

Sivilingeniørutdanningen ved
Institutt for prosessautomatisering
Kybernetikk og industriell IT
Avdeling for teknologiske fag
Høgskolene i Telemark
DDiR, November 18, 2008

Fag PA3494: Prosessregulering

Løsning til Øving 9

Task 1

a) We have that

$$y(s) = h_p(s)h_c(s)\overbrace{(r-y)}^{=0} + h_p(s)u_f + h_d(s)v(s) = r \quad (1)$$

this give the ideal feed-forward controller

$$u_f = \frac{1}{h_p(s)}r - \frac{h_d(s)}{h_p(s)}v. \quad (2)$$

I.e., we have a feed-forward part from the reference, r , and a feed-forward from the disturbance, v .

b) We have that

$$y(s) = h_p(s)h_c(s)(r-y) + h_p(s)u_f + h_d(s)v(s). \quad (3)$$

As we see, the disturbance, v , have no influence upon the output, y , if we chose u_f such that

$$h_p(s)u_f + h_d(s)v(s) = 0. \quad (4)$$

This gives the ideal feed-forward controller

$$u_f = -\frac{h_d(s)}{h_p(s)}v(s). \quad (5)$$

Hence, we have only feed-forward from the disturbance, v , in this case.

Task 2

a) We define

$$h_p(s) = \frac{1 - \alpha s}{1 + \alpha s} \quad (6)$$

The frequency response is then given by

$$h_p(j\omega) = e^{j\angle h_p(j\omega)} \quad (7)$$

where

$$\angle h_p(j\omega) = \arctan(-\alpha\omega) - \arctan(\alpha\omega) = -2 \arctan(\alpha\omega) \quad (8)$$

We demand that

$$\angle h_p(j\omega) = -\frac{\pi}{2} \quad (9)$$

at the frequency $\omega = \frac{\pi}{2\tau}$. This gives

$$\angle h_p(j\omega) = -2 \arctan(\alpha \frac{\pi}{2\tau}) = -\frac{\pi}{2} \quad (10)$$

which gives

$$\alpha = \frac{2\tau}{\pi} \quad (11)$$

because $\arctan(1) = \frac{\pi}{4}$.

b) Given a process

$$y = \frac{1 - \alpha s}{1 + \alpha s} u \quad (12)$$

A state space model is then given by

$$\dot{x} = \frac{1}{\alpha} x + \frac{2}{\alpha} u, \quad (13)$$

$$y = x - u. \quad (14)$$

Prof: We have that

$$y = \frac{1 - \alpha s}{1 + \alpha s} u = \left(\frac{2}{1 + \alpha s} - \frac{1 + \alpha s}{1 + \alpha s} \right) u = \frac{2}{1 + \alpha s} u - u \quad (15)$$

Defining

$$x = \frac{2}{1 + \alpha s} u, \quad (16)$$

får vi

$$y = x - u, \quad (17)$$

and

$$\alpha s x + x = 2u. \quad (18)$$

Ved invers Laplace-transformasjon får vi

$$\dot{x} = -\frac{1}{\alpha} x + \frac{2}{\alpha} u. \quad (19)$$

Tilstandsrommodellen (13) og (14) er dermed gitt ved (17) og (19).

Oppgave 3

c) Vi setter frekvensresponsen til $h_0(s) = h_c(s)h_p(s)$ på polar form

$$h_0(j\omega) = \frac{1}{T_i\omega j} e^{-j\tau\omega} = |h_0(j\omega)| e^{j\angle h_0(j\omega)}. \quad (20)$$

der

$$|h_0(j\omega)| = \frac{1}{T_i\omega}, \quad (21)$$

$$\angle h_0(j\omega) = -\tau\omega - \frac{\pi}{2} \quad (22)$$

Vi finner fasekryssfrekvensen ω_{180} , dvs.

$$\angle h_0(j\omega_{180}) = -\tau\omega_{180} - \frac{\pi}{2} = -\pi \quad (23)$$

som gir

$$\omega_{180} = \frac{\pi}{2\tau} \quad (24)$$

Systemet er stabilt dersom

$$|h_0(j\omega_{180})| = \frac{1}{T_i\omega_{180}} < 1 \quad (25)$$

Dette gir følgende stabilitetskrav

$$\frac{\tau}{T_i} < \frac{\pi}{2} \quad (26)$$

d) Benytter vi Balchen approksimasjonen

$$e^{-\tau s} \approx \frac{1 - \frac{2\tau}{\pi} s}{1 + \frac{2\tau}{\pi} s} \quad (27)$$

får vi samme stabilitetsresultat som i punkt c) over.

Oppgave 4

For å finne en diskret formulering av PID regulatoren finner vi først en kontinuerlig tilstandsrommodell. PID regulatoren kan skrives slik

$$u = K_p e + \frac{K_p}{T_i} e + K_p T_d s e. \quad (28)$$

Vi definerer regulatortilstanden, z , som

$$z = \frac{K_p}{T_i} e. \quad (29)$$

Invers Laplacetransformasjon av (29) og (28) gir da følgende tilstandsrommodell for PID regulatoren

$$\dot{z} = \frac{K_p}{T_i} e. \quad (30)$$

$$u = K_p e + z + K_p T_d \dot{e} \quad (31)$$

En fornuftig initialverdi ved oppstart for regulatortilstanden, z , er her $z(t_0) = u_0$ der u_0 er et nominelt pådrag.

Vi benytter en eksplisitt Euler approksimasjon til de tidsderiverte og får følgende diskrete tilstandsrommodell for PID regulatoren

$$z_{k+1} = z_k + \Delta t \frac{K_p}{T_i} e_k. \quad (32)$$

$$u_k = K_p e_k + z_k + K_p T_d \frac{e_k - e_{k-1}}{\Delta t} \quad (33)$$

der Δt er samplingsintervallet. Merk at det ofte er vanlig å ikke derivere referansesignalet. Referansen er jo som oftest stykkevis konstant og man unngår store sprang i pådraget ved settpunktsendringer. Dette betyr at

$$\dot{e} = -\dot{y} \approx -\frac{y_k - y_{k-1}}{\delta t}. \quad (34)$$

Merk at den diskrete PID regulatoren kan settes på endringsform, dvs. at vi ved hvert sample beregner $\Delta u_k = u_k - u_{k-1}$. Dersom vi deriverer referansen så kan denne skrives slik

$$\Delta u_k = K_p \left(1 + \frac{T_d}{\Delta t}\right) (e_k - e_{k-1}) + \frac{\Delta t K_p}{T_i} e_{k-1} - \frac{K_p T_d}{\Delta t} (e_{k-1} - e_{k-2}). \quad (35)$$

Vis dette. Dersom vi velger å ikke derivere referansen får vi