# Wydział Elektroniki i Technik Informacyjnych Politechnika Warszawska

Projektowanie układów sterowania (projekt grupowy)

Sprawozdanie z laboratorium nr 1

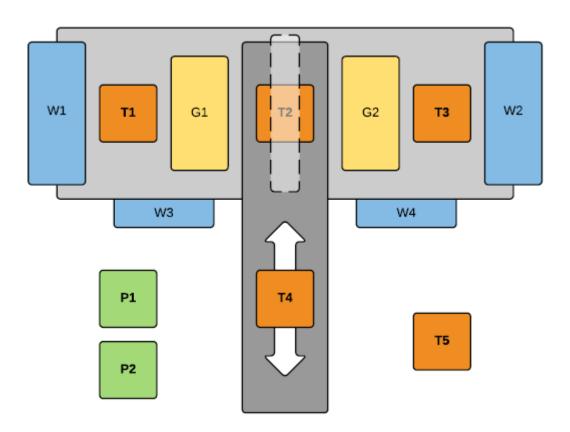
Sobolewski Konrad, Różański Antoni, Giełdowski Daniel

# Spis treści

1.	Opis obiektu	2
2.	Zadanie 1: Punkt pracy	3
3.	Zadanie 2: Odpowiedzi skokowe	4
	3.1. Skrośnie odpowiedzi skokowe	
	3.2. Właściwości statyczne obiektu	
	3.3. Właściwości statyczne procesu $T1(G1,G2),T3(G1,G2)$	7
4.	Zadanie 3: Znormalizowane odpowiedzi skokowe	9
<b>5.</b>	Zadanie 4: Algorytmy PID i DMC	14
	5.1. Cyfrowy algorytm PID	14
	5.2. Analityczny algorytm DMC	
6.	Zadanie 5: Strojenie regulatora PID i DMC	17
	6.1. Regulator PID	17
	6.1.1. Początkowe nastawy	
	6.1.2. Korygowanie nastaw	
	6.1.3. Finalne nastawy	20

## 1. Opis obiektu

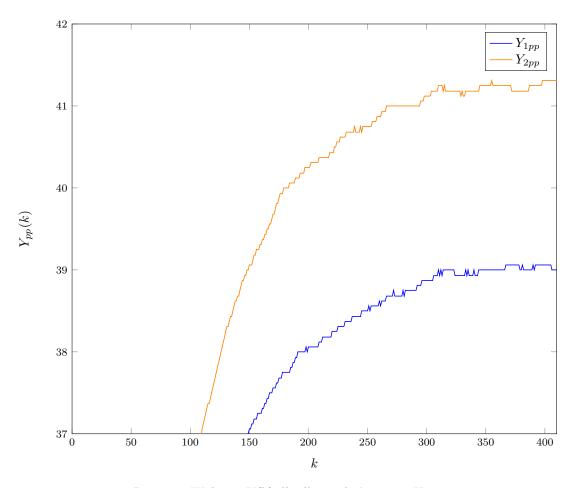
Obiektem używanym na laboratorium było stanowisko grzejąco-chłodzące przedstawione schematycznie na poniższym rysunku 1.1. Stanowisko składa się z 4 wentylatorów (W), 2 grzałek (G), 5 czujników temperatury (T), pomiaru prądu (P1) oraz napięcia (P2). Nie korzystaliśmy jednak ze wszystkiego naraz. Uruchomione były tylko wentylatoray W1 oraz W2, które ustawione na stałe 50% mocy symulowały stałe niemierzalne zakłócenie. Symulowany był obiekt o dwóch wejściach i dwóch wyjściach - sterowaniami naszego obiektu były grzałki G1 oraz G2. Grzałki są doskonale symetryczne i mają takie same charakterystyki. Jako wyjśca zostały przyjęte czujniki temperatury T1 oraz T3, które też są identyczne. Nie odczytywaliśmy wartości z pozostałych czujników, nie były one ważne dla naszego eksperymentu. Ze względu na to, że mierzonym medium była temperatura, obiekt był narażony na różnego rodzaju szumy i zakłócenia. Jego położenie także nie sprzyjało dokładnym pomiarom (otwarte drzwi oraz wentylacja w pobliżu). Z tych powodów pomiary z niego otrzymane mogły zawierać (a dokładniej mówiąc na pewno zawierały) odchylenia od wartości właściwej, co zostało uwzględnione w trakcie analizy wyników.



Rys. 1.1. Schemat stanowiska grzejąco-chłodzącego

## 2. Zadanie 1: Punkt pracy

Pierwszym poleceniem było sprawdzenie możliwości sterowania i pomiaru w komunikacji ze stanowiskiem oraz określenie wartości wyjść obiektu  $Y_{1pp}$  (pomiaru T1) oraz  $Y_{2pp}$  (pomiaru T3) w punkcie pracy  $U_{1pp}=25+nz$  oraz  $U_{2pp}=30+nz$ , gdzie dla naszego zespołu nz=11. Obiekt zachowywał się prawidłowo - umożliwiał sterowanie temperaturą i jej odczyt. Następnie przeszliśmy do badania zachowania obiektu w punkcie pracy: Ustawiliśmy wartość sterowania (moc grzania grzałek G1 i G3) na  $U_{1pp}$  i  $U_{2pp}$  i odczekując znaczną ilość czasu (powyżej 8 minut). Wyjścia ustabilizowały się w pobliżu wartości 39 oraz 41.31 (czasami występowały niewielkie skoki spowodowane prawdopodobnie zakłóceniami z otoczenia). Ostatecznie zdecydowaliśmy się zachować te wartości.

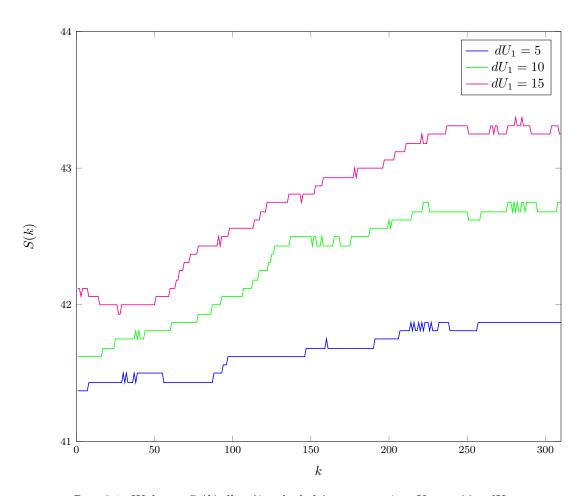


Rys. 2.1. Wykresy Y(k) dla dla punktów pracy Upp

# 3. Zadanie 2: Odpowiedzi skokowe

### 3.1. Skrośnie odpowiedzi skokowe

Kolejnym zadaniem było wyznaczenie trzech skrośnych odpowiedzi skokowych obiektu. Wykonaliśmy skoki na grzałce G1 i zmierzyliśmy wyjście obiektu na czuniku T3 rozpoczynających się z punktu pracy. Wyniki tego eksperymentu, razem z linią pokazującą położenie punktu pracy, znajdują się na rysunku 3.1. Dla przedstawionych odpowiedzi skok sterowania następował w chwili k=10, co oznacza, że dopiero od k=11 wykresy przedstawiają właściwe odpowiedzi skokowe.



Rys. 3.1. Wykresy  $S_2(k)$  dla różnych skoków sterowania z  $U_{1pp}=36$  o dU

### 3.2. Właściwości statyczne obiektu

Trudności sprawiło nam określenie, czy właściwości statyczne posiadanego obiektu są liniowe. Biorąc dosłownie końcowe wartości wyjścia skriośnych odpowiedzi skokowych należałoby stwierdzić, że nie są. Należy jednak pamiętać o następujących faktach:

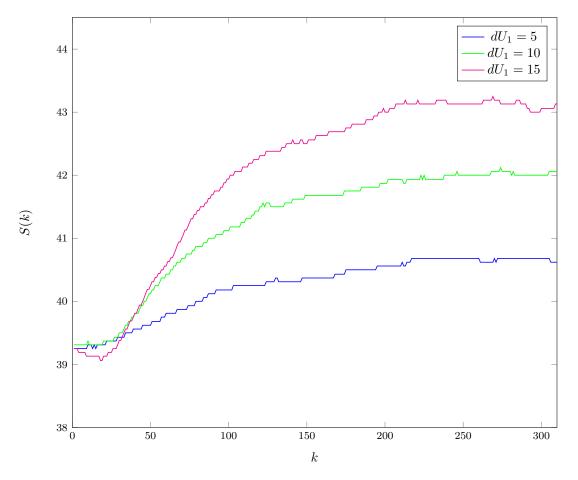
- 1. W okolicy obiektu występowały nieuchronne zakłócenia, które w znaczący sposób wpłynęły na odczyty;
- 2. Analizowane są odpowiedzi skrośne, które mają stosunkowo małe wzmocnienie i szum będzie na nie z tego powodu mocniej wpływał;
- 3. W trakcie trwania laboratorium punkt pracy przesuwał się w górę, co rówież utrudnia poprawną interpretację wyniku;
- 4. Doświadczenia z poprzednich laboratoriów na tym obiekcie wskazują, że jest to obiekt liniowy.

Mając na uwadze powyższe fakty, można zauważyć w przebiegach pewne prawidłowości. Przesuwając wykresy, tak, aby miały punkt pracy na tym samym poziomie, widzimy, że: przy skoku sterowania o 5% temperatura podniosła się o około 0,4 stopnia, a przy skoku o 15% o około 1,2 stopnia. Jak można zauważyć, wyjście wzrosło o około 3 razy większą wartość przy 3 razy większym skoku, więc zachowało się liniowo. Gdyby założyć, że przy skoku o 10% nastąpiły większe zakłócenia niż przy innych i odczyt jest zbyt duży, to można by stwierdzić, że charakterystyka statyczna obiektu jest w przybliżeniu liniowa, a jej wzmocnienie statyczne toru  $y_2(u_1)$  wynosi około 0,4/5=0,08.

Potwierdzają to wykresy odpowiesdzi skokowej nieskrośnej - na 3.2 zostały przedstawione charakterystyki  $y_1(u_1)$  przesunięte do wspólnego punktu pracy:

Widać na nich statytyczny charakter przebiegów - odległości między wartościami końcowymi poszczególnych skoków są bliskie tej samej wartości. Odczytujemy z niej wzmocnienie statyczne toru  $y_1(u_1)$ , które wynosi około 2, 85/10=0, 285. Jak można wnioskować z tych wartości, wyjście  $y_1$  na zmianę  $u_1$  powinno reagować w przybliżeniu 2.5x mocniej, niż wyjście  $y_2$ .

Ponieważ obiekt jest idealnie symetryczny a obie grzałki mają takie same właściwości, tory  $y_1(u_2)$  i  $y_2(u_2)$  będą lustrzanym odbiciem torów dla wejścia nr 1. Tak więc: wzmocnienie statyczne toru  $y_1(u_2) = 0,08$ , a wzmocnienie statyczne toru  $y_2(u_2) = 0,285$ .



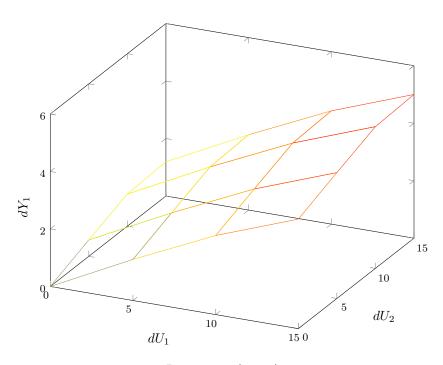
Rys. 3.2. Przesunięte do wspólnego punktu pracy wykresy  $S_1(k)$ dla różnych skoków sterowania z  $U_{1pp}=36$ o dU

### 3.3. Właściwości statyczne procesu T1(G1, G2), T3(G1, G2)

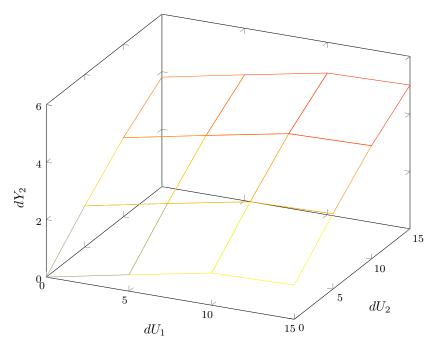
Z powodu ograniczonego czasu na laboratorium, nie byliśmy w stanie zebrać odpowiedzi dla różnych wielu kombinacji obu wejść. Posiadając jednak wartości opisane w poprzednim podpunkcie, możemy bez problemu utworzyć trójwymiarowe wykresy obrazujące wyjście obu wyjść w zależności od obu wejść. Tworzymy je w oparciu o dwa fakty: stanowisko jest symetryczne - właściwości odpowiednich torów  $(y_1(u_1)$  i  $y_2(u_2)$  oraz  $y_1(u_2)$  i  $y_2(u_1)$ ) są identyczne oraz zachowane są właściwości liniowe, możemy więc skorzystać z zasady superpozycji: przykładowo, wyjście w stanie ustalonym  $y_1$  dla  $du_1 = 10$  i  $du_2 = 15$  będzie wynikiem sumy: wartości  $y_1$  w punkcie pracy, różnicy między wartością końcową i początkową odpowiedzi skokowej  $y_1(u_1)$  dla skoku  $du_1 = 10$  oraz różnicy między wartością końcową i początkową odpowiedzi skokowej  $y_2(u_1)$  dla skoku  $du_1 = 15$ .

Kompletne charakterystyki przedstawiają poniższe wykresy 3.3 i 3.4:

Należy zaznaczyć, że nie tworzą one idealnych płaszczyzn - wynika to istoty rzeczywistego obiektu, jakim jeast satanowisko grzewcze oraz z zakłóceń otoczernia, których obecność powoduje obarczenie odczytów pewnym błędem.



Rys. 3.3.  $y_1(u_1, u_2)$ 



Rys. 3.4.  $y_2(u_1, u_2)$ 

### 4. Zadanie 3: Znormalizowane odpowiedzi skokowe

Kolejnym poleceniem było wyznaczyć znormalizowane odpowiedzi skokowe (takie jakie wymagane są do algorytmu DMC) i zaproksymować je, używając w tym celu członu inercyjnego drugiego rzędu z opóźnieniem. Człon posiada 4 parametry:  $T_1$ ,  $T_2$ , K (dalej oznaczane jako  $K_p$ ) i  $T_d$  (w dalszej części sprawozdania oznaczane jako TD). Nazwy zostały zmienione, by nie mylić ich z parametrami algorytmu PID. Człon jest opisany wzorami powstałymi po przekształceniu jego transmitancji:

$$\alpha_1 = e^{-\frac{1}{T_1}} \tag{4.1}$$

$$\alpha_2 = e^{-\frac{1}{T_2}} \tag{4.2}$$

$$a_1 = -\alpha_1 - \alpha_2 \tag{4.3}$$

$$a_1 = \alpha_1 \alpha_2 \tag{4.4}$$

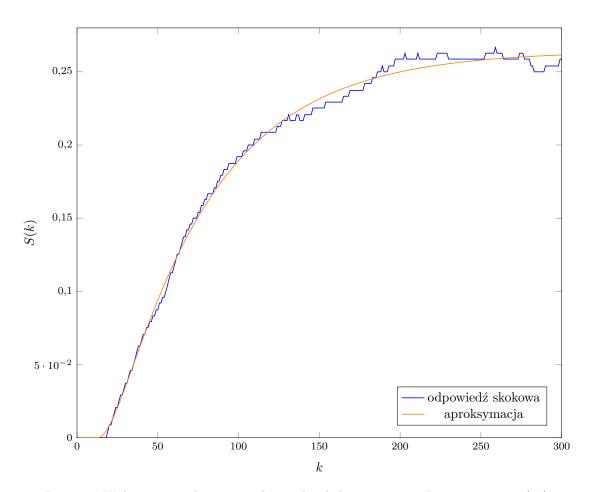
$$b_1 = \frac{K_p}{T_1 - T_2} [T_1(1 - \alpha_1) - T_2(1 - \alpha_2)]$$
(4.5)

$$b_1 = \frac{K_p}{T_1 - T_2} [\alpha_1 T_2 (1 - \alpha_2) - \alpha_2 T_1 (1 - \alpha_1)]$$
(4.6)

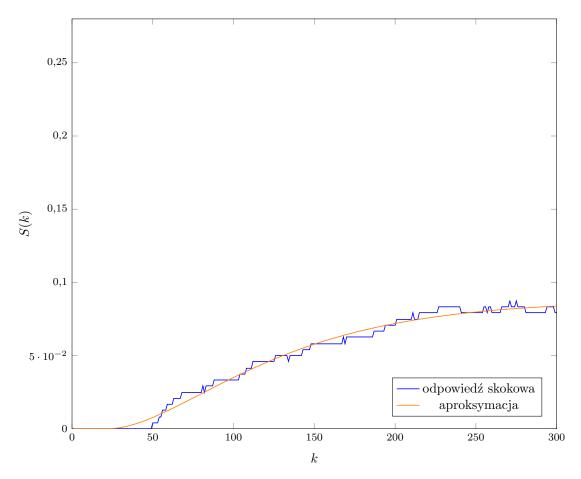
$$y(k) = b_1 u(k - TD - 1) + b_2 u(k - TD - 2) - a_1 y(k - 1) - a_2 y(k - 2)$$

$$(4.7)$$

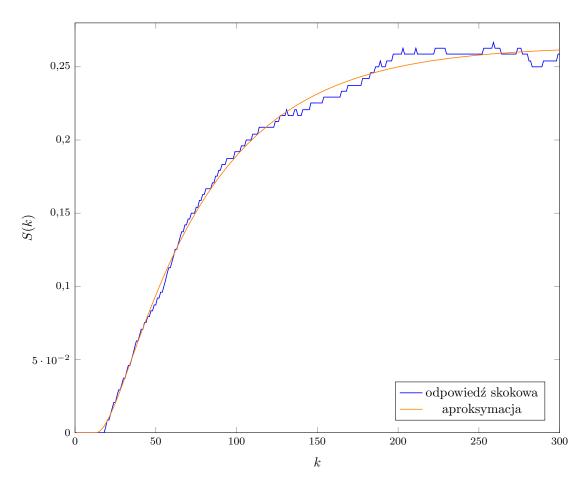
W celu doboru parametrów członu wykorzystano funkcję fmincon. Jako początkowe wartości dobieranych parametrów wybraliśmy [11, 10, 1, 10], 11 i 10 dla  $T_1$  i  $T_2$  żeby nie były takie same, 1 dla  $K_p$ , bo przy dotychczas zebranych przebiegach nie spodziewaliśmy się dużego wzmocnienia dla tego obiektu i 10 dla TD, bo z obserwacji wynika, że opóźnienie obiektu jest bliskie tej wartości. Od dołu ograniczyliśmy wszystkie parametry zerami. Od góry ograniczyliśmy je wartościami [1000, 1000, 20, 30], tak, by każdy parametr miał przedział dostosowany do swoich potrzeb (duże zmiany dla  $T_1$  i  $T_2$ , małe zmiany dla  $K_p$ , TD sądząc po wykresach nie powinno przekroczyć 30). Jako odpowiedź do znormalizowania wybraliśmy tą dla skoku o 15, jako najmniej zaszumioną. W wyniku normalizacji przekształciliśmy ją do odpowiedzi jaką mielibyśmy po skoku jednostkowym odjeliśmy od każdej zebranej próbki wartość w punkcie pracy dla danego wyjścia i podzieliliśmy otrzymane wartości przez skok). Następnie po wykonaniu aproksymacji otrzymaliśmy parametry członu równe  $T_1=60,41746,\,T_2=9,98566,\,K_p=0,26426$  i Td=13 przy błędzie optymalizacji e = 0,0066 dla toru  $y_1(u_1)$  (analogicznie  $y_2(u_2)$ ) oraz  $T_1 = 56.48782$ ,  $T_2 = 56.99066$ ,  $K_p=0.08764$ i Td=22przy błędzie optymalizacji e=0,0030dla toru  $y_2(u_1)$  (analogicznie  $y_1(u_2)$ ). Znormalizowane odpowiedi i jej aproksymacje przedstawiliśmy na poniższych wykresach 4.1,4.2,4.4,4.3.



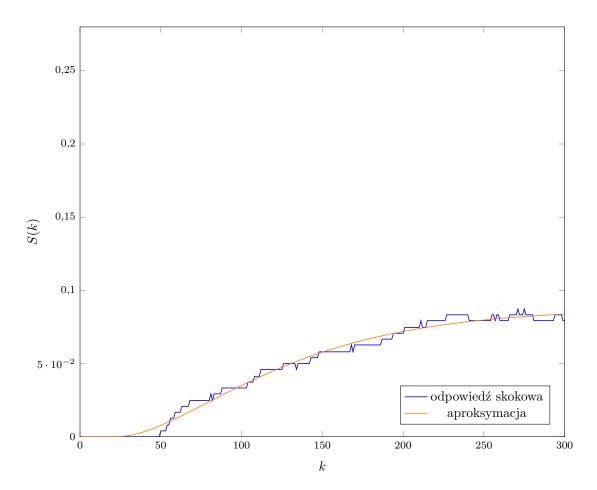
Rys. 4.1. Wykres znormalizowanej odpowiedzi skokowej i jej aproksymacji toru  $y_1(u_1)$ 



Rys. 4.2. Wykres znormalizowanej odpowiedzi skokowej i jej aproksymacji toru  $y_1(u_2)$ 



Rys. 4.3. Wykres znormalizowanej odpowiedzi skokowej i jej aproksymacji toru  $y_2(u_2)$ 



Rys. 4.4. Wykres znormalizowanej odpowiedzi skokowej i jej aproksymacji toru  $y_2(u_1)$ 

### 5. Zadanie 4: Algorytmy PID i DMC

### 5.1. Cyfrowy algorytm PID

W projekcie został wykorzystany regulator cyfrowy PID, którego parametry są opisane poniższymi wzorami, gdzie K - wzmocnienie członu  $P, T_p$  - czas próbkowania,  $T_i$  - czas zdwojenia członu całkującego  $I, T_d$  - czas wyprzedzenia członu różniczkującego D, j - numer toru.

$$r_0^j = K^j * (1 + T_p/(2 * T_i^j) + T_d^j/T_p)$$
(5.1)

$$r_1^{j} = K^j * (T_p/(2 * T_i^{j}) - 2 * T_d^{j}/T_p - 1)$$
(5.2)

$$r_2{}^j = K * T_d{}^j / T_p (5.3)$$

W każdej iteracji pętli sterowania jest obliczany uchyb danego wyjścia obiektu i wartości zadanej tego wyjścia.

$$e(k)^j = Y^{\text{zad}}(k)^j - Y(k)^j \tag{5.4}$$

Sterowanie regulatora zostaje wyliczone na bieżącą chwile przy użyciu wzoru:

$$U(k)^{j} = r_{2}^{j} * e(k-2)^{j} + r_{1}^{j} * e(k-1)^{j} + r_{0}^{j} * e(k)^{j} + U(k-1)^{j}$$
(5.5)

Na końcu zotają nałożone na to sterowanie ograniczenia:

$$0 \leqslant G1(k) \leqslant 100 \tag{5.6}$$

$$0 \leqslant G2(k) \leqslant 100 \tag{5.7}$$

#### 5.2. Analityczny algorytm DMC

Do obliczeń wykorzystujemy następujące wzory:

$$\boldsymbol{y}^{\mathrm{zad}}(k) = \begin{bmatrix} y_1^{\mathrm{zad}}(k) \\ \vdots \\ y_{ny}^{\mathrm{zad}}(k) \end{bmatrix}_{n_{\mathrm{v}} \times 1}$$
 (5.8)

$$\mathbf{y}(k) = \begin{bmatrix} y_1(k) \\ \vdots \\ y_{ny}(k) \end{bmatrix}_{\mathbf{n}_{y} \times 1}$$
 (5.9)

$$\boldsymbol{u}(k) = \begin{bmatrix} u_1(k) \\ \vdots \\ u_{n_u}(k) \end{bmatrix}_{\mathbf{n}_{1} \times 1}$$
 (5.10)

$$\Delta \boldsymbol{u}(k) = \begin{bmatrix} \Delta u_1(k) \\ \vdots \\ \Delta u_{n_u}(k) \end{bmatrix}_{n_u \times 1}$$
(5.11)

$$\mathbf{Y}^{\text{zad}}(k) = \begin{bmatrix} y^{\text{zad}}(k|k) \\ \vdots \\ y^{\text{zad}}(k|k) \end{bmatrix}_{\text{Nxn}_{\text{v}}}$$
(5.12)

$$\Delta \boldsymbol{U}(k) = \begin{bmatrix} \Delta u_1(k|k) \\ \vdots \\ \Delta u_{n_u}(k+N_u-1|k) \end{bmatrix}_{\text{Nxn}_v}$$
 (5.13)

$$\Delta \boldsymbol{U}^{\boldsymbol{P}}(k) = \begin{bmatrix} \Delta u(k-1) \\ \vdots \\ \Delta u(k-(D-1)) \end{bmatrix}_{(D-1)xn_{u}}$$
(5.14)

$$S_{l} = \begin{bmatrix} s_{l}^{11} & s_{l}^{12} & \dots & s_{l}^{1n_{u}} \\ s_{l}^{21} & s_{l}^{22} & \dots & s_{l}^{2n_{u}} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ s_{l}^{n_{y}1} & s_{l}^{n_{y}2} & \dots & s_{l}^{n_{y}n_{u}} \end{bmatrix}_{n,y,y,u},$$

$$, l = 1, \dots, D.$$

$$(5.15)$$

$$\mathbf{M} = \begin{bmatrix} S_1 & 0 & \dots & 0 \\ S_2 & S_1 & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ S_N & S_{N-1} & \dots & S_{N-N_{\mathrm{u}}+1} \end{bmatrix}_{(Nxn_{\mathrm{v}})x(N_{\mathrm{u}}Xn_{\mathrm{u}})}$$
(5.16)

$$\mathbf{M}^{P} = \begin{bmatrix} S_{2} - S_{1} & S_{3} - S_{2} & \dots & S_{D} - S_{D-1} \\ S_{3} - S_{1} & S_{4} - S_{2} & \dots & S_{D+1} - S_{D-1} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ S_{N+1} - S_{1} & S_{N+2} - S_{2} & \dots & S_{N+D-1} - S_{D-1} \end{bmatrix}_{(Nxn, x)x((D-1)Xn, y)}$$
(5.17)

$$Y^{0}(k) = Y(k) + M^{P} \triangle U^{P}(k)$$
 (5.18)

$$K = (M^T M + \lambda * I)^{-1} M^T$$
(5.19)

$$\Delta U(k) = K(Y^{zad}(k) - Y^{0}(k)) \tag{5.20}$$

W naszej regulacji potrzebujemy wyznaczyć tylko pierwszy element macierzy  $\triangle U(k)$  czyli  $\triangle u(k|k)$ . W tym celu rozwijamy wzór do postaci:

$$\Delta u(k|k) = k_e e(k) - k_u \Delta U^P \tag{5.21}$$

gdzie:

$$e(k) = Y^{zad}(k) - Y(k)$$

$$(5.22)$$

$$k_e^j = \sum_{i=n_u}^{N*n_y} K(1:n_u, i)$$
 (5.23)

$$\mathbf{k}_{e} = \begin{bmatrix} k_{e}^{1} & k_{e}^{2} \\ k_{e}^{3} & k_{e}^{4} \end{bmatrix}$$
 (5.24)

$$k_u = kM^P (5.25)$$

k to oznaczenie pierwszego wiersza macierzy K. Aktualne sterowanie otrzymujemy poprzez zsumowanie poprzedniego sterowania i aktualnie wyliczonego  $\triangle u(k|k)$ .

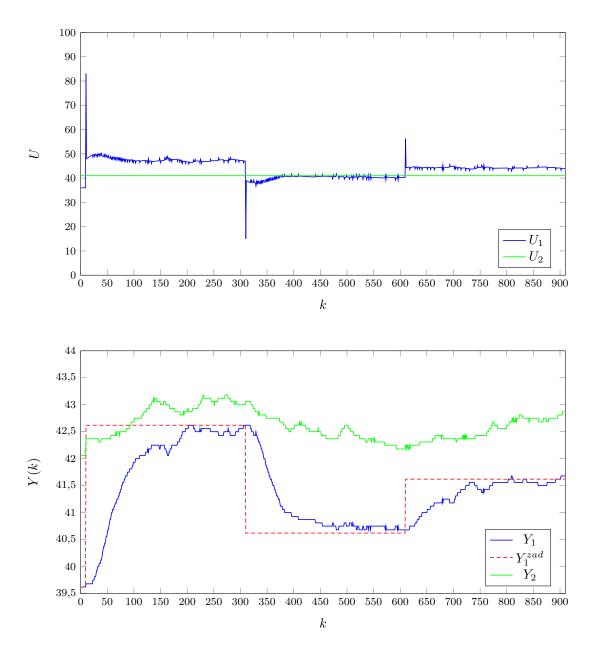
### 6. Zadanie 5: Strojenie regulatora PID i DMC

Strojenie regulata<br/>ora odbyło się na podstawie oceny regulacji dla zaproponowaej trajektorii zmian sygnałów zadanych składającej się z trzech skoków. Podczas strojenia, jeden z regulatorów jest zawsze wyłączony - ma wzmocnienie  $K_p=0$ . Dobieramy dla niego odpowiednie nastawy, kierując się zarówno oceną jakościową (charakter przebiegów sterowania i wyjścia) jak i ilościową - wielkością błędu e. Po dostrojeniu pierwszego regulatora, powinnien nastąpić proces doboru nastaw dla drugiego, jednak dla stanowiska grzewczego w laboratorium, sterowalne obiekty są identyczne - ich regulato<br/>ary więc również powinny być takie same, nie występuje zatem potrzeba ponownego strojenia. Gdy zostaną znalezione nastawy pierwszego regulatora, należy uruchomić drugi z takimi samymi, i wtedy, jeśli zajdzie taka konieczność, ponownie skorygować nastawy obu.

### 6.1. Regulator PID

#### 6.1.1. Początkowe nastawy

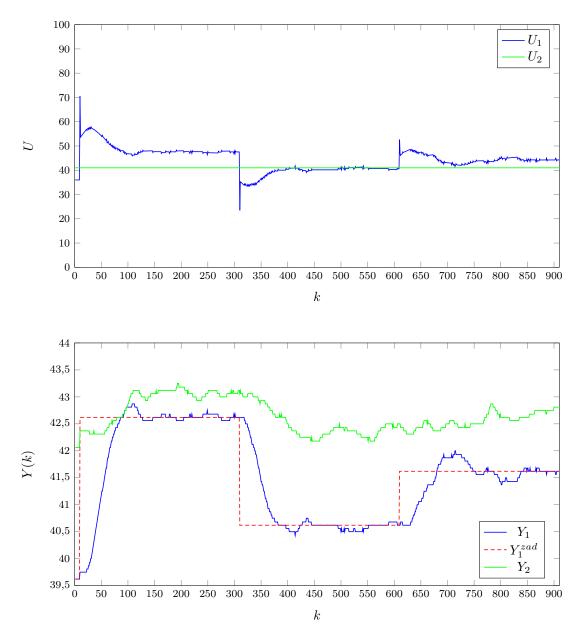
Nastawy regulatora PID zostały dobrane eksperymentalnie. Jako wartości początkowe przyjęliśmy nastawy otrzymane na poprzednich laboratoriach na stanowisku grzewczym, tj:  $K_p=4, T_i=80, T_d=3$ . Drugi refgulator, jak wspomnine zostało we wstępie, został wyłączony. Na rys 6.1 można obserwować pracę regulatora z takimi nastawami. Jak widać, nie są to nastawy optymalne; regulator jest bardzo powolny oraz występuje uchyb ustalony. Błąd wyjścia  $Y_1$  wyniósł: E=582.3934.



Rys. 6.1. Działanie algorytmu PID przy początkowych nastawach  $K_p=4, T_i=80, T_d=3$ sterującego wejściem  ${\cal U}_1$ 

#### 6.1.2. Korygowanie nastaw

Aby wyeliminować uchyb ustalony, zwiększyliśmy  $K_p$  o 2. Aby układ szybciej osiągał wartość zadaną, zwiększyliśmy również wpływ członu całkującego, zmniejszając parametr  $T_i$  o 20. Również postanowiliśmy zmniejszyć wpływ członu różniczkującego  $T_d$  - wyhamowanie narastania wartości wayjściowej w okolicach k=150 mogło wynikać ze zbyt dużej wartości tego parametru. Tak więc nowe nastawy to:  $K_p=6, T_i=60, T_d=1$ . Dla takich nastaw osiągnęliśmy przebiegi jak na 6.2.

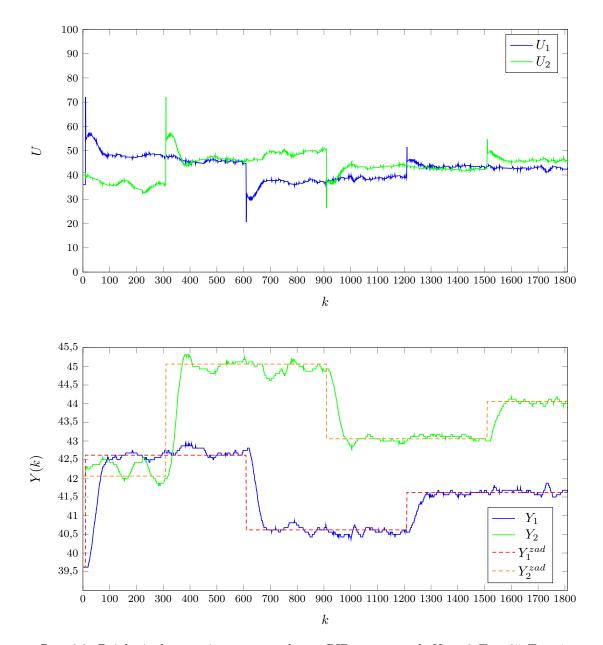


Rys. 6.2. Działanie algorytmu PID przy skorygowanych nastawach  $K_p=6, T_i=60, T_d=1$  sterującego wejściem  $U_1$ 

Otrzymany regulator zapewnia znacznie lepszą jakość regulacji - nie dość, ze regulator jest szybszy, to osiąga wartość zadaną w zadawalającym czasie a sterowanie się poprawiło. Wartość błędu również uległa znacznemu pomniejszeniu: błąd wyjścia  $Y_1$  wyniósł: E=426.5754.

### 6.1.3. Finalne nastawy

Z powodu presji czasu na laboratorium, nie byliśmy w stanie przeprowadzić kolejnych eksperymentów, aby poprawić jakość regulacji. Postanowiliśmy uruchomić oba regulatory z tymi nastawami, korygując delikatnie parametr  $T_i$  w górę - odnieślimy wrażenie, że przebiegi zaczynają mieć oscylacyjny charakter spowodowany zbyt mocnym całkowaniem. Nowa wartość:  $T_i=65$ . Na poniższych wykresach można zaobserwować działanie gotowego dwuwymiarowego regulatora PID, z nastawami regulatorów podłączonych do obu wejść równymi:  $K_p=6$ ,  $T_i=65$ ,  $T_d=1$ .



Rys. 6.3. Działanie dwuwymiarowego regulatora PID o nastawach  $K_p=6, T_i=65, T_d=1$ 

Jakość regulacji jest zadowalająca. Oba wyjścia stosunkowo szybko osiągają wartość zadaną, a błąd nie jest duży - e =. Podczas pierwszego, największego skoku wartości zadanej  $Y_1^{zad}$  ( $dY_2^{zad}$  = 3 ) wyjście  $Y_2$  zdaje się wpadać w oscylacje. Trudno nam określić, czy nie są to chwilowe zewnętrzne zakłócenia, gdyż dla następnych skoków wartości zadanej taka sytuacja nie występuje. Należałoby przeprowadzić więcej eksperymentów i ewentualnie zmniejszyć jeszcze wpływ całkowania. Błędy osiągnęły wartości: błąd wyjścia  $Y_1$  wyniósł:  $E_1$  = 464.1920, natomiast błąd wyjścia  $Y_2$  wyniósł:  $E_2$  = 446.9870. Błąd sumaryczny: E = 911.1790. Mimo, że wartość błędu na wyjściu  $Y_1$  zwiększyła się, należy pamiętać, że więc zjawisko to jest oczekiwane, gdyż teraz działają oba regulatory, które sobie wzajemnie przeszkadzają.