $T_P$ )

$$\omega_{BW} = \omega_n \sqrt{(1 - 2\zeta^2) + \sqrt{4\zeta^4 - 4\zeta^2 + 2}}$$

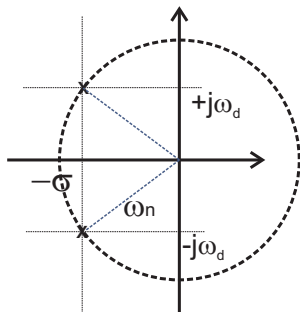
$$\omega_n = \frac{\pi}{T_p \sqrt{1 - \zeta^2}}$$



## Wpływ zmian położenia biegunów

Dla danej transmitancji

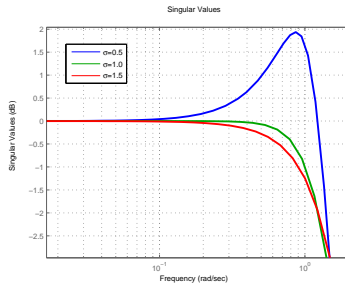
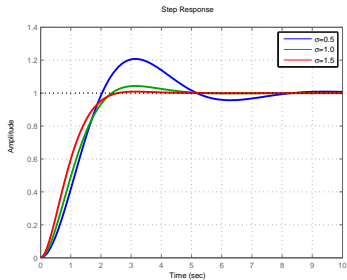
$$G(s) = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{\omega_d^2 + \sigma^2}{s^2 + 2\sigma s + \omega_d^2 + \sigma^2}$$



- $s_{1,2} = -\zeta\omega_n \pm j\omega_n\sqrt{1-\zeta^2}$
- $\theta = \cos^{-1} \zeta$
- $\zeta = \cos \theta$

## Wpływ zmian $\sigma$

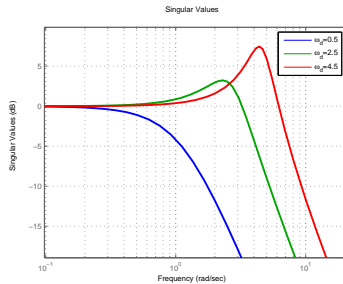
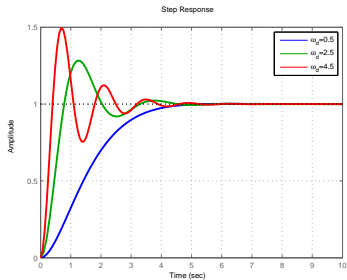
$$\omega_d = 1, \sigma = \{0.5, 1, 1.5\}$$





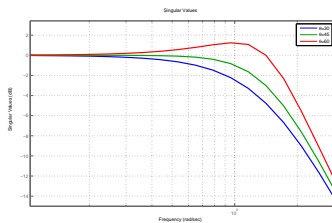
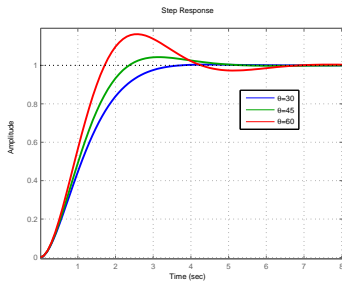
## Wpływ zmian $\omega_d$

$$\sigma = 1, \omega_d = \{0.5, 2.5, 4.5\}$$



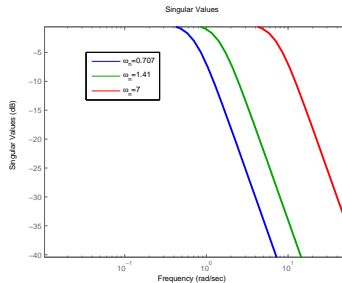
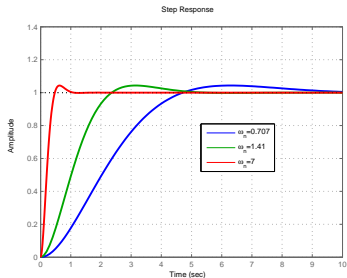
## Wpływ zmian $\zeta$

$$\omega_n = \sqrt{2}, \theta = \{30, 45, 60\}$$



## Wpływ zmian $\omega_n$

$$\zeta = \frac{1}{\sqrt{2}}, \omega_n = \left\{ \frac{\sqrt{2}}{2}, \sqrt{2}, 5\sqrt{2} \right\}$$



# Stabilność w dziedzinie częstotliwości

## Problem

Czy badając transmitancję w otwartej pętli  $L(s) = K(s)G(s)$  możemy ustalić stabilność układu zamkniętego?

$$G_{cl} = \frac{K(s)G(s)}{1 + K(s)G(s)}$$

Uwagi:

- Łatwo rozwiązać powyższy problem korzystając z linii pierwiastkowych
- Jak znaleźć warunek w dziedzinie częstotliwości odpowiadający ulokowaniu wszystkich biegunów w lewej półpłaszczyźnie zespolonej?

## Zapas wzmocnienia i fazy

### Zapas wzmocnienia

Zmiana wzmocnienia w układzie otwartym ( $K(s)G(s)$ ) powodująca niestabilność układu zamkniętego. Układy z większym zapasem wzmocnienia są bardziej odporne na zmiany parametrów układu mogące spowodować niestabilność układu zamkniętego.

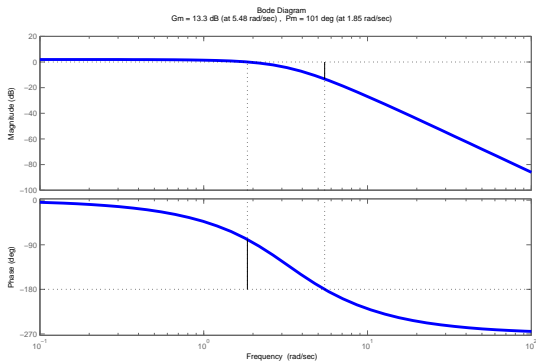
### Zapas fazy

Zmiana fazy w układzie otwartym ( $K(s)G(s)$ ) powodująca niestabilność układu zamkniętego.

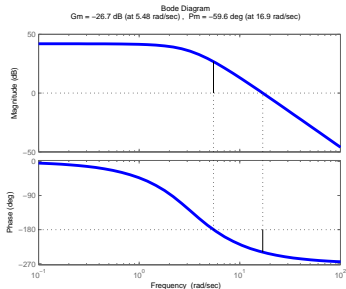
Zapas fazy określa tolerancję układu na opóźnienia. Opóźnienia większe niż  $180/\omega_{pc}$  ( $\omega_{pc}$  - częstotliwość przy którym przesunięcie fazowe =  $180^\circ$ ) powodują niestabilność układu zamkniętego.

## Przykład

$$K(s) = 50, G(s) = \frac{1}{s^3 + 9s^2 + 30s + 40}$$



Zmieniając wzmacnienie układu ( $K(s) = 5000(100\times)$ ) nie musimy kreślić nowego wykresu Bodego, aby odczytać zapas fazy. Wystarczy na utworzonym już wykresie sprawdzić zapas fazy dla  $-40\text{dB}$  ( $40\text{dB}$  odpowiada wzmacnieniu 100 razy).



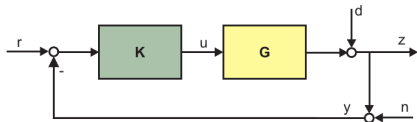
# Wskaźniki jakościowe

Określanie wskaźników jakościowych układu zamkniętego:

- musimy zapewnić stabilność układu otwartego jeśli będziemy używać diagramów Bode'go.
- sprawdzamy czy  $\omega_{gc} < \omega_{pc}$ ) aby stwierdzić czy układ zamknięty będzie stabilny.
- dla układu 2-ego rzędu , współczynnik tłumienia (układu zamkniętego) jest w przybliżeniu równa  $PM/100$  (jeśli  $PM = 0 \div 60^\circ$ ).
- dla układu 2-ego rzędu, istnieją zależności pomiędzy współczynnikiem tłumienia, pasmem przenoszenia i czasem ustalania .
- w przybliżeniu możemy przyjąć że pasmo przenoszenia będzie równe częstotliwości drgań własnych.



# Układ regulacji ze sprzężeniem zwrotnym



## Definicje sygnałów

- $r$  - sygnał referencyjny
- $d$  - zakłócenia
- $n$  - szum czujników
- $z$  - regulowane wyjście
- $y$  - mierzone wyjście

**Problem:** Uzyskanie najmniejszego błędu regulacji ( $r - z$ )

Wyjście układu

$$Z(s) = \frac{K(s)G(s)}{1+K(s)G(s)}R(s) + \frac{1}{1+K(s)G(s)}D(s) - \frac{K(s)G(s)}{1+K(s)G(s)}N(s)$$

Definiując błąd regulacji  $e = r - z$  otrzymujemy

$$E(s) = \frac{1}{1+K(s)G(s)}R(s) - \frac{1}{1+K(s)G(s)}D(s) + \frac{K(s)G(s)}{1+K(s)G(s)}N(s)$$

oraz

$$U(s) = \frac{K(s)}{1+K(s)G(s)}(R(s) - D(s) - N(s))$$

## Ograniczenia sterowania

Można pokazać, że

$$e = r - z = S(r - d) + Tn$$

gdzie

$$S(s) = (1+G(s)K(s))^{-1}; \quad T(s) = 1-S(s) = (1+G(s)K(s))^{-1}G(s)K(s)$$

Główne cele sterowania

- **Dobre** śledzenie sygnału referencyjnego (dla niskich częstotliwości  $< \omega_{BW}$ )

$$|G(j\omega)K(j\omega)| \gg 1 \Leftrightarrow |S(j\omega)| \ll 1 \text{ or } |T(j\omega)| \simeq 1$$

- **Dobre** tłumienie zakłóceń (dla wysokich częstotliwości)

$$|G(j\omega)K(j\omega)| \ll 1 \Leftrightarrow |T(j\omega)| \ll 1$$

# Cele i ograniczenia regulacji (sterowania)

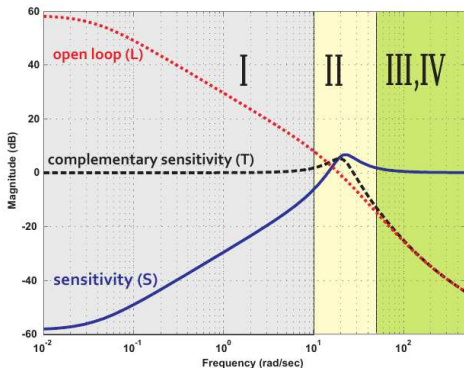
## Cel regulacji

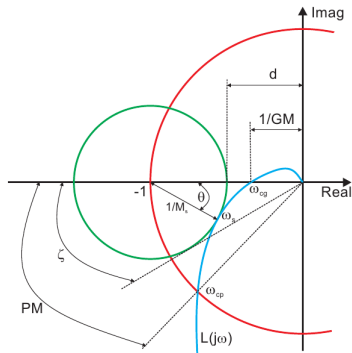
Zaprojektować regulator  $K$  tak aby błąd regulacji pozostawał mały. Oznacza to, że będziemy dążyć aby  $S$  i  $T$  były małe w tych zakresach częstotliwości gdzie spektrum sygnałów  $r$  i  $n$  są małe.

## Ograniczenia

- $S + T = 1$  (błąd  $e$  nie może być mały dla wszystkich częstotliwości)
- $\int_0^\infty \log |S(j\omega)| d\omega = 0$  - jakość sterowania (ang. *performance*) vs. odporność (ang. *robustness*)

- I Sygnał  $z$  musi śledzić  $r$  (ang. *tracking*).
- II Odporność na zmiany parametrów układu.
- III Tłumić wpływ zakłóceń (oraz niemodelowanej dynamiki)
- IV Tłumić wpływ szumu pomiarowego  $n$





$$M_s = \|S(j\omega)\|_{\infty}$$

$$d = 1 - \frac{1}{M_s}$$

$$PM \geq \zeta = 2 \sin^{-1} \left( \frac{1}{M_s} \right)$$

$$GM \geq \frac{1}{d} = \frac{M_s}{M_s - 1}$$

Czyli

$$M_s < 2 \Leftrightarrow GM > 2 \text{ i } PM > 30^\circ$$