ROTASJON AV STIVE LEGEMER PROSJEKTOPPGAVE I TDAT3024

Hans J. Rivertz

30. september 2020

Innhold

1	Praktisk 1.1 Innlevering	1 1
2	Introduksjon	2
3	Rotasjon av stivt legeme om dets massesenter	2
	3.1 Koordinatsystem som følger og roterer sammen med legemet	3
	3.2 Treghetsmoment	4
	3.3 Energien til et roterende legeme	4
	3.4 Bevegelsesligningene for det roterende koordinatsystemet	5
4	Numeriske metoder	5
	4.1 Eulers metode	5
	4.1.1 Feilanalyse av Eulers metode	6
	4.2 Midtpunkts-metoden	6
	4.3 Trapes-metoden	7
	4.4 Runge-Kutta RK4	7
	4.5 Runge-Kutta-Fehlberg	8
5	Utledning av formelen for $\exp(h\Omega)$	9
6	Litt om integraler over masser	9
7	Treghetsmoment til en T-nøkkel	10
8	Oppgaver	10
9	Evaluering	11

1 Praktisk

1.1 Innlevering

En zip-fil som inneholder en rapport (pdf-fil) samt alle produserte filer Rapporten skal fortelle hva dere har gjort og hvordan dere har gjort det. Den skal være bygd opp med (minst) følgende kapitler.

- Innledning (Hvilken oppgave skal løses, og hvorfor)
- Teori /Metode (Hvordan er oppgaven løst metode og teorien bak metoden. Her er det naturlig å ta utgangspunkt i dette dokumentet og læreboka, men bruk gjerne andre kilder også. Men ikke skriv av/oversett det som står, studer det slik at dere forstår det, og tenk dere deretter at dere skal forklare det til en medstudent. Husk referanser og referanser til vitenskapelige artikler gjør seg ekstra godt.)
- Resultater (Gjerne inkludert tabeller og/eller figurer)
- Diskusjon/Konklusjon (Hvorfor blir resultatene slik som de blir? Hva ville dere forventet ut fra teorien, og hva skjer i praksis? Hva har dere lært? Har dere forslag til ting som kunne vært undersøkt videre og/eller ting som kunne vært gjort annerledes/bedre?)
- Referanseliste (Fullstendig URI (URL og/eller bok/artikkel-henvisning) til de og bare de referansene dere har nevnt tidligere i rapporten.)
- Vedlegg (Utskrift av alle programmer dere har laget)
- Erklæring Hver student skal levere en erklæreing på at vedkommende har samarbeidet og bidratt konstruktivt i besvarelsen. Denne skal underskrives av de andre på gruppen.

2 Introduksjon

Kilden for denne fremstillingen er boken "Physics for Science and Enginering" av Marion og Hornyak. Matematikken er hentet fra Sauer [4] og en bok av Helgasson [2]. Andre fremstillinger av matematikken bak kan også finnes i artikler av Munthe Kaas [3] som er en pionerer på området. Geometrien i prosjektet bygger på arbeidene til Sophus Lie fra Nordfjordeid.

Det er ikke meningen at dere skal forstå alt som står i dette dokumentet eller i kildene som eg har oppgitt.

3 Rotasjon av stivt legeme om dets massesenter

Vi skal se på fysikken bak et roterende stivt legeme. Grunnlaget for teorien bak ble lagt av en student i 1666-67. Hans navn var Isaac Newton. En viktig anvendelse av Newtons lover er teorien for roterende legemer. Valg av koordinatsystem som er tilpasset fysikken er avgjørende for å få likninger som er enkle. For roterende legemer passer det å bruke et koordinatsystem med origo i massesenteret til legemet M. Om legemet ikke er i ro vil posisjonen til massesenteret være en funksjon av tiden.

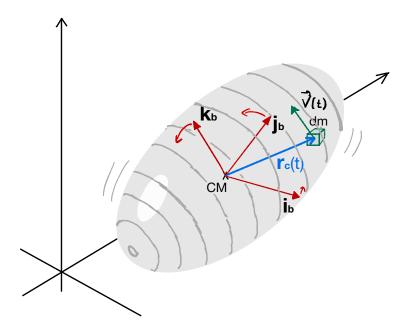
$$\vec{r}_{C.M}(t) = \frac{1}{M} \iiint_M \vec{r}(t) \,\mathrm{d}m.$$

Dere trenger ikke å kjenne til hvordan man regner ut integralet \iiint_M i formelen. En forklaring av hva det betyr kan dere finne i avsnitt 6. Vektoren $\vec{r}(t)$ angir posisjonen til en liten masse dm og M angir legemets totale masse. Posisjonen til dm relativt til massesenteret er gitt ved $\vec{r}_c(t) = \vec{r}(t) - \vec{r}_{C,M}(t)$. Dreiemomentet til legemet om massesenteret er gitt ved formelen

$$\vec{L}_c = \iiint_M \vec{r}_c(t) \times \vec{v}_c(t) \, \mathrm{d}m,$$

der $\vec{v}_c(t)$ er hastighetsvektoren til dm relativt til massesenteret. Siden M er et stivt legeme så er hastigheten til dm gitt ved formelen

$$\vec{v}_c(t) = \vec{\omega}(t) \times \vec{r}_c(t),$$



Figur 1: Figur av et roterende stivt legeme formet som en ellipsoide. Massesenteret er markert CM og vektorene som utsepenner det roterende koordinatsystemet som følger legemet.

der $\vec{\omega}(t)$ vinkelhastighetsvektoren til legemet. Vinkelhastighetsvektoren er produktet mellom enhetsvektoren $\hat{u}_{\omega}(t)$ normalt på rotasjonsplanet og vinkelfarten $\omega(t)$. Dreiemomentet til M er derfor

 $\vec{L}_c = \iiint_M \vec{r}_c(t) \times (\vec{\omega}(t) \times \vec{r}_c(t)) \, \mathrm{d}m,$

Formelen for dreiemomentet er uavhengig av hvilket koordinatsystem vi velger med origo i massesenteret.

3.1 Koordinatsystem som følger og roterer sammen med legemet.

Det lønner seg derfor å velge et koordinatsystem der aksene er hovedaksene til treghetsmomentet til legemet. Merk at dette koordinatsystemet roterer sammen med legemet. Enhetsvektorene $\hat{\imath}_b(t)$, $\hat{\jmath}_b(t)$ og $\hat{k}_b(t)$ for koordinatsystemet er derfor en funksjon av tiden. I dette koordinatsystemet er vinkelmomentet og vinkelhastighetsvektoren lik

$$\vec{L}_b = \iiint_M \vec{r}_b(t) \times (\vec{\omega}(t) \times \vec{r}_b(t)) \, \mathrm{d}m,$$

Vi skriver koordinatene til \vec{L}_b som

$$\vec{L}_b = L_x \hat{\imath}_b(t) + L_y \hat{\jmath}_b(t) + L_z \hat{k}_b(t)$$

og

$$\vec{\omega} = \omega_x \hat{\boldsymbol{\imath}}_b(t) + \omega_y \hat{\boldsymbol{\jmath}}_b(t) + \omega_z \hat{\boldsymbol{k}}_b(t)$$

Den deriverte av dreiemomentet er lik

$$\frac{\mathrm{d}\vec{L}_b}{\mathrm{d}t} = \frac{\mathrm{d}L_x}{\mathrm{d}t}\hat{\boldsymbol{\imath}}_b + \frac{\mathrm{d}L_y}{\mathrm{d}t}\hat{\boldsymbol{\jmath}}_b + \frac{\mathrm{d}L_z}{\mathrm{d}t}\hat{\boldsymbol{k}}_b + L_x\frac{\mathrm{d}\hat{\boldsymbol{\imath}}_b}{\mathrm{d}t} + L_y\frac{\mathrm{d}\hat{\boldsymbol{\jmath}}_b}{\mathrm{d}t} + L_z\frac{\mathrm{d}\hat{\boldsymbol{k}}_b}{\mathrm{d}t}$$

Fra den generelle formelen $\frac{d\vec{r}_b}{dt} = \vec{\omega} \times \vec{r}_b$ får man $\frac{d\hat{\imath}_b}{dt} = \vec{\omega} \times \hat{\imath}_b$, $\frac{d\hat{k}_b}{dt} = \vec{\omega} \times \hat{\jmath}_b$ og $\frac{d\hat{k}_b}{dt} = \vec{\omega} \times \hat{k}_b$. Derfra får vi formelen

$$\frac{\mathrm{d}\vec{L}_b}{\mathrm{d}t} = \frac{\mathrm{d}L_x}{\mathrm{d}t}\hat{\boldsymbol{\imath}}_b + \frac{\mathrm{d}L_y}{\mathrm{d}t}\hat{\boldsymbol{\jmath}}_b + \frac{\mathrm{d}L_z}{\mathrm{d}t}\hat{\boldsymbol{k}}_b + \vec{\omega} \times \vec{L}_b.$$

På komponentform har vi derfor formelen for det ytre kraftmomentet

$$\begin{bmatrix} \tau_x \\ \tau_y \\ \tau_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \mathrm{d}L_x/\mathrm{d}t \\ \mathrm{d}L_y/\mathrm{d}t \\ \mathrm{d}L_z/\mathrm{d}t \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} L_x \\ L_y \\ L_z \end{bmatrix}. \tag{1}$$

Vi antar at ingen ytre krefter virker på legemet. Derfor er $\begin{bmatrix} \tau_x & \tau_y & \tau_z \end{bmatrix}' = \mathbf{0}$.

3.2 Treghetsmoment

Vi benytter oss av formelen $\vec{x} \times (\vec{y} \times \vec{x}) = x^2 \vec{y} - \vec{x} (\vec{x} \cdot \vec{y})$ og skriver om formelen for dreiemomentet til

$$\vec{L}_b = \iiint_M r_b^2 \vec{\omega} - \vec{r}_b (\vec{r}_b \cdot \vec{\omega})) \, \mathrm{d}m.$$

Vi lar $\vec{r}_b = x_b \hat{\imath}_b(t) + y_b \hat{\jmath}_b(t) + z_b \hat{k}_b(t)$. Da er $r_b^2 = x_b^2 + y_b^2 + z_b^2$ og $\vec{r}_b \cdot \vec{\omega} = x_b \omega_x + y_b \omega_y + z_b \omega_z$. Vi får derfor at

$$\begin{array}{rcl} L_x & = & I_{xx}\omega_x - I_{xy}\omega_y - I_{xz}\omega_z \\ L_y & = & -I_{yx}\omega_x + I_{yy}\omega_y - I_{yz}\omega_z, \\ L_z & = & -I_{zx}\omega_x - I_{zy}\omega_y + I_{zz}\omega_z \end{array}$$

der I_{**} -ene er komponentene til treghetmomentmatrisen I.

$$I_{xx} = \iiint_{M} (y_{b}^{2} + z_{b}^{2}) \, dm, \quad I_{xy} = I_{yx} = \iiint_{M} x_{b} y_{b} \, dm$$

$$I_{yy} = \iiint_{M} (x_{b}^{2} + z_{b}^{2}) \, dm, \quad I_{xz} = I_{zx} = \iiint_{M} x_{b} z_{b} \, dm$$

$$I_{zz} = \iiint_{M} (x_{b}^{2} + y_{b}^{2}) \, dm, \quad I_{yz} = I_{zy} = \iiint_{M} y_{b} z_{b} \, dm$$

La $\hat{\imath}_b$, $\hat{\jmath}_b$ og \hat{k}_b være egenvektorer til I. Da blir I diagonal.

3.3 Energien til et roterende legeme.

Den kinetiske rotasjonsen
rgien til et roterende legeme med dreiemomentmoment \vec{L} og rotasjons
vektor $\vec{\omega}$ er gitt ved formelen [1]

$$K = \frac{1}{2}\vec{L} \cdot \vec{\omega}.$$

3.4 Bevegelsesligningene for det roterende koordinatsystemet

Bevegelseslikningene for legemet beskriver hvordan $\hat{\imath}_b$, $\hat{\jmath}_b$ og \hat{k}_b endres med tiden. Definisjonen av $\vec{\omega}$ gir likningene

$$d\hat{\boldsymbol{\imath}}_b/dt = \omega_z \hat{\boldsymbol{\jmath}}_b - \omega_y \hat{\boldsymbol{k}}_b$$

$$d\hat{\boldsymbol{\jmath}}_b/dt = \omega_x \hat{\boldsymbol{k}}_b - \omega_z \hat{\boldsymbol{\imath}}_b$$

$$d\hat{\boldsymbol{k}}_b/dt = \omega_y \hat{\boldsymbol{\imath}}_b - \omega_x \hat{\boldsymbol{\jmath}}_b.$$

Om komponentene til alle likningene skrives ut, fås 9 koblede differensiallikninger. Det er lettere implementere likningene ved hjelp av matriser. La $X = \begin{bmatrix} x_{ij} \end{bmatrix}$ være matrisen som har $\hat{\imath}_b$, $\hat{\jmath}_b$ og \hat{k}_b som søylevektorer.

$$\hat{\pmb{\imath}}_b = \begin{bmatrix} x_{11} \\ x_{21} \\ x_{31} \end{bmatrix}, \quad \hat{\pmb{\jmath}}_b = \begin{bmatrix} x_{12} \\ x_{22} \\ x_{32} \end{bmatrix}, \quad \hat{\pmb{k}}_b = \begin{bmatrix} x_{13} \\ x_{23} \\ x_{33} \end{bmatrix}.$$

X har den spesielle egenskapen at $X^TX = Id_{3\times 3}$ der $Id_{3\times 3}$ er identitetsmamatrisen og at det X = 1. Mengden av slike matriser kalles den **spesielle ortogonale gruppen** og skrives

$$SO(3) = \{ \text{Mengden av alle } 3 \times 3 - \text{matriser } X \text{ slik at } X^T X = Id_{3\times 3} \text{ og det } X = 1 \}$$

SO(3) er det vi kaller en **Lie-Gruppe**, oppkalt etter den Norske matematikeren Sophus Lie. Ved å bruke at $\vec{L} = XI\vec{\omega}$ er en konstant fås $\vec{\omega} = (XI)^{-1}\vec{L}$.

La Ω være matrisen

$$\Omega = \begin{bmatrix}
0 & -\omega_z & \omega_y \\
\omega_z & 0 & -\omega_x \\
-\omega_y & \omega_x & 0
\end{bmatrix}$$
(2)

Da er likningene for X og ω

$$\vec{\omega} = (XI)^{-1}\vec{L} \tag{3}$$

$$\frac{\mathrm{d}X}{\mathrm{d}t} = F(X) = X\Omega. \tag{4}$$

Husk at \vec{L} er konstant og at $\vec{\omega}$ må skrives om til Ω . En enkel måte å finne en tilnærming av X(t+h) er lineariseringen $X(t+h)\approx X(t)+X(t)h\Omega$. En ulempe med lineariseringen er at søylene i $X(t)+X(t)h\Omega$ ikke er ortogonale. Dette kan rettes på ved å bruke en annen tilnærming av X(t). Det viser seg at Ω er den deriverte i h=0 av følgende matrisefunksjon

$$\exp(h\Omega) = I + (1 - \cos\omega h)\frac{\Omega^2}{\omega^2} + (\sin\omega h)\frac{\Omega}{\omega}.$$
 (5)

Denne formelen tilfredstiller likningen $\exp(h\Omega) \exp(h\Omega)^T = I$. Det betyr at $X \exp(h\Omega)$ har ortogonale søylevektorer. Faktisk, så er

$$X\exp(h\Omega) \Big(X\exp(h\Omega)\Big)^T = X\exp(h\Omega)\exp(h\Omega)^T X^T = XIX^T = XX^T = I.$$

4 Numeriske metoder

4.1 Eulers metode

Eulers metode er den ekleste metoden for løsning av differensiallikninger. En likning $\mathbf{y}' = \mathbf{f}(t, \mathbf{y})$ løses numerisk ved å finne $\mathbf{w_i} \approx \mathbf{y}(t_i)$ der $t_i = t_0 + hi$ ved hjelp av den rekursive metoden

$$\mathbf{w}_0 = \mathbf{y}(t_0)$$

$$\mathbf{w}_{i+1} = \mathbf{w}_i + h \mathbf{f}(t_i, \mathbf{w}_i).$$

Anvendt på eksempelet over setter vi $W_0 = X_0$ og regner videre ut $W_{i+1} = W_i + hW_i\Omega_i$.

$$W_0 = X_0$$

$$W_{i+1} = W_i + hW_i\Omega_i$$

I hvert ledd danner vi Ω_i fra $\vec{\omega}_i = (W_i I)^{-1} \vec{L}$. En av mange svakheter med Eulers metode at W_i ikke ikke er ortogonal. Det kan rettes opp ved å bruke en variant av Eulers metode ved følgende skjema

$$W_0 = X_0$$

$$W_{i+1} = W_i \exp(h\Omega_i)$$
(6)

Vi må fortsatt regne ut $\vec{\omega}_i = I^{-1}W_i^T \vec{L}$ i hvert ledd. For små h er det svært lite som skiller disse to metodene.

4.1.1 Feilanalyse av Eulers metode.

Om vi lar Z(t) være den eksakte løsningen av rotasjonsproblemet med startverdi $Z(0) = W_i$, så kan vi bruke likningen til å finne alle deriverte av Z(t) for t = 0.

$$Z'(0) = W_i \Omega$$

$$Z''(0) = W_i (\Omega^2 + \Omega'(0))$$

$$Z'''(0) = W_i (\Omega^3 + \Omega'(0)\Omega + 2\Omega\Omega'(0) + \Omega''(0))$$

Den deriverte av $\Omega(t)$ fås ved å regne ut den deriverte av $\vec{\omega}(h) = I^{-1}Z(h)^T \vec{L}$.

$$\vec{\omega}'(0) = -I^{-1}\Omega W_i^T \vec{L}
\vec{\omega}''(0) = I^{-1} (\Omega^2 - \Omega'(0)) W_i^T \vec{L}
\vec{\omega}'''(0) = I^{-1} (-\Omega^3 + \Omega'(0)\Omega + 2\Omega\Omega'(0) - \Omega''(0)) W_i^T \vec{L}$$

Taylorrekken for Z(h) er da

$$Z(h) = W_i + hW_i\Omega + \frac{h^2}{2}W_i(\Omega^2 + \Omega'(0)) + O(h^3).$$

Leddet $O(h^3)$ står for alle ledd av tredje eller høyere grad i h. Taylorrekken for $W_{i+1}(h) = W_i \exp(h\Omega_i)$ er

$$W_i(h) = W_i + hW_i\Omega + \frac{h^2}{2}\Omega^2 + O(h^3).$$

Feilen i Eulers metode i hvert trinn er derfor

$$W_i(h) - Z(h) = \frac{h^2}{2}W_i\Omega'(0) + O(h^3).$$

4.2 Midtpunkts-metoden

I midtpunkts-metoden tas det utgangspunkt i Eulers metode. Den brukes til å finne $\vec{\omega}$ midtveis mellom W_i og W_{i+1} . Trinnet for å finne W_{i+1} fra W_i er som følgende

- 1. Regn ut $\vec{\omega}_i = I^{-1} W_i^T \vec{L}$.
- 2. Regn ut $\vec{\omega}_{i+1/2} = I^{-1} \exp\left(-\frac{h}{2}\Omega_i\right) W_i^T \vec{L}$.
- 3. Regn ut $W_{i+1} = W_i \exp\left(h\Omega_{i+1/2}\right)$

For å regne ut feilen i midtpunkts-metoden så regner vi ut noen deriverte av W_{i+1} med hensyn på h. Vi har

$$W'_{i+1}(0) = W_i \Omega_i$$

 $W''_{i+1}(0) = W_i (\Omega_i^2 + \Omega'(0)).$

Vi har brukt at $\vec{\omega}'_{i+1/2}(0) = \frac{1}{2}\vec{\omega}'(0)$. Vi får derfor Taylorutvikling for $W_{i+1}(h)$ lik

$$W_i(h) = W_i + hW_i\Omega + \frac{h^2}{2}(\Omega^2 + \Omega'(0)) + O(h^3).$$

Feilen i midtpunktmetoden blir derfor

$$W_i(h) - Z(h) = O(h^3).$$

Det er det samme som feilen i den klassiske midpunktmetoden som dere finner i Sauer.

4.3 Trapes-metoden

Trapes-metoden tar også utgangspunkt i Eulers metode. Den brukes til å finne et gjenomsnitt av $\vec{\omega}$ mellom W_i og W_{i+1} . Trinnet for å finne W_{i+1} fra W_i er som følgende

- 1. Regn ut $\vec{\sigma}_1 = I^{-1} W_i^T \vec{L}$.
- 2. Regn ut $\vec{\sigma}_2 = I^{-1} \exp(-h\Sigma_1) W_i^T \vec{L}$.
- 3. Regn ut $W_{i+1} = W_i \exp\left(\frac{h}{2}(\Sigma_1 + \Sigma_2)\right)$

4.4 Runge-Kutta RK4

Trinnet for å finne W_{i+1} fra W_i er beskrevet i punktene 1–5 nedenfor. I hvert ledd regnes Σ_i fra $\vec{\sigma}_i$ på samme måte som Ω utregnes fra $\vec{\omega}$.

- 1. Regn ut $\vec{\sigma}_1 = I^{-1} W_i^T \vec{L}$.
- 2. Regn ut $\vec{\sigma}_2 = I^{-1} \exp\left(-(h/2)\Sigma_1\right) W_i^T \vec{L}$.
- 3. Regn ut $\vec{\sigma}_3 = I^{-1} \exp\left(-(h/2)\Sigma_2\right) W_i^T \vec{L}$.
- 4. Regn ut $\vec{\sigma}_4 = I^{-1} \exp\left(-t\Sigma_3\right) W_i^T \vec{L}$.
- 5. Regn ut $W_{i+1} = W_i \exp\left(\frac{h}{6}(\Sigma_1 + 2\Sigma_2 + 2\Sigma_3 + \Sigma_4)\right)$

4.5 Runge-Kutta-Fehlberg

Akurat som for standard Runge-Kutta-Fehlberg så regner vi ut to verdier og aproksimerer feilen. Skjemaet for Runge-Kutta-Fehlberg er gitt ved $\frac{\mathbf{c} \mid A}{\mid B} =$

Skjemaet brukes på følgende måte

- 1. Regn ut $\vec{\sigma}_1 = I^{-1} W_i^T \vec{L}$.
- 2. Regn ut $\vec{\sigma}_2 = I^{-1} \exp\left(-ha_{21}\Sigma_1\right) W_i^T \vec{L}$.
- 3. Regn ut $\vec{\sigma}_3 = I^{-1} \exp \left(-h(a_{31}\Sigma_1 + a_{32}\Sigma_2) \right) W_i^T \vec{L}$.
- 4. Regn ut $\vec{\sigma}_4 = I^{-1} \exp\left(-h(a_{41}\Sigma_1 + a_{42}\Sigma_2 + a_{43}\Sigma_3)\right) W_i^T \vec{L}$.
- 5. Regn ut $\vec{\sigma}_5 = I^{-1} \exp \left(-h(a_{51}\Sigma_1 + a_{52}\Sigma_2 + a_{53}\Sigma_3 + a_{54}\Sigma_4) \right) W_i^T \vec{L}$.

6. Regn ut
$$\vec{\sigma}_6 = I^{-1} \exp\left(-h(a_{61}\Sigma_1 + a_{62}\Sigma_2 + a_{63}\Sigma_3 + a_{64}\Sigma_4 + a_{65}\Sigma_5)\right) W_i^T \vec{L}$$
.

7. Regn ut
$$W_{i+1} = W_i \exp \left(h(b_{11}\Sigma_1 + b_{12}\Sigma_2 + b_{13}\Sigma_3 + b_{14}\Sigma_4 + b_{15}\Sigma_5 + b_{16}\Sigma_6) \right)$$

8. Regn ut
$$Z_{i+1} = W_i \exp \left(h(b_{21}\Sigma_1 + b_{22}\Sigma_2 + b_{23}\Sigma_3 + b_{24}\Sigma_4 + b_{25}\Sigma_5 + b_{26}\Sigma_6) \right)$$

9. Regn også ut $\Delta W = W_{i+1} - Z_{i+1}$ og $E = \sqrt{\operatorname{trace}(\Delta W^T \Delta W)}$. Der sporet (trace) av en matrise er summen av diagonalelementene (trace $A = a_{11} + a_{22} + a_{33}$). E er da et tilnærmet mål på feilen i utregningen av W_{i+1} .

Dere kan bruke samme metode som i Sauer til å oppdatere steglengden h ved hjelp av E og en toleranse.

5 Utledning av formelen for $\exp(h\Omega)$

For de spesielt interesserte gir jeg en slags utledning av formelen over. Vi bruker rekkeutviklingen til eksponentialfunksjonen e^x og erstatter $x \mod \Omega$.

$$\begin{split} \exp(h\Omega) &= I + h\Omega + \frac{h^2}{2}\Omega^2 + \frac{h^3}{3!}\Omega^3 + \frac{h^4}{4!}\Omega^4 + \frac{h^5}{5!}\Omega^5 + \frac{h^6}{6!}\Omega^6 + \frac{h^7}{7!}\Omega^7 + \dots + \frac{h^n}{n!}\Omega^n + \dots \\ &= I + t\Omega + \frac{h^2}{2}\Omega^2 - \frac{h^3}{3!}\omega^2\Omega - \frac{h^4}{4!}\omega^2\Omega^2 + \frac{h^5}{5!}\omega^4\Omega + \frac{h^6}{6!}\omega^4\Omega^2 - \frac{h^7}{7!}\omega^6\Omega + \dots + \frac{h^n}{n!}\Omega^n + \dots \\ &= I + \frac{\Omega^2}{\omega^2} - \frac{\Omega^2}{\omega^2} + \frac{h^2}{2}\Omega^2 - \frac{h^4}{4!}\omega^2\Omega^2 + \frac{h^6}{6!}\omega^4\Omega^2 + \dots \\ &+ t\Omega - \frac{h^3}{3!}\omega^2\Omega + \frac{h^5}{5!}\omega^4\Omega - \frac{h^7}{7!}\omega^6\Omega + \dots \\ &= I + (1 - \cos\omega h)\frac{\Omega^2}{\omega^2} + (\sin\omega h)\frac{\Omega}{\omega}. \end{split}$$

6 Litt om integraler over masser

Tyngdepunktet til en kule ligger i dets senter. Om man har to like tunge kuler vil tyngdepunktet ligge i punktet midt mellom disse. Matematisk kan vi beskrive dette ved hjelp av vektorregning. Hvis posisjonene til de to kulene er bestemt av vektorene \vec{r}_1 og \vec{r}_2 så er det felles massesenteret lik $\frac{1}{2}(\vec{r}_1 + \vec{r}_2)$. Om massene er forskjellige så er det felles massesenteret lik

$$\vec{r}_{C.M} = \frac{m_1 \vec{r}_1 + m_2 \vec{r}_2}{m_1 + m_2}.$$

For flere masser $m_1, m_2, m_3, \cdots m_N$ er massesenteret lik

$$\vec{r}_{C.M} = \frac{1}{M} \sum_{i}^{N} m_i \vec{r}_i.$$

For et kontinuerlig legeme med masse M så tenker vi oss at ve deler opp legemet i mange små deler Δm_i , hver med massesenter $\vec{r_i}$.

$$\vec{r}_{C.M} = \frac{1}{M} \sum_{i}^{N} \vec{r}_{i} \Delta m_{i}.$$

Når N går mot uendelig, kaller vi grensen for et trippel integral. Vi skriver dette på formen som

$$\vec{r}_{C.M} = \frac{1}{M} \iiint_M \vec{r}_i \, \mathrm{d}m.$$

På komponent form får er massesenteret gitt ved

$$\left[\frac{1}{M}\sum_{i=1}^{N}x_{i}\Delta m_{i}, \frac{1}{M}\sum_{i=1}^{N}y_{i}\Delta m_{i}, \frac{1}{M}\sum_{i=1}^{N}z_{i}\Delta m_{i}\right].$$

Et legeme som roterer om x aksen med vinkelhastighet ω har hastigheten $\vec{v} = \omega(0, -z, y)$. Dreiemomentet om origo til massen m er $m \vec{r} \times \vec{v} = m(x, y, z) \times (0, -z, y) = m(y^2 + z^2, -xz, -xy)$. Samlet dreiemoment for et legeme som roterer om x-aksen er

$$\vec{L} = \sum_{i=1}^{N} \omega(y_i^2 + z_i^2, -x_i z_i, -x_i y_i) \Delta m_i.$$

7 Treghetsmoment til en T-nøkkel

En T-nøkkel har følgende dimensjoner. Håndtaket har form av en sylinder med lengde $L_1=8\,\mathrm{cm}$ og radius $R_1=1.0\,\mathrm{cm}$. En sylinder med lengde $L_2=4.0\,\mathrm{cm}$ og radius $R_2=1.0\,\mathrm{cm}$ er festet midt på håndtaket og står vinkelrett på dette. Massetettheten til begge sylinderne er $\rho=6.7\,\mathrm{gram}$ per kubikkeentimeter. La håndtakets akse ligge parallelt langs y-aksen og la den andre sylinderen akse ligge langs x-aksen. Massesenteret til håndtaket ligger i punktet $x=-1.0\,\mathrm{cm}$ på x-aksen og massesenteret til den andre sylinderen ligger i punktet $x=2.0\,\mathrm{cm}$ på x-aksen. Massen til T-nøkkelen er $M=12\pi\approx253\,\mathrm{gram}$. Massesenteret til T-nøkkelen ligger i origo. Treghetsmomentet til nøkkelen er gitt ved

$$\begin{split} I_{xx} &= \frac{M_1 R_1^2}{4} + \frac{M_1 L_1^2}{12} + \frac{M_2 R_2^2}{2} \\ I_{yy} &= M_1 R_1^2 + \frac{M_2 L_2}{4} + \frac{M_1 R_1^2}{2} + \frac{M_2 R_2^2}{4} + \frac{M_2 L_2^2}{12} \\ I_{zz} &= M_1 R_1^2 + \frac{M_2 L_2}{4} + \frac{M_1 R_1^2}{4} + \frac{M_1 L_1^2}{12} + \frac{M_2 R_2^2}{4} + \frac{M_2 L_2^2}{12} \end{split}$$

 $og I_{xy} = I_{xz} = I_{yz} = 0$

8 Oppgaver

Oppgave 1 I denne oppgaven skal dere implementere funksjoner dere trenger.

- a) Implementer eksponentfunksjonen i likning (5). Input skal være en matrise på formen (2). Funksjonen bør ta inn både h og Ω som input. Lag et testprogram som sjekker om output X er en matrise som oppfyller kravet X^TX .
- b) Implementer en funksjon som regner ut energien til et roterende legeme som har treghetsmoment I og rotasjonsvektor $\vec{\omega}$. Denne vil dere trenge til å sjekke om simuleringene bevarer energien til T-nøkkelen.
- c) Regn ut treghetsmomentet til T-nøkkelen ved å bruke formelen i forige avsnitt.

Oppgave 2 Gitt spesialtilfellet der legemet er en kule. Dere kan da anta at treghetsmomentet er lik identitetsmatrisen. La også startbetingeslen til X(t) være lik identitetsmatrisen. La $\vec{L} = (1,0,0)$. Løs likningene (3) og (4) eksakt.

Oppgave 3 Implementer varianten av Eulers metode gitt i likning (6) i avnsitt 4.1. Og test metoden på systemet som består av likningene (3) og (4).

Oppgave 4 Implementer varianten av RK4-metoden beskrevet i avsnitt 4.4. Dere kan om dere vil implementere varianten av Runge Kutta Fehlberg-metoden (RKF45) som er beskrevet i avsnitt 4.5. Vær nøye på å implementere metoden nøyaktig slik den står. En liten feil i koefisientene vil gjøre metoden omtrent like unøaktig som Eulers metode.

Oppgave 5 Bruk implementeringen av RK4 eller RKF45 til å løse systemet. Benytt treghetsmomentent til T-nøkkelen som ble utregnet i tidligere oppgave. Bruk $X(0) = Id_{3\times 3}$. Beregn \vec{L} slik at $\vec{\omega}$ har lengde 1.

Steglengden lar dere være så liten at energen ikke endrer seg nevneverdig.

Oppgave 6 Tegn opp komponentene til løsningen X som en funksjon av tiden. Gi en tolkning av disse grafene. Alternativt kan dere lage en 3-D animasjon av T-nøkkelen som roterer.

9 Evaluering

Prosjektet teller $20 \%^1$ av karakteren, og det er rapporten (både innhold og form) som danner grunnlaget for prosjektkarakteren.

Referanser

- [1] Feynman, R.P. med flere: The Feynman Lectures in Physics, bind I, side 20-8 i kapittel 20, (1963) Basic Books, New York.
- [2] Helgason, S.: Differential Geometry, Lie Groups, and Symmetric Spaces. Pure and Applied Mathematics. Academic Press (1978)
- [3] Munthe-Kaas, H.Z., Zanna, A.: Numerical integration of differential equations on homogeneous manifolds. In: F. Cucker, M. Shub (eds.) Foundations of Computational Mathematics, pp. 305–315. Springer Berlin Heidelberg, Berlin, Heidelberg (1997)
- [4] Sauer, T.: Numerical Analysis. Pearson Education Ltd., Harlow, Essex, (2014).

 $^{^1\}mathrm{Eksamen}$ i matematikk
delen teller 30%, Eksamen i fysikk
delen teller 50%