

UN MODEL BIOMECANIC CU DOUĂ GRADE DE LIBERTATE AL UNUIA DIN MEMBRELE INFERIOARE ALE ORGANISMULUI UMAN

A BIOMECHANICAL MODEL WITH TWO GRADES OF FREEDOM FOR ONE OF THE LOWER MEMBERS OF THE HUMAN BODY

Marina DOGARU

Ing. – Facultatea de Utilaj Tehnologic, UTCB, Romania

Rezumat: În acest articol este prezentat un model cu două grade de libertate al membrului inferior uman pentru care se determină ecuația diferențială de mișcare folosind ecuațiile lui Lagrange de speța a II-a.

Cuvinte cheie: biomecanică, articulație, ecuație de mișcare, model, matrice

Abstract: This article presents a two-degree model of human lower limb for which the differential motion equation is determined using the Lagrange equations of the second case.

Keywords: biomechanics, joint, motion equation, model, matrix

1. INTRODUCERE

Forțele care acționează asupra organismului nostru și mișcările pe care le efectuăm în mod obișnuit în viața de zi cu zi, la locul de muncă sau în activitățile sportive fac dificilă modelarea corpului uman. Mecanica analitică reprezintă un suport neprețuit în rezolvarea acestei probleme. Desigur, tehnologia informatică și programele dedicate simulărilor ușurează cercetările atât în domeniul modelării biomecanice a organismului uman, cât și în ceea ce privește interpretarea rezultatelor.

2. MODELAREA BIOMECANICĂ A MEMBRULUI INFERIOR

Pornind de la studiul mobilității articulare a membrelor inferioare și superioare prezentat în [2], am extins modelul biomecanic al sistemului picior-gambă la întregul membru inferior. Dacă pentru scopul lucrării amintite, nu era necesar realizarea unui model complet al membrului inferior, pentru nivelul următor de cercetare și anume, studiul articulațiilor cot și genunchi, modelele biomecanice trebuie la rândul lor să devină mai complexe.

Masele și poziția centrului de greutate au fost estimate într-o primă fază pentru cele trei segmente componente – coapsă, gambă și picior – pornind de la masa totală a subiectului analizat și dimensiunile segmentelor membrului inferior (prin măsurători antropometrice). [1]

Ulterior am considerat gamba și piciorul sub forma unei bare articulate la un capăt, asamblată cu o altă bară (coapsa), modelul căpătând forma unui pendul fizic dublu (figura 2), datele antropometrice fiind prezentate mai jos.

În lucrarea de față am considerat că asupra modelului acționează două forțe perturbatoare F_1 și F_2 , una asupra coapsei, cealaltă asupra ansamblului gambă-picior. În centrele de greutate ale barelor am poziționat două perechi de arcuri pentru limitarea deplasării modelului și amortizarea vibrațiilor.

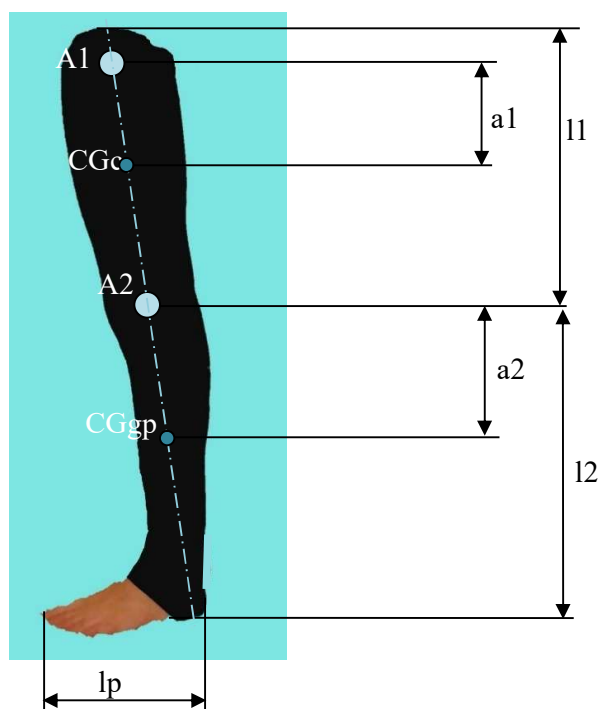


Figura 1

Masa totală: 54 kg
 Masa coapsei: 5,45 kg
 Masa gambei: 2,91 kg
 Masa piciorului: 1,02 kg
 Masa gambei și piciorului: 3,93 kg
 Înălțimea coapsei (l1): 0,48 m
 Înălțimea gambei: 0,40 m
 Înălțimea piciorului: 0,10 m
 Înălțimea gambei și piciorului (l2): 0,50 m
 Lungimea piciorului (lp): 0,24 m
 Poziția CG al coapsei (a1): 0,20 m
 Poziția CG al gambei și piciorului (a2): 0,20 m

A1, A2 – articulații
 CGc – centrul de greutate al coapsei
 CGgp – centrul de greutate al gambei și piciorului

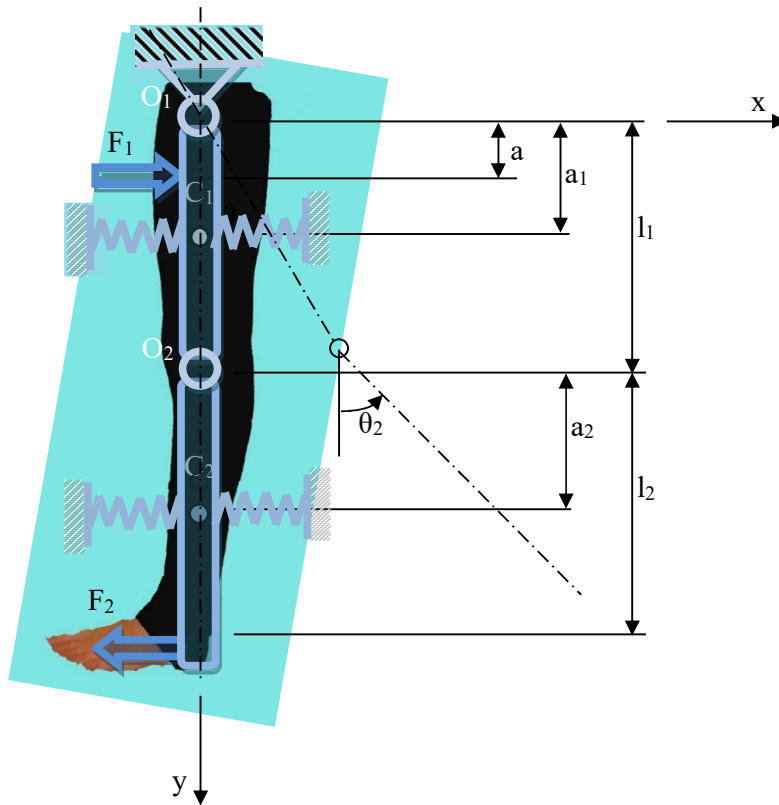


Figura 2

Coordonatele punctului C1 sunt:

$$x_{C1} = a_1 \sin\theta_1$$

$$y_{C1} = a_1 \cos\theta_1$$

Iar coordonatele punctului C2 au forma:

$$x_{C2} = l_1 \sin\theta_1 + a_2 \sin\theta_2$$

$$y_{C2} = l_1 \cos\theta_1 + a_2 \cos\theta_2$$

3. DETERMINAREA ECUAȚIEI DE MIȘCARE A MODELULUI CONSIDERAT

Pornind de la ecuațiile lui Lagrange de speța a II-a:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial E}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial E}{\partial q_i} = Q_{iP} + Q_{iF} \quad (1)$$

în care: E este energia cinetică a sistemului,

V – energia potențială,

Q_{iP} – forțele restauratoare generalizate,

Q_{iF} – forțele perturbatoare generalizate,

q_i – coordonatele generalizate ale sistemului ($q_1=\theta_1$, $q_2=\theta_2$), urmăresc determinarea sistemului de ecuații diferențiale de mișcare ale modelului considerat.

Energia cinetică a sistemului este:

$$E = E_1 + E_2 + E_{C2} \quad (2)$$

unde: $E_1 = \frac{1}{2}J_{O1}\dot{\theta}_1^2$ energia cinetică a corpului 1;

$E_2 = \frac{1}{2}J_{O2}\dot{\theta}_2^2$ energia cinetică a corpului 2;

$E_{C2} = \frac{1}{2}m_2v_{C2}^2$ energia cinetică a centrului de masă al corpului 2.

Momentele de inerție pentru corpurile 1 și 2 sunt:

$$J_{O1} = \frac{m_1l_1^2}{3}$$

$$J_{O2} = \frac{m_2l_2^2}{12}$$

Pentru a determina viteza centrului de masă 2 se derivează coordonatele punctului C_2 :

$$\dot{x}_{C2} = l_1\dot{\theta}_1\cos\theta_1 + a_2\dot{\theta}_2\cos\theta_2$$

$$\dot{y}_{C2} = -l_1\dot{\theta}_1\sin\theta_1 - a_2\dot{\theta}_2\sin\theta_2$$

Rezultă:

$$v_{C2}^2 = \dot{x}_{C2}^2 + \dot{y}_{C2}^2 = l_1^2\dot{\theta}_1^2 + a_2^2\dot{\theta}_2^2 + 2l_1a_2\dot{\theta}_1\dot{\theta}_2\cos(\theta_2 - \theta_1)$$

Energia cinetică a sistemului este de forma:

$$E = \frac{1}{2} \left[\left(\frac{m_1l_1^2}{3} + m_2l_1^2 \right) \dot{\theta}_1^2 + \left(\frac{m_2l_2^2}{12} + m_2a_2^2 \right) \dot{\theta}_2^2 + 2m_2l_1a_2\dot{\theta}_1\dot{\theta}_2\cos(\theta_2 - \theta_1) \right] \quad (3)$$

$$E = \frac{1}{2} (m_{11}\dot{q}_1^2 + 2m_{12}\dot{q}_1\dot{q}_2 + m_{22}\dot{q}_2^2)$$

Comparând cu forma generală a energiei cinetice din literatura de specialitate [3] se pot determina termenii matricei de inerție:

$$m_{11} = \frac{m_1l_1^2}{3} + m_2l_1^2$$

$$m_{12} = m_{21} = m_2l_1a_2\cos(\theta_2 - \theta_1)$$

$$m_{22} = \frac{m_2l_2^2}{12} + m_2a_2^2$$

Matricea de inerție este:

$$[M] = \begin{bmatrix} m_{11} & m_{12} \\ m_{21} & m_{22} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{m_1 l_1^2}{3} + m_2 l_1^2 & m_2 l_1 a_2 \cos(\theta_2 - \theta_1) \\ m_2 l_1 a_2 \cos(\theta_2 - \theta_1) & \frac{m_2 l_2^2}{12} + m_2 a_2^2 \end{bmatrix} \quad (4)$$

Următoarea etapă este determinarea energiei potențiale a sistemului și matricea de rigiditate.

Energia potențială a sistemului are forma:

$$V = V_1 + V_2 + 2V_{a1} + 2V_{a2} \quad (5)$$

în care: $V_1 = m_1 g \Delta h_1$ energia potențială a corpului 1;

$V_2 = m_2 g \Delta h_2$ energia potențială a corpului 2;

$V_{a1} = \frac{1}{2} k (\Delta_t^2 - \Delta_{i1}^2)$ energia potențială a arcului 1;

$V_{a2} = \frac{1}{2} k (\Delta_t^2 - \Delta_{i2}^2)$ energia potențială a arcului 2.

Se determină deplasările Δh_1 și Δh_2 :

$$\Delta h_1 = a_1 (1 - \cos \theta_1)$$

$$\Delta h_2 = l_1 (1 - \cos \theta_1) + a_2 (1 - \cos \theta_2)$$

iar energiile V_1 și V_2 devin:

$$V_1 = m_1 g a_1 (1 - \cos \theta_1)$$

$$V_2 = m_2 g [l_1 (1 - \cos \theta_1) + a_2 (1 - \cos \theta_2)]$$

Ținând seama de faptul că pentru valori mici ale unghiului θ este permisă substituirea $\sin \theta \approx \theta$ (în radiani), $1 - \cos \theta \cong \frac{\theta^2}{2}$ și aplicând formulele binecunoscute din trigonometrie rezultă [4]:

$$V_1 = m_1 g a_1 \frac{\theta_1^2}{2} \quad (6)$$

$$V_2 = m_2 g \left(l_1 \frac{\theta_1^2}{2} + a_2 \frac{\theta_2^2}{2} \right)$$

Energia potențială a arcurilor este:

$$V_{a1} = \frac{1}{2} k_1 (a_1^2 \theta_1^2 + 2\Delta_{i1} a_1 \theta_1) \quad (7)$$

$$V_{a2} = \frac{1}{2} k_2 [(l_1 \theta_1 + a_2 \theta_2)^2 + 2\Delta_{i2} (l_1 \theta_1 + a_2 \theta_2)]$$

în urma înlocuirii deplasării arcurilor ($\Delta_t = \Delta_{i1,2} + \delta_{1,2}$; $\delta_1 = a_1 \theta_1$; $\delta_2 = l_1 \theta_1 + a_2 \theta_2$).

După introducerea relațiilor (6) și (7) în (5) se obține energia potențială a sistemului sub forma:

$$V = \frac{1}{2}[(m_1 g a_1 + m_2 g l_1 + 2k_1 a_1^2 + 2k_2 l_1^2)\theta_1^2 + (m_2 g a_2 + 2k_2 a_2^2)\theta_2^2 + (4k_1 \Delta_{i1} a_1 + 4k_2 \Delta_{i2} l_1)\theta_1 + 4k_2 \Delta_{i2} a_2 \theta_2 + 4k_2 l_1 a_2 \theta_1 \theta_2] \quad (8)$$

Derivând pe rând relația (8) în funcție de θ_1 și θ_2 și aplicând condițiile inițiale $\theta_1 = 0$, $\theta_2 = 0$ rezultă că $\Delta_{i1,2} = 0$. Deci:

$$V = \frac{1}{2}[(m_1 g a_1 + m_2 g l_1 + 2k_1 a_1^2 + 2k_2 l_1^2)\theta_1^2 + (m_2 g a_2 + 2k_2 a_2^2)\theta_2^2 + 4k_2 l_1 a_2 \theta_1 \theta_2] \quad (9)$$

$$V = \frac{1}{2}(k_{11} q_1^2 + 2k_{12} q_1 q_2 + k_{22} q_2^2)$$

Comparând formula obținută cu forma generală a energiei potențiale din literatură [3] se pot determina termenii matricei de rigiditate:

$$k_{11} = m_1 g a_1 + m_2 g l_1 + 2k_1 a_1^2 + 2k_2 l_1^2$$

$$k_{12} = k_{21} = 2k_2 l_1 a_2$$

$$k_{22} = m_2 g a_2 + 2k_2 a_2^2$$

Matricea de rigiditate este:

$$[K] = \begin{bmatrix} m_1 g a_1 + m_2 g l_1 + 2k_1 a_1^2 + 2k_2 l_1^2 & 2k_2 l_1 a_2 \\ 2k_2 l_1 a_2 & m_2 g a_2 + 2k_2 a_2^2 \end{bmatrix} \quad (10)$$

Forțele perturbatoare generalizate sunt:

$$Q_{1,2F} = \frac{F_{1,2} \delta x_{1,2}}{\delta \theta_{1,2}} \quad (11)$$

cu $\delta x_1 = a \delta \theta_1$

$$\delta x_2 = l_2 \delta \theta_2$$

$$F_{1,2} = F_{O1,2} \sin \omega t$$

Matricea forțelor perturbatoare generalizate este:

$$\{H\} = \begin{Bmatrix} F_{O1} a \\ F_{O2} l_2 \end{Bmatrix} \quad (12)$$

Pentru modelul considerat se obțin ecuațiile diferențiale ale sistemului mecanic considerat sub formă matriceală:

$$[M] \begin{Bmatrix} \ddot{\theta}_1 \\ \ddot{\theta}_2 \end{Bmatrix} + [K] \begin{Bmatrix} \theta_1 \\ \theta_2 \end{Bmatrix} = \{H\} \sin \omega t$$

$$\begin{aligned} & \begin{bmatrix} \frac{m_1 l_1^2}{3} + m_2 l_1^2 & m_2 l_1 a_2 \cos(\theta_2 - \theta_1) \\ m_2 l_1 a_2 \cos(\theta_2 - \theta_1) & \frac{m_2 l_2^2}{12} + m_2 a_2^2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{\theta}_1 \\ \ddot{\theta}_2 \end{Bmatrix} + \\ & + \begin{bmatrix} m_1 g a_1 + m_2 g l_1 + 2k_1 a_1^2 + 2k_2 l_1^2 & 2k_2 l_1 a_2 \\ 2k_2 l_1 a_2 & m_2 g a_2 + 2k_2 a_2^2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \theta_1 \\ \theta_2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} F_{01} a \\ F_{02} l_2 \end{Bmatrix} \sin \omega t \quad (13) \end{aligned}$$

și sub formă analitică:

$$\begin{cases} \left(\frac{m_1 l_1^2}{3} + m_2 l_1^2 \right) \ddot{\theta}_1 + m_2 l_1 a_2 \cos(\theta_2 - \theta_1) \ddot{\theta}_2 + \\ + (m_1 g a_1 + m_2 g l_1 + 2k_1 a_1^2 + 2k_2 l_1^2) \theta_1 + \\ + 2k_2 l_1 a_2 \theta_2 = F_{01} a \sin \omega t \\ \\ m_2 l_1 a_2 \cos(\theta_2 - \theta_1) \ddot{\theta}_1 + \left(\frac{m_2 l_2^2}{12} + m_2 a_2^2 \right) \ddot{\theta}_2 + \\ + 2k_2 l_1 a_2 \theta_1 + (m_2 g a_2 + 2k_2 a_2^2) \theta_2 = F_{02} l_2 \sin \omega t \end{cases} \quad (14)$$

Ținând cont de datele antropometrice, matricele M și K au următoarea formă:

$$[M] = \begin{bmatrix} 1.31 & 0.37 \cdot \cos(\theta_2 - \theta_1) \\ 0.37 \cdot \cos(\theta_2 - \theta_1) & 0.23 \end{bmatrix} \quad (15)$$

$$[K] = \begin{bmatrix} 87.77 & 19.68 \\ 19.68 & 15.9 \end{bmatrix} \quad (16)$$

iar matricea forțelor perturbatoare generalizate, pentru valorile $F_{01} = 30 \text{ N}$ respectiv $F_{02} = 20 \text{ N}$, este:

$$\{H\} = \begin{Bmatrix} 3 \\ 10 \end{Bmatrix} \quad (17)$$

Având în vedere relațiile (15), (16) și (17), ecuațiile diferențiale (13) și (14) vor fi:

-matriceal:

$$\begin{aligned} & \begin{bmatrix} 1.31 & 0.37 \cdot \cos(\theta_2 - \theta_1) \\ 0.37 \cdot \cos(\theta_2 - \theta_1) & 0.23 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{\theta}_1 \\ \ddot{\theta}_2 \end{Bmatrix} + \\ & + \begin{bmatrix} 87.77 & 19.68 \\ 19.68 & 15.9 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \theta_1 \\ \theta_2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 3 \\ 10 \end{Bmatrix} \sin 30.6t \quad (18) \end{aligned}$$

-analitic:

$$\begin{cases} 1.31 \cdot \ddot{\theta}_1 + 0.37 \cdot \cos(\theta_2 - \theta_1) \cdot \ddot{\theta}_2 + 87.77 \cdot \theta_1 + 19.68 \cdot \theta_2 = 3 \cdot \sin 30.6t \\ 0.37 \cdot \cos(\theta_2 - \theta_1) \cdot \ddot{\theta}_1 + 0.23 \cdot \ddot{\theta}_2 + 19.68 \cdot \theta_1 + 15.9 \cdot \theta_2 = 10 \cdot \sin 30.6t \end{cases} \quad (19)$$

4. CONCLUZII

Se observă că, ecuațiile de mișcare obținute corespund vibrațiilor neliniare. Valoarea pentru $\omega = 30.6 \text{ rad/s}$ a fost adoptată din experimente anterioare [2] pentru valori ale forțelor perturbatoare $F_{01} = 30 \text{ N}$ și $F_{02} = 20 \text{ N}$.

Îmi propun ca într-un viitor articol să determin pulsațiile proprii și modurile proprii de vibrații, în cazul vibrațiilor libere neamortizate pentru sistemul cu două grade de libertate considerat.

BIBLIOGRAFIE

- [1] Astașev, V. K., ș.a. – *Vibrații v Tehnike*, Tom 6, Mașinostroenie, Moskva, 1981, p. 375
- [2] Panaitescu-Liess, R. – *Modelarea biomecanică a organismului uman sub acțiunea vibrațiilor*, Teza de doctorat, 2013
- [3] A. Constantinescu, Cr. Pavel – *Vibrații mecanice*, Editura MATRIXRom, ISBN 978-973-755-468-0, București, 2009
- [4] Cr. Diaconu, Cr. Pavel, F. Bausic, D. Stoicescu – *Vibrații mecanice - Teme de casă*, U.T.C.B., București, 1998
- [5] I. Magheți, M. Savu – *Vibrații mecanice - Teorie și practică*, Editura Bren, ISBN 973-648-389-4, București, 2004
- [6] Picu, A. A. – *Modelarea biomecanică neliniară a dinamicii corpului uman sub acțiunea vibrațiilor transmise* – Teză de doctorat, Galați, 2010
- [7] Rancea A. - *Orteza "Comarna" pentru recuperarea traumei pe tendonul ahilian (recuperare post traumatică)* – Teză de doctorat, Iași, 2011
- [8] Dasgupta, A. K., Harrison, J. - *Effects of vibration on the hand-arm system of miners in India*, Occup. Mad. Vol. 46, No. 1, p. 71-78, 1996;
- [9] Den Hartog, J. P. - *Mechanical Vibration*, ISBN 0-486-64785-4, Dover Publication, Inc, New York, 1985;
- [10] Pavel, C., Legendi, A., Panaitescu-Liess, R. - *Optimizing the functional form of a non-linear dynamic absorber attached to a nonlinear primary oscillating structure*. In Proceedings of the XI-th Symposium Acoustics and Vibration of Mechanical Structure AVMS Timisoara. 26 mai 2011, p. 47-54. Timisoara, România. Editura Politehnica, ISSN 1843-0902 categoria B+.
- [11] Fl. Baușic, Dogaru M. – *Studii privind acțiunea vibrațiilor asupra articulației genunchiului*, articol, al XXI-lea Simpozion Național de Utilaje pentru Construcții SINUC 2015, 10-11 decembrie 2015, București
- [12] Legendi, A., Bausic, F., Pavel, C. – *Analiza transmisibilității vibrațiilor utilizate în scop terapeutic-metoda de investigație a structurii osoase*, SIMEC 2007, 31 martie 2007, Editura Conspress Bucuresti, ISBN 973-7797-83-3, pag. 133-136;
- [13] D. M. Barbu, I. Barbu – *Modeling of Human Dynamics*, Annals of the Oradea University, Fascicle of Management and Technological Engineering;
- [14] D. M. Barbu, I. Barbu, C. Drugă – *Theoretical Considerations Concerning the Human Body Behaviour in a Vibrational Medium*, Annals of the Oradea University, Fascicle of Management and Technological Engineering, Volume VI (XVI), 2007;
- [15] V. Moșneguțu, V. Chiroiu – *Introducere în modelarea matematică a articulației genunchiului*, Editura Academiei Române, București, 2013