

Norges teknisk-naturvitenskapelige universitet Institutt for teknisk kybernetikk

Faglig kontakt under eksamen

Navn: Tu Duc Nguyen

Telefon: 73594359

Jose Marcal

Telefon: 73590967

# EKSAMEN I TTK4130 MODELLERING OG SIMULERING

02. juni 2008 Tid: 09:00-13:00

Hjelpemidler:

A: Alle kalkulatorer, trykte og håndskrevne hjelpemidler tillatt.

Sensur:

Sensuren vil bli avsluttet i henhold til gjeldende regelverk.

Eksamensettet består av totalt 10 sider.

Alle svar  $\underline{\mathbf{M}}$  begrunnes og nødvendige mellomregninger må føres! Svar uten begrunnelser gir null poeng.

### Oppgave 1 (20 %)

Gitt numeriske metoder:

Metode 1:

$$\mathbf{k}_1 = \mathbf{f}\left(\mathbf{x}_n + \frac{h}{2}\mathbf{k}_1, t_n + \frac{h}{2}\right)$$

$$\mathbf{y}_{n+1} = \mathbf{y}_n + h\mathbf{k}_1$$

Metode 2:

$$\mathbf{k}_{1} = \mathbf{f}(\mathbf{y}_{n}, t_{n})$$

$$\mathbf{k}_{2} = \mathbf{f}\left(\mathbf{y}_{n} + \frac{h}{3}\mathbf{k}_{1}, t_{n} + \frac{h}{3}\right)$$

$$\mathbf{k}_{3} = \mathbf{f}\left(\mathbf{y}_{n} + \frac{2h}{3}\mathbf{k}_{2}, t_{n} + \frac{2h}{3}\right)$$

$$\mathbf{y}_{n+1} = \mathbf{y}_{n} + h\left(\frac{1}{4}\mathbf{k}_{1} + \frac{3}{4}\mathbf{k}_{3}\right)$$

Metode 3:

a) Bestem stabilitetsfunksjonen  $R(\lambda h)$  til metodene. Er metodene A-stabile? L-stabile? Begrunn svarene.

Betrakt nå initialverdi problemet

$$\ddot{\theta}(t) + \theta(t) = 0, \quad t > 0 \tag{1}$$

$$\theta\left(0\right) = 1 \tag{2}$$

$$\dot{\theta}(0) = 0 \tag{3}$$

- **b)** Finn egenverdiene til systemet (1). Bestem stabilitetsegenskapen til systemet. Kan man si noe om  $\left|\left[\theta\left(t\right),\dot{\theta}\left(t\right)\right]^{\top}\right|$ ,  $\forall t\geq0$ ?
- c) Vi ønsker å finne numeriske løsninger på initialverdi problemet (1)-(3). For å bevare systemets egenskaper bl.a. stabilitet og energi, hvilken metode bør man velge (metode 1, 2 eller 3)? Begrunn svaret.
- d) Antar at vi velger metode 3 med tidsskritt h=0.1 sekunder. Gitt at den eksakte løsningen av initialverdiproblemet (1)-(3) ved tidspunkt t=0.2 sekunder er  $\left[\theta\left(0.2\right),\dot{\theta}\left(0.2\right)\right]^{\top}=\left[0.9801,-0.1987\right]^{\top}$ . Bestem den globale avbruddsfeilen ved tidspunkt t=0.2 sekunder med denne metoden. Er numeriske løsninger med denne metoden og med h=0.1 sekunder stabile? Begrunn svaret.

## Oppgave 2 (12%)

- a) La rotasjonsmatrisen  ${\bf R}$  består følgende rotasjoner: Rull (roll) med 30°, og trim (pitch) med 30°. Beregn  ${\bf R}$ .
- b) La  $\mathbf{a}_1$  være en vektor. Beskriv alle rotasjonsmatriser  $\mathbf{R}$  som tilfredsstiller ligningen

$$\|\mathbf{R}\mathbf{a}_1 - \mathbf{a}_1\| = 0 \tag{4}$$

(Hint: Bruk vinkel-akse parametrisering).

c) La rotasjonsmatrisen  $\mathbf{R}^a_d$  være gitt av en vinkel-akse parametrisering med enhetsvektoren  $\mathbf{k}$  og vinkelen  $\theta$ . Vis at

$$\mathbf{R}_d^a - (\mathbf{R}_d^a)^{-1} = 2\mathbf{k}^{\times} \sin(\theta) \tag{5}$$

# **Oppgave 3** (8%)

- a) La  $\mathbf{a}^b = [0 \ 0 \ 9.8]^{\top}$ . La  $\mathbf{R}(\eta, \epsilon) = \mathbf{R}^b_a$  være en rotasjonsmatrise med  $(\eta, \epsilon) = (\frac{\sqrt{2}}{2}, [0 \ \frac{\sqrt{2}}{2} \ 0]^{\top})$ . Beregn  $\mathbf{a}^a$  ved bruk av kvartertion produkt.
- b) La rotasjonsmatrisen  $\mathbf{R}^c_a$  være gitt av en enkel rotasjon på 60° om z-aksen. Beregn enhets kvartertionen assosiert med rotasjonsmatrisene  $\mathbf{R}^c_a$  og  $\mathbf{R}^c_b$ .

# Oppgave 4 (10 %)

Gitt systemet

$$\mathbf{M}(\mathbf{q})\ddot{\mathbf{q}} + [\mathbf{C}(\mathbf{q}, \dot{\mathbf{q}}) + \mathbf{D}(\mathbf{q}, \dot{\mathbf{q}})]\dot{\mathbf{q}} + \mathbf{K}\mathbf{q} = \tau$$
(6)

hvor

- $\mathbf{q}, \dot{\mathbf{q}}, \boldsymbol{\tau} \in \mathbb{R}^n \text{ og } \dot{\mathbf{q}} = d\mathbf{q}/dt.$
- $\mathbf{M}, \mathbf{C}, \mathbf{D}, \mathbf{K} \in \mathbb{R}^{n \times n}$ .

La matrisene  $\mathbf{M},\,\mathbf{C},\,\mathbf{D},\,\mathrm{og}\;\mathbf{K}$  har egenskapene

- $\mathbf{K} = \mathbf{K}^{\top} > 0$ .
- $\mathbf{M}(\mathbf{q}) = \mathbf{M}(\mathbf{q})^{\top} > 0, \forall \mathbf{q} \neq 0.$
- $\dot{\mathbf{q}}^{\top} \mathbf{D}(\mathbf{q}, \dot{\mathbf{q}}) \dot{\mathbf{q}} \geq 0, \ \forall \mathbf{q}, \dot{\mathbf{q}} \in \mathbb{R}^n.$
- $\dot{\mathbf{M}} 2\mathbf{C}$  er skevsymmetrisk, dvs.

$$\left(\dot{\mathbf{M}} - \mathbf{2C}\right)^{ op} = -\left(\dot{\mathbf{M}} - \mathbf{2C}\right)$$

hvor  $\frac{d}{dt}\mathbf{M} = \mathbf{\dot{M}}$ .

Vis at systemet (6) er passivt med inngangsvektoren  $\tau$  og utgangsvektoren  $\dot{\mathbf{q}}$ .

# Oppgave 5 (15 %)

Betrakt systemet i Figur . Systemet består av et indre volum og et ytre volum. Det strømmer væsker i begge volumene. Variablene angitt i figuren har følgdende betydning:

### Indre volum:

- $\rho_1$ : massetetthet [kg/m<sup>3</sup>]
- $v_1$ : absoluttverdien av hastighet [m/s]
- $T_1$ : temperatur [K]
- $c_1$ : spesifikk varmekapasitet [Js/(kg·K)]
- $r_1$ : radius av indre rør [m]

### Ytre volum:

- $\rho_2$ : massetetthet [kg/m<sup>3</sup>]
- $v_2$ : absoluttverdien av hastighet [m/s]
- $T_2$ : temperatur [K]
- $c_2$ : spesifikk varmekapasitet [Js/(kg·K)]
- $r_2$ : radius av ytre rør [m]

### Omgivelse:

•  $T_3$ : temperatur av omgivelsen [K].

### La

- L: lengden av røret [m]
- $\kappa_{12}$ : varmeoverganstall mellom det indre- og det ytre-volumet  $[W/m^2K]$ .
- $\kappa_{23}$ : varmeoverganstall mellom det ytre volumet og omgivelsen [W/m<sup>2</sup>K].

## Antar at

- $T_1 > T_2 > T_3$ .
- Konduksjon skjer radielt i rørene.
- $c_1, c_2, v_1, v_2$ , og trykket i det indre og det ytre volumet er konstante.
- Potensielle og kinetiske energien i systemet kan neglisjeres.
- a) Sett opp partielle differensial ligningene for  $T_1(x,t)$  og  $T_2(x,t)$ .

# Oppgave 6 (15 %)

Betrakt Figur . Systemet består av en tank og en ventil. Variablene angitt i figuren har følgende betydning:

- $q_{inn}$  : volumstrøm inn  $[m^3/s]$
- $q_{ut}$ : volumstrøm gjennom ventilen [m<sup>3</sup>/s]
- $p_{atm}$ : atmosfæretrykk [N/m<sup>2</sup>]
- p: bunntrykket i tanken  $[N/m^2]$
- $\rho$ : massetetthet [kg/m<sup>3</sup>]
- h: væskenivået i tanken [m]
- A: bunnareal av tanken [ $m^2$ ]

Antar at væsken er inkompressibel, og at trykket på inngangen til ventilen er lik bunntrykket i tanken. La

$$q_{ut} = C_v u \sqrt{\frac{2}{\rho} \Delta p}$$

hvor  $C_v$  er ventilkonstanten, u er ventilåpningen (0  $\leq u \leq$  1), og  $\Delta p$  er trykkfallet over ventilen.

- a) Bestem bunntrykket i tanken.
- $\mathbf{b}$ ) Vis at den dynamisk modellen for væskenivået h er gitt ved

$$\frac{d}{dt}h = \alpha q_{\rm inn} - \beta \sqrt{h} \tag{7}$$

Bestem  $\alpha$  og  $\beta$ .

- **c**) Linearisere systemet (7) om arbeidspunktet  $(q_{\text{inn}}^*, h^*)$ , hvor  $h^* \neq 0$ .
- d) Finn egenverdiene av den lineariserte modellen i **c**). Bestem stabilitetsegenskapen til det lineariserte systemet om likevektspunktet, og det ulineære systemet (7). Stemmer det med den fysiske betraktningen?

# Oppgave 7 (20 %)

Figur viser en vogn i bevegelse. På enden av en fastmontert stang plasses en vippemekanisme bestående av en stang med to massepunkt på hver sider. Den fastmonterte stangen er plassert i vognens massenter.

Følgende antagelser gjelder:

- $\bullet$  vognen har masse M. Massepunktene har masse m. Alle andre komponenter antas masseløs.
- $\bullet$  vognen er festet til en fjær med fjærkonstant k.
- det virker en kraft F på vognen.
- ullet vognens massesenter har avstand x fra veggen.
- det er ingen strekk i fjære når vognen har posisjon  $x_0$ .
- den fastmonterte stangen har lengde L. Vinkelen mellom horisontallinjen og den fastmonterte stangen er  $\theta_0$ .
- stangen av vippemekanismen har lengde l. Vinkelen mellom horisontallinjen og vippe-stangen er  $\theta$ .
- $\bullet\,$ tyngdeakselerasjonen er g.
- ingen friksjon i systemet.
- a) Velg passende generaliserte koordinater og sett opp et uttrykk for systemets totale potensielle energy U.
- b) Sett opp et uttrykk for systemets totale kinetiske energy T.
- c) Utledd bevegelsesligningene for systemet.





