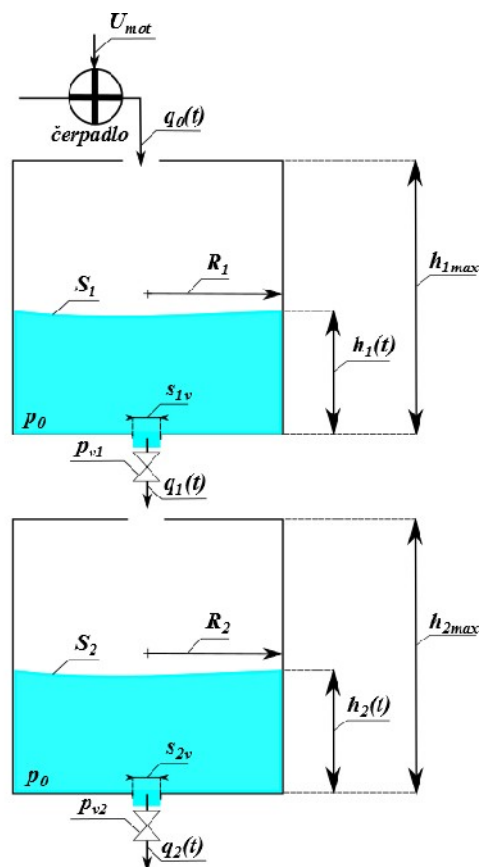


M5 Model "Valcové nádrže bez interakcie"

Úlohy:

1. Zostavte matematický popis modelu M5
2. Vytvorte simulačný model v prostredí:
 - a. Matlab
 - i. riešenie funkciou ode45
 - ii. riešenie naprogramovanou funkciou, ktorá využíva algoritmus metódy Runge Kutta
 - b. Simulink
 - zostavenie programovej schémy metódou znižovania rádu derivácie
3. Simulujte dynamiku systému ako odozvu na rôzne vstupné signály
4. Navrhňte a simulujte riadenie hydraulického systému M5 v prostredí Simulink
 - a. Linearizácia a prenosová funkcia hydraulického systému
 - b. Výpočet parametrov PID regulátora metódou syntézy Butterworth (metóda štandardných tvarov)

Pre riešenie úloh uvažujeme nasledovné:



Obr. 1 M5 Model Valcové nádrže bez interakcie

Parametre:

R_1 - polomer 1. nádoby

d_1 - priemer výtokového otvoru 1. nádoby

s_1 - plocha výtokového otvoru 1. nádoby

S_1 - plocha hladiny v 1.j nádrži

p_1 - percento otvorenia ventilu 1. nádrže

R_2 - polomer 2. nádoby

d_2 - priemer výtokového otvoru valcovej nádoby

s_2 - plocha výtokového otvoru valcovej nádoby

S_2 - plocha hladiny v 2. nádrži

p_2 - percento otvorenia ventilu 2. nádrže

ρ - hustota kvapaliny

g - gravitačné zrýchlenie

pozn.: obe nádoby sú valcového tvaru

Fyzikálne veličiny:

$q_0(t)$ - prítok do guľovej nádrže

$q_1(t)$ - voľný odtok z 1. nádrže

$q_2(t)$ - voľný odtok z 2. nádrže

$v_1(t)$ - rýchlosť poklesu hladiny v 1. nádrži

$v_{11}(t)$ - odtoková rýchlosť z 1. nádrže

$v_2(t)$ - rýchlosť poklesu hladiny v 2. nádrži

$v_{22}(t)$ - odtoková rýchlosť z 2. nádrže

$h_1(t)$ - výška hladiny v 1. nádrži

$h_2(t)$ - výška hladiny v 2. nádrži

pozn.: Fyzikálne veličiny ďalej v texte sú uvedené nasledovne: $q_0(t) = q_0$, $q_1(t) = q_1$, $q_2(t) = q_2$, $v_1(t) = v_1$, $v_{11}(t) = v_{11}$, $v_2(t) = v_2$, $v_{22}(t) = v_{22}$

Úloha č.1: Zostavte matematický popis modelu M5

Matematický popis uvažovaného hydraulického systému získame využitím rovnice kontinuity $Q_m = \rho \cdot S \cdot v = \text{konšt.}$ ($v(t) = v$ - rýchlosť prúdenia kvapaliny), pre nestlačiteľnú kvapalinu:

$$Q_m = S_1 \cdot v_1 = s_1 \cdot v_{11} = S_2 \cdot v_2 = s_2 \cdot v_{22} = \text{konšt.}, \quad (1.1)$$

ktorá hovorí, že hmotnostný tok Q_m vyjadrujúci objem kvapaliny s hustotou ρ , ktorý pretečie potrubím s prierezom S rýchlosťou v za jednotku času, je v každom mieste potrubia konštantný. Pomocou Torriceliiho vzorca

$$v = \sqrt{2 \cdot g \cdot h}, \quad (1.2)$$

možno pre zmenu objemu kvapaliny v 1. nádrži písať:

$$S_1 \cdot \frac{d h_1(t)}{dt} = q_0(t) - q_1(t) \quad (1.3)$$

$$\text{(ďalej v text platí: } \dot{h}_1(t) = \frac{dh_1(t)}{dt}, q_0(t) = q_0, q_1(t) = q_1)$$

$$S_1 \cdot \dot{h}_1 = q_0 - s_1 \cdot v_{11} \quad (1.4)$$

$$\text{a výsledná diferenciálna rovnica je: } S_1 \cdot \dot{h}_1(t) = q_0 - s_1 \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot h_1(t)}. \quad (1.5)$$

Analogicky pre zmenu objemu kvapaliny v druhej nádrži platí:

$$S_2 \cdot \dot{h}_2(t) = p_1 \cdot s_1 \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot h_1(t)} - p_2 \cdot s_2 \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot h_2(t)}, \quad (1.6)$$

kde p_1, p_2 je percento otvorenia ventilu 2. nádoby.

Úloha č.2: Vytvorte simulačný model v prostredí Matlab, Simulink

Uvažujte závislosť prietoku q_0 od napätia U , ktorá je daná tabuľkou č.1. Aproximujte dáta z tabuľky lineárnou funkciou:

$$q_0 = a \cdot U + b. \quad (2.1)$$

Netreba zabudnúť, že je nutné ošetriť, aby pri nulovom napätí bol prietok (q_0) rovný 0.

Tab. 1 Závislosť medzi vstupným napätím prietokom čerpadla

U [V]	q_0 [cm ³ /s]
2	8.6922
3	12.1942
4	14.5142
5	16.8240
6	19.3231

Simulačný model vytvoríme úpravou matematického modelu (diferenciálna rovnica) na substitučný kanonický tvar:

$$h_1(t) = x_1(t) \quad (2.2)$$

$$\dot{h}_1(t) = \dot{x}_1(t) = \frac{q_0 - p_1 \cdot s_1 \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot x_1(t)}}{s_1} \quad (2.3)$$

$$h_2(t) = x_2(t) \quad (2.4)$$

$$\dot{h}_2(t) = \dot{x}_2(t) = \frac{p_1 \cdot s_1 \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot x_1(t)} - p_2 \cdot s_2 \cdot \sqrt{2 \cdot g \cdot x_2(t)}}{s_2} \quad (2.5)$$

a. Matlab

Na základe rovníc (2.1), (2.3) a (2.5) vytvoríme v Matlabe simulačný model ako:

i) riešenie funkciou ode45:

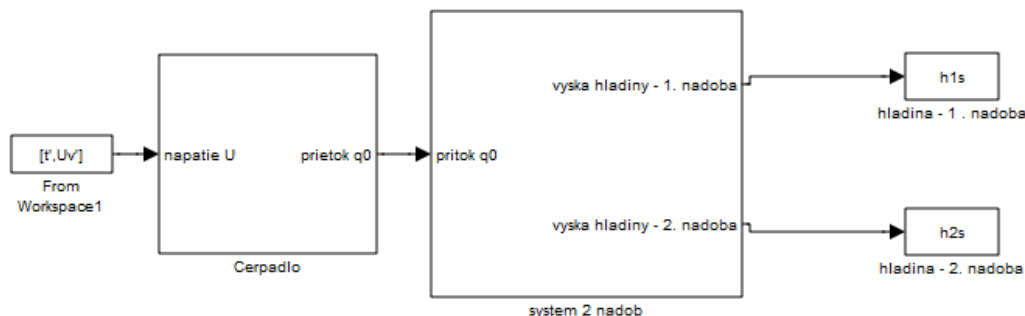
[t,y]=ode45(funkcia,[doba simulácie],[počiatočné podmienky]);

ii) riešenie naprogramovanou funkciou, ktorá využíva algoritmus metódy Runge Kutta

Na základe numerickej metódy riešenia diferenciálnych rovníc Runge Kutta navrhnete algoritmus a implementujte ho v prostredí Matlab, kde vstupom je počiatočná hodnota času, počiatočné podmienky a krok uvedenej metódy. Riešenie je možné realizovať ako 2 funkcie (funkcia pre 1. valcovú nádobu a funkcia pre 2. valcovú nádobu), kde návratová hodnota z oboch je priebeh výšky hladiny (ako vektor) alebo ako 1 funkcia, ktorej návratová hodnota je matica (2 x n, resp. n x 2, n ∈ N) obsahujúca v prvom riadku (resp. stĺpci) priebeh hladiny 1. valcovej nádrže a v druhom priebeh 2. valcovej nádrže.

b. Simulink - zostavenie programovej schémy metódou znižovania rádu derivácie

V jazyku Simulink vychádzame z rovnakých rovníc (2.1), (2.3), (2.5), ale rovnicu realizujeme pomocou funkčných blokov.



Obr. 2 Programová schéma v Simulinku modelu M5

Úloha č.3: Simulujte dynamiku systému ako odozvu na rôzne vstupné signály

Parametre simulovaného modelu:

$$R_1 = 2 \text{ cm}, d_1 = 0.325 \text{ cm}, p_1 = 0.85, s_1 = \pi \cdot \left(\frac{d}{2}\right)^2 = 0.083 \text{ cm}^2$$

$$R_2 = 2 \text{ cm}, d_2 = 0.325 \text{ cm}, p_2 = 0.95, s_2 = \pi \cdot \left(\frac{d}{2}\right)^2 = 0.083 \text{ cm}^2$$

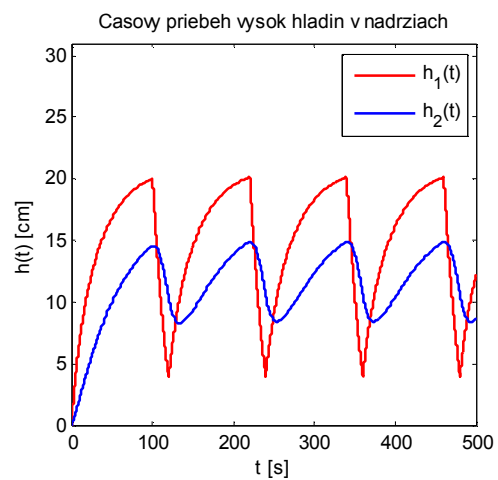
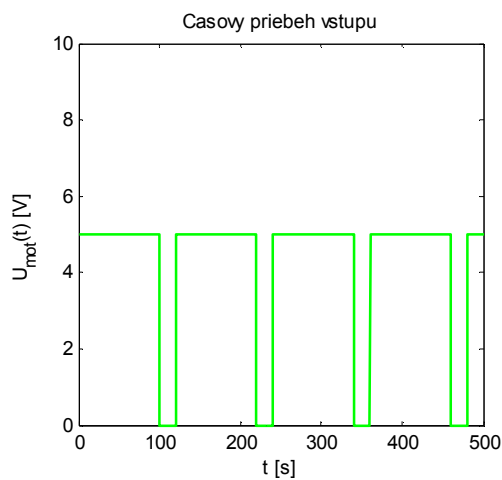
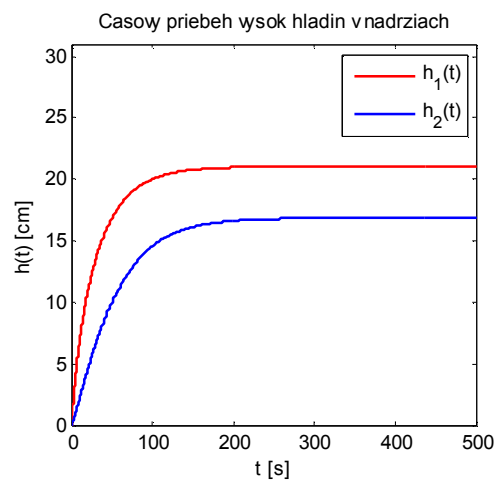
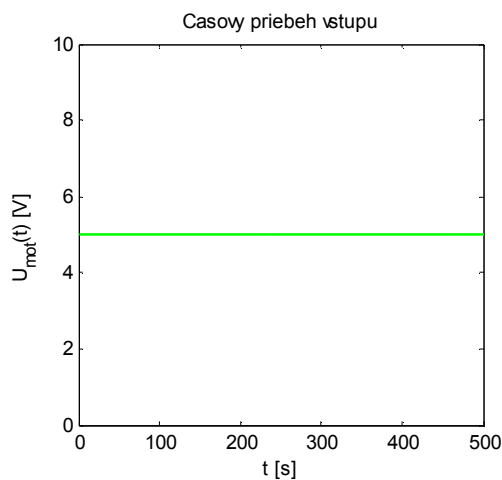
$$T_{sim} = 500 \text{ s}$$

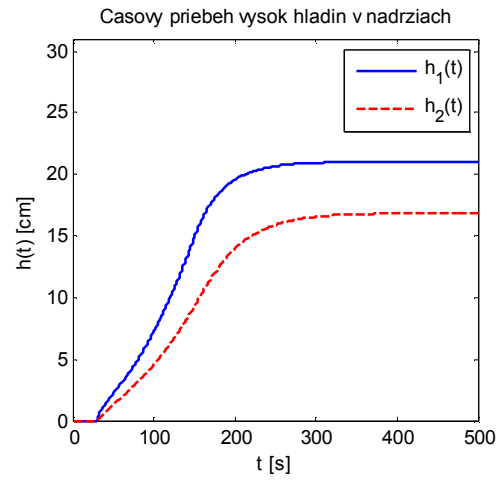
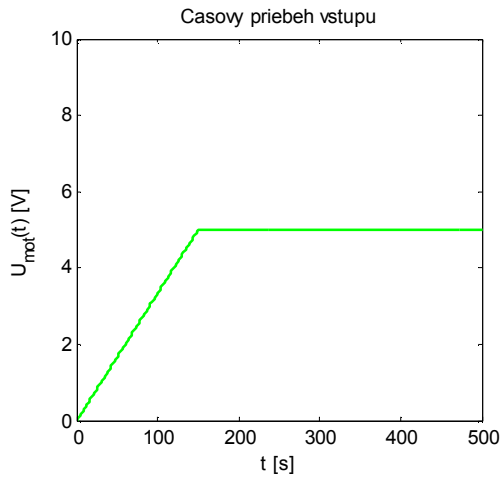
$$dT = 0.1 \text{ s}$$

$$U_{mot} = 3V$$

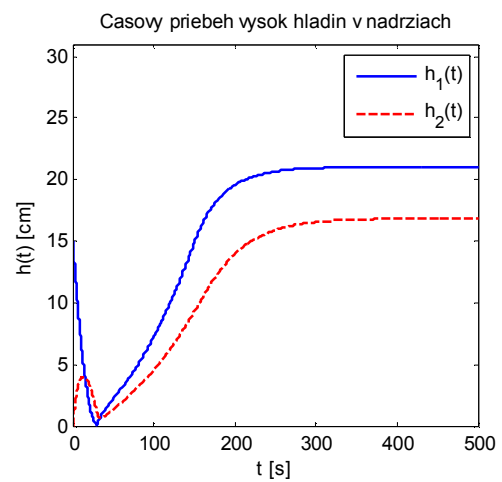
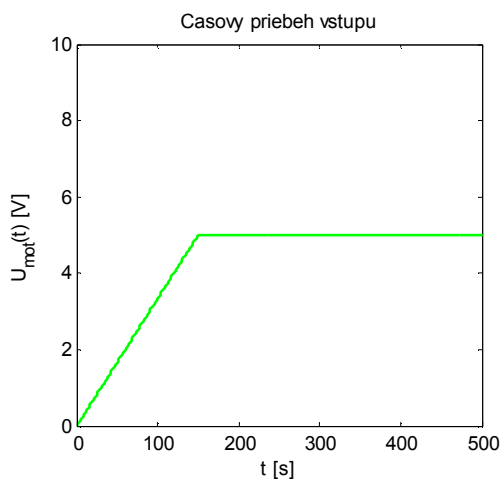
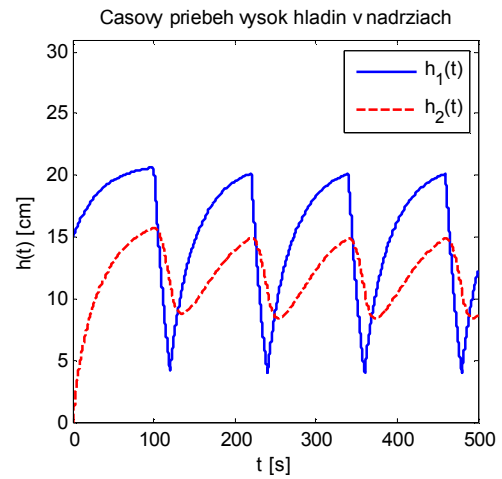
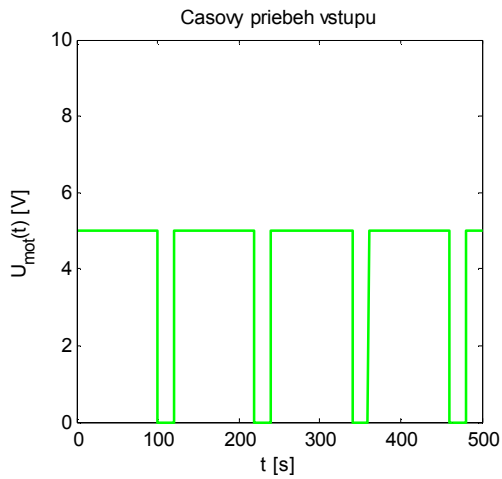
- Simulačný model s počiatocnými podmienkami:

$$h_1(0) = 0 \text{ cm}, h_2(0) = 0 \text{ cm}$$





- **Simulačný model s počiatočnými podmienkami:**
 $h_1(0) = 15$ cm, $h_2(0) = 0$ cm (2. nádoba)



Úloha 4: Navrhnete a simulujete riadenie hydraulického systému M5 v prostredí Simulink

a. Linearizácia a prenosová funkcia hydraulického systému

Prvým krokom pri návrhu riadenia a teda regulátora je správny výber typu (P, PI, PD, PID), pretože na základe toho určíme charakteristickú rovnicu uzavretého regulačného obvodu (ďalej URO), ktorá má tvar:

$$1 + F_R \cdot F_S = 0, \quad (4.1)$$

kde F_R je prenosová funkcia regulátora a F_S je prenosová funkcia uvažovaného hydraulického systému.

Nelineárne diferenciálne rovnice systému M5 je pre návrh regulátora nutné linearizovať. Linearizácia prebieha v stanovenom pracovnom bode X_s s požadovanými hodnotami U_{mot} , p_1 , p_2 a ustálenými výškami hladín h_1^s , h_2^s . Použitím Jacobiho matice pre maticu dynamiky A a maticu vstupu B platí :

$$A = \begin{bmatrix} -\frac{K_1}{S_1} & 0 \\ \frac{K_1}{S_2} & -\frac{K_2}{S_2} \end{bmatrix}_{|X_s}, \text{ kde } K_1 = \frac{p_1 \cdot s_1 \cdot \sqrt{2,9,8066 \cdot 10^2}}{2 \cdot \sqrt{h_1^s}}, K_2 = \frac{p_2 \cdot s_2 \cdot \sqrt{2,9,8066 \cdot 10^2}}{2 \cdot \sqrt{h_2^s}} \quad (4.2)$$

$$B = \begin{bmatrix} \frac{i}{S_1} \\ 0 \end{bmatrix}_{|X_s}. \quad (4.3)$$

V systéme neexistuje priama väzba a pri riadení sledujeme x_2 (výstup $y = x_2$), teda pre maticu výstupu D a maticu výstupu C platí:

$$C = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}, \quad D = 0. \quad (4.4)$$

Stavový opis linearizovaného systému má tvar:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = A \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + B \cdot u, \quad (4.5)$$

$$y = C^T \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + D \cdot u, \quad (4.6)$$

kde $x_1 = h_1 - h_1^s$, $y = x_2 = h_2 - h_2^s$ a $u = a \cdot U + b - (a \cdot U^s + b)$.

Zo stavového opisu možno získať čitateľa a menovateľa prenosovej funkcie F_S na základe vzťahu:

$$1. \quad F_S = C \cdot (sI - A)^{-1} \cdot B + D \quad (4.7)$$

Rovnica (4.6) je implementovaná v prostredí Matlab ako funkcia:

`[num, den] = ss2tf(A, B, C, D).`

Prenosová funkcia pre náš uvažovaný systém má všeobecný tvar:

$$2. \quad F_s = \frac{b_0}{a_2 \cdot s^2 + a_1 \cdot s + a_0}, \quad (4.8)$$

kde $a_2 = 1$ v opačnom prípade je F_s nutné normovať. Pre riešenie v Matlabe platí:

$$\text{num} = b_0, a_2 = \text{den}(1), a_1 = \text{den}(2), a_0 = \text{den}(3). \quad (4.9)$$

b. Výpočet parametrov PI regulátora metódou syntézy Butterworth (metóda štandardných tvarov)

Prenosová funkcia regulátora F_R , v prípade ak si zvolíme PI regulátor, je:

$$F_R = K \cdot \left(1 + \frac{1}{T_i s}\right) \quad (4.10)$$

a teda charakteristická rovnica URO (rovnica (4.1)) má na základe rovníc (4.8), (4.10) po úprave tvar:

$$3. \quad a_2 \cdot s^3 + a_1 \cdot s^2 + (a_0 + b_0 \cdot K) \cdot s + b_0 \cdot \frac{K}{T_i} = 0. \quad (4.11)$$

Návrh riadenia je možné realizovať viacerými spôsobmi, ale pre ilustráciu riešenia použijeme len jeden konkrétny postup a to metódu štandardných tvarov Butterworth. Toto riešenie je totožné s riešením podľa Graham-Lathropa, líši sa len koeficientmi charakteristického polynómu, ktoré sú uvedené v Tab.2 a platí, že $q = \frac{s}{\omega_0}$.

4.

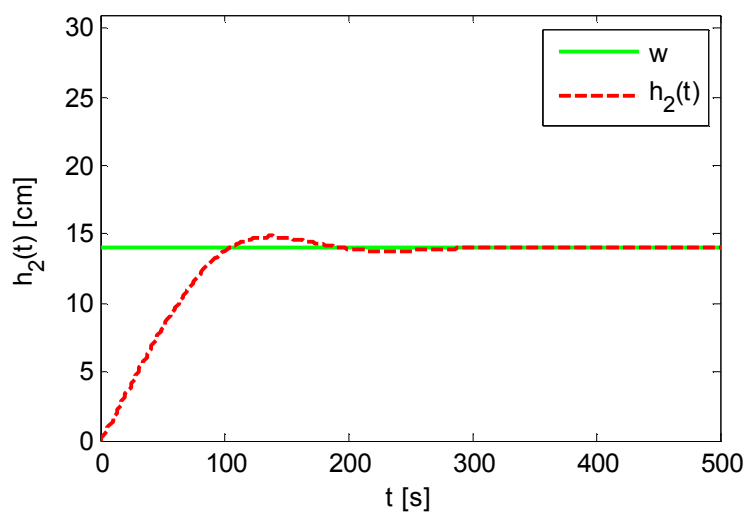
Tab. 2 Štandardné tvary charakteristického polynómu URO - Butterworth

n	Charakteristický polynóm				
1	1	q	-	-	-
2	1	$1,4q$	q^2	-	-
3	1	$2q$	$2q^2$	q^3	-
4	1	$2,61q$	$3,41q^2$	$2,61q^3$	q^4

Koeficienty regulátora vypočítam tak, že porovnam koeficienty charakteristickej rovnice uvažovaného URO s koeficientmi polynómu príslušného stupňa podľa Butterworth -a (Tab. 2) pri rovnakých mocninách q . Dôležité je si uvedomiť, že v Simulinku do parametrov bloku *PID Controller* zadávame K pre proporčnú zložku a $\frac{K}{T_i}$ pre integračnú zložku.

Na záver je uvedený grafický priebeh výšky hladiny, ak nami zadaná žiadaná hodnota $h_2 = 14 \text{ cm}$, dĺžka simulácie $T_{sim} = 500 \text{ s}$, otvorenie ventilov $p_1=0.85$, $p_2=0.95$ a počiatočné výšky hladín sú $h_1(0) = 0$ a $h_2(0) = 0$.

Casový priebeh regulovanej vysky hladiny $h_2(t)$ (PI regulátor)



Obr. 3 Časový priebeh regulovanej výšky hladiny $h_2(t)$ pri použití PI regulátora