

МОДЕЛИРАНЕ ДВИЖЕНИЕТО НА МОТОПЕД В НЕХОЛОНОМНА ПОСТАНОВКА

Петър Колев Колев
petarkolev@abv.bg

**ВТУ “Тодор Каблешков”
1574 София, ул. Гео Милев 158
БЪЛГАРИЯ**

Ключови думи: Динамично моделиране, нехоломна механика

Резюме: Стилизиран модел на мотопед се движи без плъзгане по хоризонтална равнина. Равнината на рамата остава перпендикулярна на хоризонталната равнина на търкаляне на колелата на мотопеда. Изведени са:

- уравненията на нехолономните връзки
- диференциалните уравнения на движение отчитайки наложените нехолономни връзки на колелата.

Въведение

Нехолономната механика е една достатъчно сложна теория, поради което не се изучава в класическите курсове по аналитична механика. Изводът на диференциалните уравнения на движение на механични системи подчинени на нехолономни връзки е труден, но основен в динамичния анализ на нехолономни системи. В този труд се моделира динамиката на двуколесно превозно средство (за краткост – мотопед) в нехолономна постановка. Мотопедът се движи без плъзгане по хоризонтална равнина, като равнината на рамата остава перпендикулярна на хоризонталната равнина на търкаляне на колелата на мотопеда. Извеждат се:

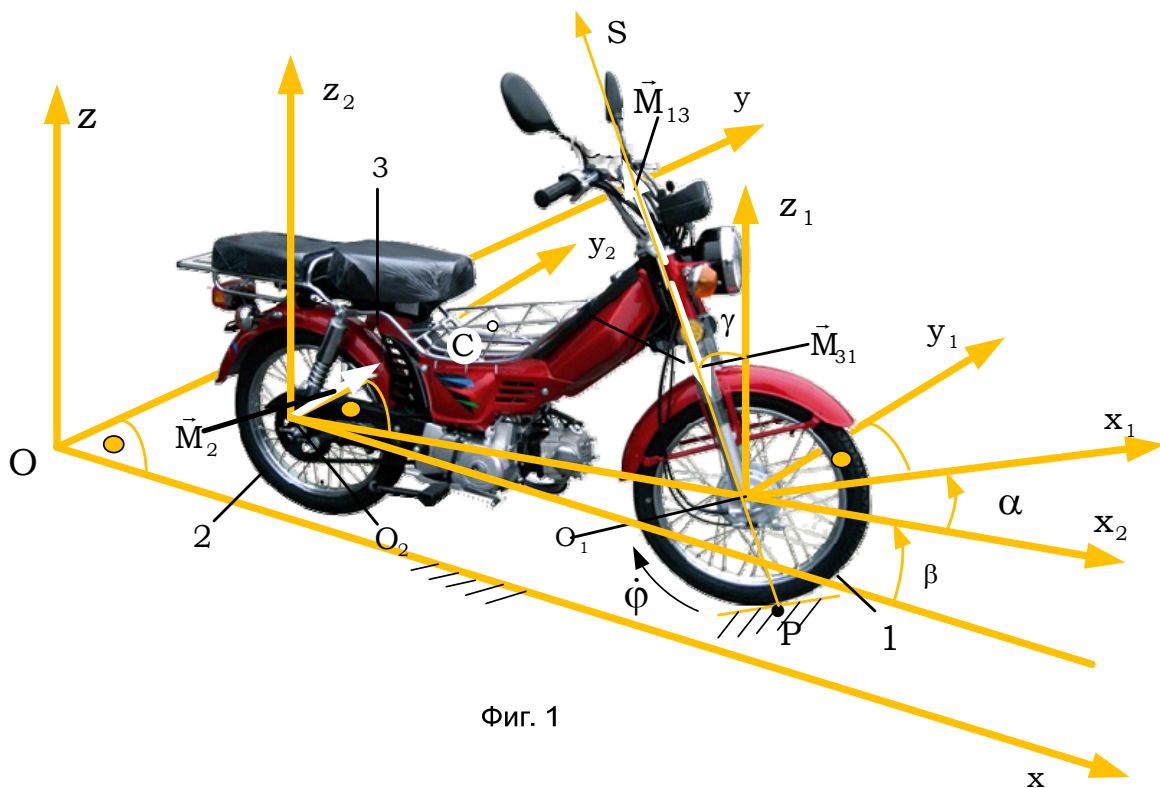
- уравненията на нехолономните връзки;
- диференциалните уравнения на движение отчитайки наложените нехолономни връзки на колелата.

Равнината по която се движи мотопедът е означена с Ox . Рамата остава вертикална. Движението се извършва под действието на двигателния момент \bar{M}_2 , а управлението от момента \bar{M}_3 . Направлението му съвпада с това на кормилната вилка и сключва ъгъл γ с вертикалната ос. С първото колело е свързана координатната система $O_1x_1y_1z_1$, а с второто $O_2x_2y_2z_2$. Точките O_1 и O_2 лежат във вертикалната равнина на симетрия на мотопеда на разстояние $\overline{O_1O_2} = \ell$. Масата на мотопеда заедно с тази на моториста е оснана с m . Точката $C(x_{2,c}, y_{2,c} = 0, z_{2,c})$ – е масовия център на системата с неговите координати в $O_2x_2y_2z_2$. Разстоянието между т. O_2 и масовия

център С е равно на L . $J_{z,C}^{(3)}$ е масовия инерционен момент спрямо ос успоредна на остази минаваща през масовия център на системата, а J_S - кормилната част. Колелата се търкалят без плъзгане и тяхната маса в това изследване се пренебрегва. Точката Р е моментния център на ротация на колелото 1.

Извод на уравненията на нехолономните връзки

Положението и движението на мотопеда се определя с обобщените координати q_j за $j = 1, 2, \dots, 5$ където $q_1 \equiv x_{O_2}$, $q_2 \equiv y_{O_2}$, $q_3 \equiv \alpha$, $q_4 \equiv \beta$, $q_5 \equiv \varphi$. На мотопеда, като механична система са наложени три нехолономни стационарни връзки $v_{O_2, y_2} = 0$; $v_{P, x_1} = 0$; $v_{P, y_1} = 0$, общото уравнение на които има вида $\mathbf{B}\dot{\mathbf{q}} = 0$. Тук $\dot{\mathbf{q}}$ вектова на обобщените скорости, а \mathbf{B} е правоъгълна матрица, чийто елементи са функция на обобщените координати. За извода на диференциалните уравнения на движение ще приложим уравненията на Лагранг от II-ри род с множители.



Фиг. 1

Уравнението на първата нехолономна връзка $v_{O_2, y_2} = 0$ получаваме като проектираме скоростта на центъра на колелото 2 - т. O_2 , в неподвижната координатна система проектираме в $O_2 x_2 y_2 z_2$.

$$(1) \quad \vec{v}_{O_2} = (\dot{q}_1 \vec{i} + \dot{q}_2 \vec{j})$$

$$v_{O_2, y_2} = (\dot{q}_1 \vec{i} + \dot{q}_2 \vec{j}) \cdot \vec{j}_2 = -\dot{q}_1 \sin \beta + \dot{q}_2 \cos \beta = -\dot{q}_1 \sin q_4 + \dot{q}_2 \cos q_4$$

Следователно уравнението на първата нехолономна връзка приема вида:

$$(2) \quad \underline{-\dot{q}_1 \sin q_4 + \dot{q}_2 \cos q_4 = 0}$$

Останалите две нехолономни връзки ще получим от векторното уравнение за точка P.

$$(3) \quad \bar{v}_{O_1} = \bar{v}_{O_2} + \bar{\omega}_3 \times \bar{O}_2 O_1 \quad \bar{v}_P = \bar{v}_{O_1} + \bar{\omega}_1 \times \bar{P} O_1 = 0$$

$$(4) \quad \bar{v}_P = \dot{q}_1 \bar{i} + \dot{q}_2 \bar{j} + \begin{vmatrix} \bar{i} & \bar{j} & \bar{k} \\ 0 & 0 & \dot{\beta} \\ \ell \cos \beta & \ell \sin \beta & 0 \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \bar{i} & \bar{j} & \bar{k} \\ \omega_{1x} & \omega_{1y} & \omega_{1z} \\ (O_1 P)_x & 0 & (O_1 P)_z \end{vmatrix}$$

За да получим уравненията на останалите две нехолономни връзки $v_{P,x_1} = 0$; $v_{P,y_1} = 0$ проектираме уравнението за скоростта на точка P в неподвижната координатна система върху осите на координатната система $O_1 x_1 y_1 z_1$.

$$(5) \quad \begin{aligned} \bar{v}_P \cdot \bar{i}_1 &= \left\{ \dot{q}_1 \bar{i} + \dot{q}_2 \bar{j} + \begin{vmatrix} \bar{i} & \bar{j} & \bar{k} \\ 0 & 0 & \dot{q}_4 \\ \ell \cos q_4 & \ell \sin q_4 & 0 \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \bar{i} & \bar{j} & \bar{k} \\ \omega_{1x} & \omega_{1y} & \omega_{1z} \\ (O_1 P)_x & 0 & (O_1 P)_z \end{vmatrix} \right\} \bar{i}_1 \\ \bar{v}_P \cdot \bar{j}_1 &= \left\{ \dot{q}_1 \bar{i} + \dot{q}_2 \bar{j} + \begin{vmatrix} \bar{i} & \bar{j} & \bar{k} \\ 0 & 0 & \dot{q}_4 \\ \ell \cos q_4 & \ell \sin q_4 & 0 \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} \bar{i} & \bar{j} & \bar{k} \\ \omega_{1x} & \omega_{1y} & \omega_{1z} \\ (O_1 P)_x & 0 & (O_1 P)_z \end{vmatrix} \right\} \bar{j}_1 \end{aligned}$$

Развиваме първият израз на (5) като отчитаме, че $O_1 P = R_1$:

(6)

$$\begin{aligned} v_{P,x_1} &= \dot{q}_1 \cos(\alpha + \beta) + \dot{q}_2 \sin(\alpha + \beta) - \dot{\beta} \ell \sin \beta \cdot \cos(\alpha + \beta) + \dot{\beta} \ell \cos \beta \cdot \sin(\alpha + \beta) - \\ &- \omega_1 \cos^2(\alpha + \beta) R_1 \cos \gamma - \omega_1 \sin(\alpha + \beta)^2 R_1 \cos \gamma = \\ &= \dot{q}_1 \cos(\alpha + \beta) + \dot{q}_2 \sin(\alpha + \beta) - \dot{\beta} \ell \sin \alpha - \omega_1 R_1 \cos \gamma \end{aligned}$$

Следователно уравнението на наложената втора нехолономна връзка приема вида:

$$(7) \quad \underline{\dot{q}_1 \cos(q_3 + q_4) + \dot{q}_2 \sin(q_3 + q_4) - \dot{q}_4 \ell \sin q_3 - \dot{q}_5 R_1 \cos \gamma = 0}$$

Развиваме втоият израз на (5) като отчитаме, че $O_1 P = R_1$:

(8)

$$\begin{aligned} v_{P,x_1} &= \dot{q}_1 \sin(\alpha + \beta) + \dot{q}_2 \cos(\alpha + \beta) + \dot{\beta} \ell \sin \beta \cdot \sin(\alpha + \beta) + \dot{\beta} \ell \cos \beta \cdot \cos(\alpha + \beta) - \\ &- \omega_1 \sin(\alpha + \beta) \cos(\alpha + \beta) R_1 \cos \gamma - \omega_1 \cos(\alpha + \beta) \sin(\alpha + \beta) R_1 \cos \gamma = \\ &= \dot{q}_1 \sin(\alpha + \beta) + \dot{q}_2 \cos(\alpha + \beta) + \dot{\beta} \ell \cos \alpha - \omega_1 R_1 \cos \gamma \sin 2(\alpha + \beta) \end{aligned}$$

Следователно уравнението на наложената трета нехолономна връзка приема вида:

$$(9) \quad \underline{\dot{q}_1 \sin(q_3 + q_4) + \dot{q}_2 \cos(q_3 + q_4) + \dot{q}_4 \ell \cos q_3 - \dot{q}_5 R_1 \cos \gamma \sin 2(q_3 + q_4) = 0}$$

Извод на диференциалните уравнения на движение

Определяне на кинетичната енергия:

Определяме скоростта на масовия център на мотопеда.

$$(10) \quad \vec{v}_C = \vec{v}_{O_2} + \vec{\omega}_3 \times \vec{O}_2C \Rightarrow v_C^2 = v_{O_2}^2 + (\vec{\omega}_3 \times \vec{O}_2C)^2 + 2\vec{v}_{O_2}(\vec{\omega}_3 \times \vec{O}_2C),$$

А след това и израза на кинетичната енергия

$$(11) \quad T = \frac{1}{2} (mv_C^2 + J_{z,C}\omega_3^2 + J_S\omega_k^2) = \frac{1}{2} \left\{ m[\dot{q}_1^2 + \dot{q}_2^2 + 2\dot{q}_4x_{2,C}(\dot{q}_2 \cos q_4 - \dot{q}_1 \sin q_4)] + \right. \\ \left. (J_{z,C} + mx_{2,C}^2)\dot{q}_4^2 + J_S\dot{q}_3^2 \right\} \\ = \frac{1}{2} \left\{ m[\dot{q}_1^2 + \dot{q}_2^2 + 2\dot{q}_4x_{2,C}(\dot{q}_2 \cos q_4 - \dot{q}_1 \sin q_4)] + J_S\dot{q}_3^2 + J_{z_2}\dot{q}_4^2 \right\}$$

Определяна на обобщените сили:

Ще ги определим с помощта на принципа на възможните мощности.

$$(12) \quad v_{O_2,x_2} = (\dot{q}_1\vec{i} + \dot{q}_2\vec{j}) \cdot \vec{i}_2 = \dot{q}_1 \cos \beta - \dot{q}_2 \sin \beta = \dot{q}_1 \cos q_4 - \dot{q}_2 \sin q_4$$

$$M_2 v_{O_2,x_2} + M_{13}(\dot{\alpha} + \dot{\beta}) - M_{31}\dot{\beta} =$$

$$(13) \quad = M_2 \frac{\dot{q}_1 \cos q_4 - \dot{q}_2 \sin q_4}{R_2} + M_{13}(\dot{q}_3 + \dot{q}_4) - M_{31}\dot{q}_4 =$$

$$= M_2 \frac{\cos q_4}{R_2} \dot{q}_1 - M_2 \frac{\sin q_4}{R_2} \dot{q}_2 + M_{13}\dot{q}_3 + (M_{13} - M_{31})\dot{q}_4$$

Следователно:

$$(14) \quad Q_1 = M_2 \frac{\cos q_4}{R_2}; \quad Q_2 = -M_2 \frac{\sin q_4}{R_2}; \quad Q_3 = M_{13}; \quad Q_4 = 0; \quad Q_5 = 0$$

Диференциалните уравнения на движение извеждаме с уравненията на Лагранж от втори род с множители.

$$(15) \quad \frac{\partial}{\partial t} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\mathbf{q}}} \right)^T - \left(\frac{\partial T}{\partial \mathbf{q}} \right)^T = \mathbf{Q}^T + \mathbf{B}^T \boldsymbol{\lambda}^T$$

Където $\boldsymbol{\lambda}^T = (\lambda_1, \lambda_2, \lambda_3)^T$ е векторът на неопределените множители

Прилагаме уравненията на Лагранж, където неговите елементи са представени матрично

$$(16) \quad \begin{vmatrix} m(\ddot{q}_1 + \ddot{q}_4x_{2,C} \sin q_4 + \dot{q}_4^2x_{2,C} \cos q_4) \\ m(\ddot{q}_2 + \ddot{q}_4x_{2,C} \cos q_4 + \dot{q}_4^2x_{2,C} \sin q_4) \\ J_S\ddot{q}_3 \\ mx_{2,C}(\ddot{q}_2 \cos q_4 - \ddot{q}_1 \sin q_4 - \dot{q}_2\dot{q}_4 \sin q_4 - \dot{q}_1\dot{q}_4 \cos q_4) + J_{C,z}\ddot{q}_4 \\ 0 \end{vmatrix} =$$

$$\begin{vmatrix} M_2 \frac{\cos q_4}{R_2} \\ -M_2 \frac{\sin q_4}{R_2} \\ M_{13} \\ 0 \\ 0 \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} -\sin q_4 & \cos(q_3 + q_4) & \sin(q_3 + q_4) \\ \cos q_4 & \sin(q_3 + q_4) & \cos(q_3 + q_4) \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & -\ell \sin q_3 & \ell \cos q_3 \\ 0 & -R_1 \cos \gamma & -R_1 \cos \gamma \sin 2(q_3 + q_4) \end{vmatrix} \begin{vmatrix} \lambda_1 \\ \lambda_2 \\ \lambda_3 \end{vmatrix}$$

от което получаваме диференциалните уравнения на движение на нехолономната система в явен вид:

(17)

$$\begin{aligned} m(\ddot{q}_1 + \ddot{q}_4 x_{2,C} \sin q_4 + \dot{q}_4^2 x_{2,C} \cos q_4) &= \frac{1}{R_2} M_2 \cos q_4 - \lambda_1 \sin q_4 + \lambda_2 \cos(q_3 + q_4) + \\ &+ \lambda_3 \sin(q_3 + q_4) \\ m(\ddot{q}_2 + \ddot{q}_4 x_{2,C} \cos q_4 + \dot{q}_4^2 x_{2,C} \sin q_4) &= -\frac{1}{R_2} M_2 \sin q_4 + \lambda_1 \cos q_4 + \lambda_2 \sin(q_3 + q_4) + \\ &+ \lambda_3 \cos(q_3 + q_4) \\ J_S \ddot{q}_3 &= M_{13} \\ m x_{2,C} [\ddot{q}_2 \cos q_4 - \ddot{q}_1 \sin q_4 - \dot{q}_4 (\dot{q}_1 \cos q_4 + \dot{q}_2 \sin q_4)] + J_{C,z} \ddot{q}_4 &= -\lambda_2 \ell \sin q_3 + \lambda_3 \ell \cos q_3 \\ 0 &= \lambda_2 R_1 \cos \gamma + \lambda_3 R_1 \cos \gamma \sin 2(q_3 + q_4) \end{aligned}$$

Получената система диференциални уравнения, заедно с уравненията на нехолономните връзки

$$\begin{aligned} -\dot{q}_1 \sin q_4 + \dot{q}_2 \cos q_4 &= 0 \\ \dot{q}_1 \cos(q_3 + q_4) + \dot{q}_2 \sin(q_3 + q_4) - \dot{q}_4 \ell \sin q_3 - \dot{q}_5 R_1 \cos \gamma &= 0 \\ \dot{q}_1 \sin(q_3 + q_4) + \dot{q}_2 \cos(q_3 + q_4) + \dot{q}_4 \ell \cos q_3 - \dot{q}_5 R_1 \cos \gamma \sin 2(q_3 + q_4) &= 0 \end{aligned}$$

образува затворена система, чрез която се изследва движението и реакциите на нехолономните връзки представени от неопределените множители. Сложността в анализа на нехолономните системи се свързва именно със затворената система уравнения и с определянето на уравненията на нехолономните връзки. Решението на тези уравнения и анализа на движението, както и влиянието на различни параметри на системата върху него се извършва труда „Динамичен анализ на движението на двуколесно МПС (мотопед) нехолономна постановка.

Литература:

- [1] Ноймн Ю.И., Фуфаев Н.А. Динамика нехолономных систем. –М., Наука, 1967г.
- [2] Паскалев Г., Паскалев П., Греков П., Капитанова М., София, Архимед, 2006г.
- [3] Чернева З., Бъчваров Ст., Лилов Л., София, Св. Климент Охридски, 1997г.

SHAPING THE MOPED MOVEMENT IN NOT HOLONOMY SETTING

Petar Kolev Kolev

petarkolev@abv.bg

*Todor Kableshkov University of Transport
158 Geo Milev Street, Sofia 1574,
BULGARIA*

Key words:*dynamic shaping, not holonomy mechanics*

Abstract:*A stylized moped model is moving on a horizontal plane without sliding. The plane of the chassis is perpendicular to the horizontal plane of the moped's wheels. The following formulations are deduced:*

- *equations of not holonomy bonds*
- *differential equations for the movement of not holonomy bonds of the wheels.*