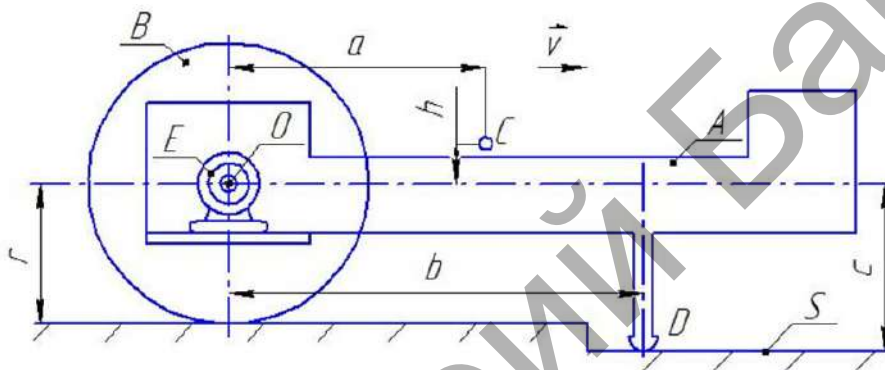


## ДАСЛЕДАВАННЕ РУХУ МАБІЛЬНАЙ СІСТЭМЫ Ў ПЕРАХОДНЫМ РЭЖЫМЕ

**Уводзіны.** Тэрмін «мабільны» ў перакладзе з французскага «mobile» азначае «рухомы». Пад мабільнымі сістэмамі будзем разумець складаныя механічныя сістэмы, здольныя самастойна змяняць сваё становішча ў прасторы. Такія сістэмы шырока выкарыстоўваюцца ў самых разнастайных галінах вытворчасці. Для поўнага разліку мабільных сістэм патрэбна сукупнасць звестак з многіх тэхнічных навук. Наша мэта абмежаваная — паказаць магчымасць даследавання толькі асноўных механічных параметраў сістэмы, не выходзячы за межы адной-дзвюх вучэбных дысцыплін. Выбар аб'екта даследавання абумоўлены мэтазгоднасцю канкрэтызацыі абстрактнай дысцыпліны — тэарэтычнай механікі — і ілюстрацыі яе эфектыўнага прыкладнага накірунку.

**Асноўная частка.** Пакажам абстрактную мадэль мабільнай механічнай сістэмы (рысунак 1). Яна складаецца з цела  $A$  масы  $m_A$ , кола  $B$  масы  $m_B$  і электрарухавіка  $E$ , які прыводзіць сістэму ў рух. Ротар рухавіка жорстка змацаваны з колам  $B$ ; яго маса і момант інерцыі ўлічваюцца ў інерцыйных характарыстыках кола  $B$ . Корпус электрарухавіка прымацаваны да цела  $A$ .



Рысунак 1 — Агульны выгляд мабільнай механічнай сістэмы

Цэнтры цяжару цела  $A$  і кола  $B$  абазначаны на рысунку літарамі  $C$  і  $O$  адпаведна. Кола коціцца без слізгання. Прыняты абазначэнні:  $r$  — радыус кола;  $i_\xi$  — яго радыус інерцыі;  $f$  — каэфіцыент трэння ў пункце  $D$ ;  $M = M(t)$  — момант, прыкладзены да кола  $B$ . Дэфармацыя цел не ўлічваецца.

Да нерухомай механічнай сістэмы прыкладваецца момант  $M(t)$ , ствараемы рухавіком. Праз  $\tau$  секунд пачынаецца яе рух. На працягу  $t_y$  секунд скорасць руху сістэмы ўзрастае да некаторага ўсталяванага (пастаяннага) значэння  $\vartheta_y$ . У прамежак часу  $\tau \leq t \leq t_y$  сістэма знаходзіцца ў стане пераходнага рэжыму руху, які неабходна даследаваць.

Скорасць і паскарэнне паступальнага руху сістэмы вызначаюцца ўласцівасцямі электрарухавіка і інерцыйнымі характарыстыкамі механічнай сістэмы. Будзем лічыць, што механічная характарыстыка рухавіка  $E$  ўстанаўліваецца наступным дыферэнцыяльным ураўненнем:

$$b_1 \frac{dM}{dt} + b_2 M = b_3 - \alpha \omega, \quad (1)$$

дзе  $b_1, b_2, b_3, \alpha$  — пастаянныя каэфіцыенты;  $\omega$  — вуглавая скорасць вярчэння ротара і кола  $B$ .

Велічыня моманту  $M(t)$  у прамежак часу  $0 \leq t \leq \tau$  знаходзіцца шляхам інтэгравання ўраўнення (1) пры  $\omega = 0$ :

$$M(t) = b_3 (1 - e^{-\frac{b_2}{b_1} t}) / b_2. \quad (2)$$

Далей сілы і скорасці будзем абазначаць агульнапрынятымі ў курсе тэарэтычнай механікі літарамі. Знаходзім кінетычную энергію сістэмы  $T = m_{\text{пр}} \dot{x}^2 / 2$  і суму магутнасцей сіл  $\sum N_i = (M/r - X_D) \dot{x}$ . На падставе тэарэмы аб змяненні кінетычнай энергіі  $dT/dt = \sum N_i$  атрымліваем:

$$m_{\text{пр}} \ddot{x} = M/r - f Y_D, \quad (3)$$

дзе  $m_{\text{пр}} = m_A + (1 + \frac{i_\xi^2}{r^2}) m_B$  — прыведзеная маса сістэмы.

Пасля выключэння з роўнасці (3) невядомай рэакцыі  $Y_D$ , атрыманай з ураўнення кінетастантыкі для цела  $A$ , знойдзем:

$$a_3 \ddot{x} = a_1 M - a_2. \quad (4)$$

Тут  $a_1 = f + d/r$ ;  $a_2 = f a m_A g$ ;  $a_3 = m_{np} d - f h m_A$ ;  $d = b - f c$ .

Паколькі рух сістэмы пачынаецца пры паскарэнні  $\ddot{x} > 0$ , то з роўнасці (4) вызначаецца неабходны пачатковы момант  $M_n = a_2 / a_1$ . Каб знайсці скорасць  $\vartheta = \dot{x}$  паступальнага руху сістэмы, пераўтварым сумесна ўраўненні (1) і (4). Вынік запішам у выглядзе дыферэнцыяльнага ўраўнення другога парадку з пастаяннымі каэфіцыентамі:

$$\ddot{\vartheta} + 2n\dot{\vartheta} + k^2\vartheta = D, \quad (5)$$

дзе  $n = b_2 / 2b_1$ ;  $k = \sqrt{\alpha a_1 / r a_3 b_1}$ ;  $D = (a_1 b_3 - a_2 b_2) / a_3 b_1$ .

Паводле тыповой metodyкі рашэнне ўраўнення (5) неабходна шукаць у выглядзе сумы  $\vartheta = \vartheta_1 + \vartheta_2$ . Для вызначэння  $\vartheta_1$  складаецца характарыстычнае ўраўненне  $z^2 + 2nz + k^2 = 0$ . Пры  $n > k$  яго карані сапраўдныя:  $z_{1,2} = -n \pm k_1$ , дзе  $k_1 = \sqrt{n^2 - k^2}$ . А рашэнне  $\vartheta_2$  пры  $D = \text{const}$  трэба шукаць у выглядзе пастаяннай. У выніку атрымаем:  $\vartheta = \vartheta(t) = C_1 e^{-(n-k_1)t} + C_2 e^{-(n+k_1)t} + D/k^2$ , дзе  $C_1, C_2$  — пастаянныя інтэгравання, што вызначаюцца з пачатковых умоў: пры  $t = \tau$ ,  $\vartheta(\tau) = 0$ ,  $\dot{\vartheta}(\tau) = 0$ .

Пасля вызначэння пастаянных скорасць сістэмы пры  $t \geq \tau$  знаходзіцца па формуле

$$\vartheta(t) = (D/2k_1 k^2) [-(n+k_1)e^{-(n-k_1)(t-\tau)} + (n-k_1)e^{-(n+k_1)(t-\tau)} + 2k_1]. \quad (6)$$

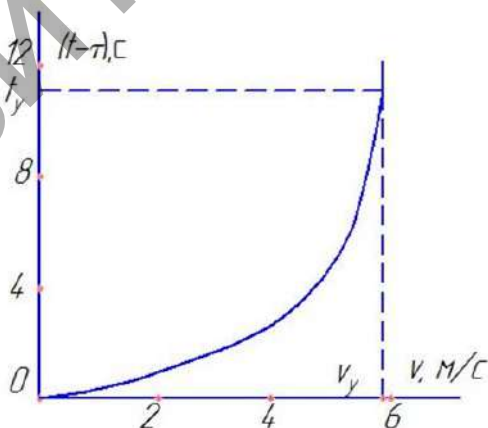
Для даследавання скорасці паступальнага руху сістэмы выкарыстаем формулу (6), у якой  $(t - \tau)$  — час руху механічнай сістэмы.

*Прыклад.* Дадзена:  $m_A = 40$  кг;  $m_B = 90$  кг;  $r = 0,45$  м;  $i_\xi = 0,4$  м;  $f = 0,4$  м;  $a = 1,6$  м;  $h = 0,1$  м;  $b = 1,7$  м;  $c = 0,6$  м;  $\alpha = 3,5$ ;  $b_1 = 2,28 \cdot 10^{-2}$ ;  $b_2 = 0,20$ ;  $b_3 = 60$ .

*Рашэнне.* Аналіз формулы (6) паказвае, што праз пэўны час  $t_y$  першыя два складаемыя набліжаюцца да нуля, а скорасць сістэмы вызначаецца толькі трэцім складаемым — усталяванай скорасцю  $\vartheta_y = D/k^2$ .

Па атрыманых вышэй формулах знаходзім:  $m_{np} = 201,11$  кг;  $d = 1,46$  м;  $a_1 = 3,64$ ;  $a_2 = 251,136$  Н·м;  $a_3 = 292,02$  кг·м;  $\tau = 0,0296$  с;  $n = 5,482$  с<sup>-1</sup>;  $k = 2,062$  с<sup>-1</sup>;  $D = 25,258$  м/с<sup>3</sup>;  $\vartheta_y = 5,940$  м/с;  $k_1 = 5,079$  с<sup>-1</sup>;  $n + k_1 = 10,561$  с<sup>-1</sup>;  $n - k_1 = 0,403$  с<sup>-1</sup>;  $2k_1 = 10,158$  с<sup>-1</sup>. Паводле формулы (6):  $\vartheta(t) = 0,5848[-10,561e^{-0,403(t-0,0296)} + 0,403e^{-10,561(t-0,0296)} + 10,158$ .

Пакажам графік змянення скорасці паступальнага руху сістэмы ў пераходным рэжыме (рысунк 2).



Рысунк 2 — Графік скорасці ў пераходным рэжыме руху

Час руху сістэмы ў пераходным рэжыме  $t_y$  можна набліжана вызначыць з першага складаемага формулы (6), прыняўшы яго дастаткова малым у выглядзе  $(D/2k_1 k^2)(n+k_1)e^{-(n-k_1)t_y} = \mu \vartheta_y$ . Для нашага прыкладу пры  $\mu = 0,01$  атрымаем  $t_y = 11,524$  с.

**Заклучэнне.** Узростаючы момант (2), ствараемы рухавіком, затым пры  $t > \tau$  стабілізуецца. Паказана, што і павелічэнне скорасці руху сістэмы ў пераходным рэжыме таксама запавольваецца, дасягаючы ўсталяванага значэння  $\vartheta_y$ . Пабудаваны адпаведны графік.