

freight train // J. Phys., Conf. Ser. – Jan. 2011. – № 1. – P. 012 – 024. 4. Schobel A., Karner J. Betrieb und Verkehr - Optimierungspotenziale bei der Stationierung von Heisslauferortungsanlagen // Eisenbahntechnische Rundschau ETR. – 2005. – №12. – P. 805 – 808. 5. Reason J., Chen H., Crepaldi R., Duri S. Intelligent Telemetry for Freight Trains // Mobile Computing, Applications, Services. – 2010. – Vol. 35. – P. 72 – 91. 6. Мартынов И.Э., Пемухов В.М. Натурные испытания встроенной системы контроля технического состояния буксовых узлов // Мир транспорта. – 2013. – № 2. – С. 180 – 182. 7. Мартинов И.Е. Результаты температурных вибраций дослідних буксовых вузлів вантажних вагонів // Восточно-Европейский журнал передовых технологий. – 2004. – № 7 (1). – С. 66 – 69. 8. Siyuan Ai, Wenzhong Wang, Yunlong Wang, Ziqiang Zhao Temperature rise of double-row tapered roller bearings analyzed with the thermal network method // Tribology International. – July 2015. – Vol. 87. – P. 11 – 22. 9. Ke Yan, et al. Theoretical and experimental investigation on the thermal characteristics of double-row tapered roller bearings of high speed locomotive // International Journal of Heat and Mass Transfer. – May 2015. – Vol. 84. – P. 1119 – 1130. 10. Миронов А.А., Образцов В.Л., Павлов А.Э. Контролепригодность подвижного состава к тепловой бесконтактной диагностике // Автоматика, связь, информатика. – 2006. – № 11. – С. 54 – 57. 11. Панкратов Л.В., Чистяков С.Н. Мониторинг нагрева буks // Автоматика, связь, информатика. – 2008. – №6. – С. 23 – 24. 12. Биргер И.А. Техническая диагностика. – М.: Машиностроение, 1978. – 240 с.

**Bibliography (transliterated):** 1. Fomin, O.V. "Pidvyshhennja stupenja ideal'nosti vantazhnyh vagoniv ta prognozuvannja stadij i'h evoljuci'i." Naukovyj visnyk Nacional'nogo girnychogo universytetu. Dnepropetrovsk: NGU. No. 3. 2015. 68–76. Print. 2. Hodge, V., et al. "Wireless Sensor Networks for Condition Monitoring in the Railway Industry: A Survey." IEEE Transactions on Intelligent Transportation Systems. Vol. 16. No. 3 (06). 2015. 1088–1106. Print. 3. Nan, W., et al. "Research on linear wireless sensor networks used for online monitoring of rolling bearing in freight train." J. Phys., Conf. Ser. No. 1. 2011. 012–024. Print. 4. Schobel, A., and J. Karner. "Betrieb und Verkehr - Optimierungspotenziale bei der Stationierung von Heisslauferortungsanlagen". Eisenbahntechnische Rundschau ETR. No. 12. 2005. 805 – 808. Print. 5. Reason, J., et al. "Intelligent Telemetry for Freight Trains." Mobile Computing, Applications, Services. Vol. 35. 2010. 72–91. Print. 6. Martynov, I. Je., and V. M. Petuhov. "Naturnye ispytaniya vstroennoj sistemy kontrolja tehnicheskogo sostojaniya buksovyh uzlov." Mir transporta. No. 2. 2013. 180–182. Print. 7. Martynov, I. E. "Rezul'taty temperaturnoye vyproubavan' doslidnyh buksovyh vuzliv vantazhnyh vagoniv." Vostochno-Evropejskij zhurnal peredovoyh tehnologij. No. 7 (1). 2004. 66–69. Print. 8. Siyuan, Ai. et al. "Temperature rise of double-row tapered roller bearings analyzed with the thermal network method". Tribology International. Vol. 87. 2015. 11–22. Print. 9. Ke, Yan et al. "Theoretical and experimental investigation on the thermal characteristics of double-row tapered roller bearings of high speed locomotive." International Journal of Heat and Mass Transfer. Vol. 84. 2015. 1119–1130. Print. 10. Mironov, A. A., V. L. Obrazcov and A. Je. Pavljukov. "Kontroleprigodnost' podvzhnogo sostava k teplovoj beskontaktnoj diagnostike." Avtomatika, svjaz', informatika. No. 11. 2006. 54–57. Print. 11. Pankratov, L. V., and S. N. Chistjakov. "Monitoring nagreva buks." Avtomatika, svjaz', informatika. No. 6. 2008. 23–24. Print. 12. Birger, I. A. Tehnicheskaja diagnozistika. Moscow: Mashinostroenie, 1978. Print.

Поступила (received) 30.10.2015

**Петухов Вадим Михайлович** – кандидат технічних наук, Український державний університет залізничного транспорту, м. Харків; тел.: (057) 730-10-35; e-mail: hiitwagon@mail.ru

**Петухов Вадим Михайлович** – кандидат технических наук, Украинский государственный университет железнодорожного транспорта, г. Харьков; тел.: (057) 730-10-35; e-mail: hiitwagon@mail.ru

**Petukhov Vadim Mykhaylovych** – Candidate of Engineering Sciences, Ukrainian State University of Railway Transport, tel.: (057) 730-10-35; e-mail: hiitwagon@mail.ru.

УДК 629.7.05

## Ю. А. ПЛАКСІЙ

### УЗАГАЛЬНЕННЯ ТРЬОХЧАСТОТНОЇ ТРИГОНОМЕТРИЧНОЇ КВАТЕРНІОННОЇ МОДЕЛІ ОБЕРТАННЯ ТВЕРДОГО ТІЛА. ПЕРШИЙ ТИП МОДЕЛІ

Запропонована нова неперервна модель обертання твердого тіла, основана на трьохчастотному представленні кватерніона орієнтації в функціях кутів, що одномоментно змінюються у часі згідно лінійного закону. Побудовані аналітичні залежності для кватерніонів на такті обчислень параметрів орієнтації і компонентів кватерніона, що відповідають такому оберталому руху. Для декількох наборів параметрів отримані чисельні реалізації моделі. Результати представлені у формі залежностей кватерніонів від часу і траекторій у конфігураційному просторі для параметрів орієнтації. Показано, що нова модель описує обертання твердого тіла, що різиться від випадку регулярної пресесії. Модель може бути застосована в якості еталонної для отримання оцінок похибок алгоритмів визначення орієнтації в безплатформених системах.

**Ключові слова:** кватерніон, орієнтація, еталонна модель, кватерніони, траекторії у конфігураційному просторі.

**Вступ і постановка задачі.** Аналіз похибок розрахункових алгоритмів, що застосовуються в безплатформених інерціальних навігаційних системах (БИНС), є важливим етапом проектування програмного забезпечення таких систем [1]. Для цього використовуються еталонні моделі обертання твердого тіла, які встановлюють певний зв'язок між кватерніоном орієнтації і первинною інформацією про обертання твердого тіла на такті обчислень  $[t_{n-1}, t_n]$ , що надходить з виходів вимірювачів кутової швидкості у вигляді кватерніонів [2]:

$$\theta_{ni}^* = \int_{t_{n-1}}^{t_n} \omega_i dt, \quad i = 1, 2, 3, \quad (1)$$

де  $\omega_i$ ,  $i = 1, 2, 3$  – проекції вектора абсолютної кутової швидкості об'єкта  $\bar{\omega}$  на осі зв'язаної системи координат.

У випадку застосування аналітичних (неперервних) еталонних моделей забезпечується точний зв'язок між кватерніонами (1) і кватерніоном орієнтації моделі, бо в цьому випадку результати моделювання не містять

© Ю. А. Плаксій, 2015

похибок від чисельного інтегрування, як це має місце у випадку дискретних еталонних моделей [3]. У якості аналітичних еталонних моделей на практиці зазвичай використовують випадки точних розв'язків в елементарних функціях сукупності динамічних і кінематичних рівнянь обертання твердого тіла (моделі *конічного руху* [4] та *регулярної прецесії* [5]). Оскільки реальний рух об'єкта, як правило, не відповідає випадку прецесії, то розширення класу неперервних еталонних моделей є актуальною задачею точносного аналізу алгоритмів при проектуванні систем безплатформеної орієнтації.

Неперервна модель обертання твердого тіла цілком визначається прийнятим в ній представленням кватерніона орієнтації  $\Lambda(t) = (\lambda_0, \lambda_1, \lambda_2, \lambda_3)^T$ . Щоб забезпечити виконання умови нормування кватерніона  $\|\Lambda(t)\| = 1$ , його компоненти представляються у вигляді суперпозиції тригонометричних функцій (косинусів і синусів) відповідних кутів. Проекції вектора кутової швидкості обертального руху, яким відповідає кватерніон орієнтації  $\Lambda(t)$ , знайдуться з оберненого кінематичного рівняння [2]:

$$\begin{aligned} \omega_1 &= 2(\dot{\lambda}_1\lambda_0 - \dot{\lambda}_0\lambda_1 + \lambda_3\dot{\lambda}_2 - \lambda_2\dot{\lambda}_3); \quad \omega_2 = 2(\dot{\lambda}_2\lambda_0 - \dot{\lambda}_0\lambda_2 + \lambda_1\dot{\lambda}_3 - \lambda_3\dot{\lambda}_1); \\ \omega_3 &= 2(\dot{\lambda}_3\lambda_0 - \dot{\lambda}_0\lambda_3 + \lambda_2\dot{\lambda}_1 - \lambda_1\dot{\lambda}_2). \end{aligned} \quad (2)$$

Для моделювання квазікоординат (1) застосовується формула:

$$\theta_{ni}^* = \theta_i(t_n) - \theta_i(t_{n-1}), \quad i = 1, 2, 3, \quad (3)$$

де  $\theta_i(t_n) = \int_0^{t_n} \omega_i(t) dt$ ,  $\theta_i(t_{n-1}) = \int_0^{t_{n-1}} \omega_i(t) dt$ ,  $i = 1, 2, 3$  – компоненти вектора *позірного повороту*  $\bar{\theta}(t) = \int_0^t \bar{\omega}(t) dt$ ,

обчислені в моменти часу  $t_n$  і  $t_{n-1}$  відповідно.

В даній роботі пропонується нова неперервна модель обертання твердого тіла, основана на узагальненні тригонометричної кінематичної моделі, яка представлена в [6].

**Узагальнення трьохчастотної тригонометричної кватерніонної моделі обертання твердого тіла. Перший тип моделі.** В роботі [6] запропоновано представлення кінематичної частини еталонної моделі обертання твердого тіла у вигляді суперпозиції синусів і косинусів кутів, що лінійно змінюються у часі:

$$\begin{aligned} \lambda_0(t) &= \cos(k_1 t) \cdot \cos(k_2 t) - \xi \sin(k_1 t) \cdot \sin(k_2 t); \quad \lambda_1(t) = \eta \cdot \sin(k_1 t) \cdot \cos(k_3 t); \\ \lambda_2(t) &= \eta \cdot \sin(k_1 t) \cdot \sin(k_3 t); \quad \lambda_3(t) = \cos(k_1 t) \cdot \sin(k_2 t) + \xi \sin(k_1 t) \cdot \cos(k_2 t), \end{aligned} \quad (4)$$

де на параметри  $\eta$  і  $\xi$  накладається обмеження:  $\xi^2 + \eta^2 = 1$ .

Спираючись на представлення (4), запишемо компоненти кватерніона орієнтації узагальненої моделі в двох наступних виглядах:

$$\begin{aligned} \text{a)} \quad \lambda_0(t) &= \cos \psi(t) \cdot \cos \phi(t) - \cos \vartheta(t) \cdot \sin \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \quad \lambda_{j1}(t) = \sin \vartheta(t) \cdot \cos \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \\ \lambda_{j2}(t) &= \sin \vartheta(t) \cdot \sin \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \quad \lambda_{j3}(t) = \sin \psi(t) \cdot \cos \phi(t) + \cos \vartheta(t) \cos \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \end{aligned} \quad (5)$$

$$\begin{aligned} \text{б)} \quad \lambda_0(t) &= \cos \psi(t) \cdot \cos \phi(t) - \sin \vartheta(t) \cdot \sin \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \quad \lambda_{j1}(t) = \cos \vartheta(t) \cdot \cos \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \\ \lambda_{j2}(t) &= \cos \vartheta(t) \cdot \sin \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \quad \lambda_{j3}(t) = \sin \psi(t) \cdot \cos \phi(t) + \sin \vartheta(t) \cos \psi(t) \cdot \sin \phi(t), \end{aligned} \quad (6)$$

де індекси  $j1, j2, j3$  компонент векторної частини кватерніона  $\Lambda(t) = (\lambda_0, \bar{\lambda})^T$  утворюють одну з можливих перестановок чисел  $(1, 2, 3)$ .

Кожне з представлень (5) і (6) із всіма можливими перестановками індексів  $j1, j2, j3$  породжує по 6 різних моделей обертання, які у відповідності до типу перестановок можна поділити на дві групи однотипних моделей. Першу групу однотипних моделей утворюють моделі з перестановками індексів  $j1, j2, j3$ , що мають парну кількість інверсій відносно основної перестановки  $(1, 2, 3)$ , другу групу – ті, що мають непарну кількість інверсій. Таким чином кожне з представлень (5) і (6) дає по дві групи однотипних моделей.

Розглянемо випадок кінематичної моделі (5), коли індекси  $j1, j2, j3$  компонент векторної частини кватерніона утворюють основну перестановку  $(1, 2, 3)$ . Тоді компоненти кватерніона орієнтації моделі приймають вигляд:

$$\begin{aligned} \lambda_0(t) &= \cos \psi(t) \cdot \cos \phi(t) - \cos \vartheta(t) \cdot \sin \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \quad \lambda_1(t) = \sin \vartheta(t) \cdot \cos \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \\ \lambda_2(t) &= \sin \vartheta(t) \cdot \sin \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \quad \lambda_3(t) = \sin \psi(t) \cdot \cos \phi(t) + \cos \vartheta(t) \cos \psi(t) \cdot \sin \phi(t). \end{aligned} \quad (7)$$

Для цього представлення кватерніона орієнтації у відповідності до формул (2) отримаємо, що проекції вектора абсолютної кутової швидкості на зв'язані осі набувають вигляду:

$$\begin{aligned} \omega_1(t) &= \frac{1}{2} \dot{\vartheta}(t) \sin(2\phi(t) + \vartheta(t)) + \frac{1}{2} \dot{\vartheta}(t) \sin(2\phi(t) - \vartheta(t)) + \dot{\psi}(t) \sin 2\vartheta(t) - \\ &- \frac{1}{2} \dot{\psi}(t) \sin(2\vartheta(t) + 2\phi(t)) - \frac{1}{2} \dot{\psi}(t) \sin(2\vartheta(t) - 2\phi(t)) + 2\dot{\phi}(t) \sin \vartheta(t); \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}\omega_2(t) &= -\dot{\vartheta}(t) + \dot{\vartheta}(t) \cos 2\phi(t) + \dot{\psi}(t) \cos(\vartheta(t) - 2\phi(t)) - \dot{\psi}(t) \cos(\vartheta(t) + 2\phi(t)); \\ \omega_3(t) &= -\frac{1}{2} \dot{\vartheta}(t) \cos(2\phi(t) - \vartheta(t)) + \frac{1}{2} \dot{\vartheta}(t) \cos(2\phi(t) + \vartheta(t)) + \dot{\psi}(t) \cos 2\phi(t) + \\ &+ \dot{\psi}(t) + \dot{\psi}(t) \cos 2\vartheta(t) - \frac{1}{2} \dot{\psi}(t) \cos(2\vartheta(t) + 2\phi(t)) + 2\dot{\phi}(t) \cos \vartheta(t) - \frac{1}{2} \dot{\psi}(t) \cos(2\vartheta(t) - 2\phi(t)).\end{aligned}\quad (8)$$

Припустимо, що залежність кутів  $\vartheta(t)$ ,  $\psi(t)$ ,  $\phi(t)$  від часу лінійна, тобто:

$$\vartheta(t) = k_1 t, \quad \psi(t) = k_2 t, \quad \phi(t) = k_3 t. \quad (9)$$

Для цього випадку *трьохчастотної моделі* компоненти кватерніона орієнтації (7) набувають вигляду:

$$\begin{aligned}\lambda_0(t) &= \cos(k_2 t) \cdot \cos(k_3 t) - \cos(k_1 t) \cdot \sin(k_2 t) \cdot \sin(k_3 t); \quad \lambda_1(t) = \sin(k_1 t) \cdot \cos(k_2 t) \cdot \sin(k_3 t); \\ \lambda_2(t) &= \sin(k_1 t) \cdot \sin(k_2 t) \cdot \sin(k_3 t); \quad \lambda_3(t) = \sin(k_2 t) \cdot \cos(k_3 t) + \cos(k_1 t) \cos(k_2 t) \cdot \sin(k_3 t),\end{aligned}\quad (10)$$

а проекції вектора кутової швидкості згідно з (8) задаються формулами:

$$\begin{aligned}\omega_1(t) &= \frac{1}{2} k_1 \sin(2k_3 + k_1)t + \frac{1}{2} k_1 \sin(2k_3 - k_1)t + k_2 \sin 2k_1 t - \frac{1}{2} k_2 \sin(2k_1 + 2k_3)t - \frac{1}{2} k_2 \sin(2k_1 - 2k_3)t + 2k_3 \sin k_1 t; \\ \omega_2(t) &= -k_1 + k_1 \cos 2k_3 t + k_2 \cos(k_1 - 2k_3)t - k_2 \cos(k_1 + 2k_3)t; \\ \omega_3(t) &= -\frac{1}{2} k_1 \cos(2k_3 - k_1)t + \frac{1}{2} k_1 \cos(2k_3 + k_1)t + k_2 \cos 2k_3 t + k_2 + k_2 \cos 2k_1 t - \\ &- \frac{1}{2} k_2 \cos(2k_1 + 2k_3)t - \frac{1}{2} k_2 \cos(2k_1 - 2k_3)t + 2k_3 \cos k_1 t.\end{aligned}\quad (11)$$

Для отримання компонент вектора позірного повороту  $\bar{\theta}(t)$  проінтегруємо вирази для  $\omega_i(t)$ ,  $i = 1, 2, 3$  на інтервалі  $[0, t]$ , в результаті чого будемо мати:

$$\begin{aligned}\theta_1(t) &= -\frac{k_1}{2(2k_3 + k_1)} (\cos(2k_3 + k_1)t - 1) - \frac{k_1}{2(2k_3 - k_1)} (\cos(2k_3 - k_1)t - 1) - \\ &- \frac{k_2}{2k_1} (\cos 2k_1 t - 1) + \frac{k_2}{2(2k_1 + 2k_3)} (\cos(2k_1 + 2k_3)t - 1) - \frac{2k_3}{k_1} (\cos k_1 t - 1) + \frac{k_2}{2(2k_1 - 2k_3)} (\cos(2k_1 - 2k_3)t - 1); \\ \theta_2(t) &= -k_1 t + \frac{k_1}{2k_3} \sin 2k_3 t + \frac{k_2}{k_1 - 2k_3} \sin(k_1 - 2k_3)t - \frac{k_2}{k_1 + 2k_3} \sin(k_1 + 2k_3)t; \\ \theta_3(t) &= -\frac{k_1}{2(k_1 - 2k_3)} \sin(k_1 - 2k_3)t + \frac{k_1}{2(2k_3 + k_1)} \sin(2k_3 + k_1)t + k_2 t + \frac{k_2}{2k_3} \sin 2k_3 t + \frac{k_2}{2k_1} \sin 2k_1 t - \\ &- \frac{k_2}{2(2k_1 + 2k_3)} \sin(2k_1 + 2k_3)t - \frac{k_2}{2(2k_1 - 2k_3)} \sin(2k_1 - 2k_3)t + \frac{2k_3}{k_1} \sin k_1 t.\end{aligned}\quad (12)$$

Відтворення квазікоординат (1) в еталонній моделі відбувається в аналітичному вигляді за формулою (3) з використанням формул (12).

Далі розглянемо другий випадок кінематичного представлення модельного кватерніона у вигляді (6), а саме, коли індекси  $j_1, j_2, j_3$  компонент його векторної частини утворюють основну перестановку  $(1, 2, 3)$ . За цих умов кватерніон орієнтації моделі задається своїми компонентами у вигляді:

$$\begin{aligned}\lambda_0(t) &= \cos \psi(t) \cdot \cos \phi(t) - \sin \vartheta(t) \cdot \sin \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \quad \lambda_1(t) = \cos \vartheta(t) \cdot \cos \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \\ \lambda_2(t) &= \cos \vartheta(t) \cdot \sin \psi(t) \cdot \sin \phi(t); \quad \lambda_3(t) = \sin \psi(t) \cdot \cos \phi(t) + \sin \vartheta(t) \cos \psi(t) \cdot \sin \phi(t).\end{aligned}\quad (13)$$

Такому кватерніону орієнтації відповідають наступні вирази для проекцій вектора  $\bar{\omega}(t)$  на зв'язані осі:

$$\begin{aligned}\omega_1(t) &= -\frac{1}{2} \dot{\vartheta}(t) \cos(\vartheta(t) - 2\phi(t)) + \frac{1}{2} \dot{\vartheta}(t) \cos(2\phi(t) + \vartheta(t)) + \dot{\psi}(t) \sin 2\vartheta(t) - \\ &- \frac{1}{2} \dot{\psi}(t) \sin(2\vartheta(t) + 2\phi(t)) - \frac{1}{2} \dot{\psi}(t) \sin(2\vartheta(t) - 2\phi(t)) + 2\dot{\phi}(t) \cos \vartheta(t); \\ \omega_2(t) &= \dot{\vartheta}(t) - \dot{\vartheta}(t) \cos 2\phi(t) + \dot{\psi}(t) \sin(\vartheta(t) + 2\phi(t)) + \dot{\psi}(t) \sin(2\phi(t) - \vartheta(t)); \\ \omega_3(t) &= \frac{1}{2} \dot{\vartheta}(t) \sin(2\phi(t) + \vartheta(t)) + \frac{1}{2} \dot{\vartheta}(t) \sin(2\phi(t) - \vartheta(t)) + \dot{\psi}(t) \cos 2\phi(t) + \dot{\psi}(t) - \dot{\psi}(t) \cos 2\vartheta(t) + \\ &+ \frac{1}{2} \dot{\psi}(t) \cos(2\vartheta(t) + 2\phi(t)) + 2\dot{\phi}(t) \sin \vartheta(t) + \frac{1}{2} \dot{\psi}(t) \cos(2\vartheta(t) - 2\phi(t)).\end{aligned}\quad (14)$$

В припущені, що кути  $\vartheta(t)$ ,  $\psi(t)$ ,  $\phi(t)$  змінюються з часом лінійно у відповідності до (9), з формул (14) отримаємо, що:

$$\omega_1(t) = -\frac{1}{2} k_1 \cos(k_1 - 2k_3)t + \frac{1}{2} k_1 \cos(2k_3 + k_1)t + k_2 \sin 2k_1 t - \frac{1}{2} k_2 \sin(2k_1 + 2k_3)t - \frac{1}{2} k_2 \sin(2k_1 - 2k_3)t + 2k_3 \cos k_1 t;$$

$$\begin{aligned}\omega_2(t) &= k_1 - k_1 \cos 2k_3 t + k_2 \sin(k_1 + 2k_3)t + k_2 \sin(2k_3 - k_1)t; \\ \omega_3(t) &= \frac{1}{2}k_1 \sin(2k_3 + k_1)t + \frac{1}{2}k_1 \sin(2k_3 - k_1)t + k_2 \cos 2k_3 t - k_2 \cos 2k_1 t + \\ &+ k_2 + \frac{1}{2}k_2 \cos(2k_1 + 2k_3)t + 2k_3 \sin k_1 t + \frac{1}{2}k_2 \cos(2k_1 - 2k_3)t.\end{aligned}\quad (15)$$

Кватерніон орієнтації, що відповідає такому обертальному руху, задається компонентами:

$$\begin{aligned}\lambda_0(t) &= \cos(k_2 t) \cdot \cos(k_3 t) - \sin(k_1 t) \cdot \sin(k_2 t) \cdot \sin(k_3 t); \quad \lambda_1(t) = \cos(k_1 t) \cdot \cos(k_2 t) \cdot \sin(k_3 t); \\ \lambda_2(t) &= \cos(k_1 t) \cdot \sin(k_2 t) \cdot \sin(k_3 t) \quad \lambda_3(t) = \sin(k_2 t) \cdot \cos(k_3 t) + \sin(k_1 t) \cos(k_2 t) \cdot \sin(k_3 t).\end{aligned}\quad (16)$$

Компоненти  $\theta_i(t)$  ( $i = 1, 2, 3$ ) вектора позірного повороту  $\bar{\theta}(t)$  знайдуться після інтегрування виразів для  $\omega_i(t)$  на інтервалі  $[0, t]$  у вигляді:

$$\begin{aligned}\theta_1(t) &= -\frac{k_1}{2(k_1 - 2k_3)} \sin(k_1 - 2k_3)t + \frac{k_1}{2(k_1 + 2k_3)} \sin(k_1 + 2k_3)t - \frac{k_2}{2k_1} (\cos 2k_1 t - 1) + \frac{k_2}{2(2k_1 + 2k_3)} (\cos(2k_1 + 2k_3)t - 1) + \\ &+ \frac{2k_3}{k_1} \sin k_1 t + \frac{k_2}{2(2k_1 - 2k_3)} (\cos(2k_1 - 2k_3)t - 1); \\ \theta_2(t) &= k_1 t - \frac{k_1}{2k_3} \sin 2k_3 t - \frac{k_2}{k_1 + 2k_3} (\cos(k_1 + 2k_3)t - 1) - \frac{k_2}{2k_3 - k_1} (\cos(2k_3 - k_1)t - 1); \\ \theta_3(t) &= -\frac{k_1}{2(k_1 + 2k_3)} (\cos(k_1 + 2k_3)t - 1) - \frac{k_1}{2(2k_3 - k_1)} (\cos(2k_3 - k_1)t - 1) + k_2 t + \frac{k_2}{2k_3} \sin 2k_3 t - \frac{k_2}{2k_1} \sin 2k_1 t + \\ &+ \frac{k_2}{2(2k_1 + 2k_3)} \sin(2k_1 + 2k_3)t + \frac{k_2}{2(2k_1 - 2k_3)} \sin(2k_1 - 2k_3)t - \frac{2k_3}{k_1} (\cos k_1 t - 1).\end{aligned}\quad (17)$$

Квазікоординати (1), яким відповідають компоненти кватерніона орієнтації (16), можуть бути отримані на основі формул (17) в аналітичному вигляді за формулою (3).

Сукупність формул (17), (3) і (16), як і формул (12), (3) і (10), формально задають деяку *опорну еталонну модель обертання твердого тіла*. Якщо належним чином задати в цих формулах значення параметрів  $k_1, k_2, k_3$  і такт обчислень  $\Delta t$ , отримаємо конкретну еталонну модель. Так, наприклад, параметри  $k_1, k_2, k_3$  можуть бути заданими, виходячи з величини максимального модуля вектора кутової швидкості  $\bar{\omega}(t)$  для об'єкта, що розглядається, або отримані, як результат відповідних апроксимацій реального руху об'єкта.

Зауважимо, що оскільки для запропонованої еталонної моделі обертання в ході її побудови були також отримані і представлення для компонент вектора модельної кутової швидкості (8) і (14), то цю модель можна використовувати і у випадку первинної інформації про обертання об'єкта у вигляді проекцій  $\omega_i$ ,  $i = 1, 2, 3$  вектора абсолютної кутової швидкості  $\bar{\omega}$  твердого тіла на зв'язані осі, що знімаються з вимірювачів в моменти часу  $t_n$ ,  $n = 1, 2, 3, \dots$ .

**Чисельна реалізація узагальненої моделі.** Побудуємо еталонну модель згідно формул (12), (3), (10) для декількох значень параметрів  $k_1, k_2, k_3$  і такту обчислень  $\Delta t = 0,1$  с.

Для набору параметрів  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,005$  результати реалізації моделі на інтервалі часу 2000 с у вигляді залежностей квазікоординат  $\theta_{ni}^*$  від часу та траекторій  $\lambda_i(\lambda_0)$  ( $i = 1, 2, 3$ ) в конфігураційному просторі представлені відповідно на рис. 1 та рис. 2.

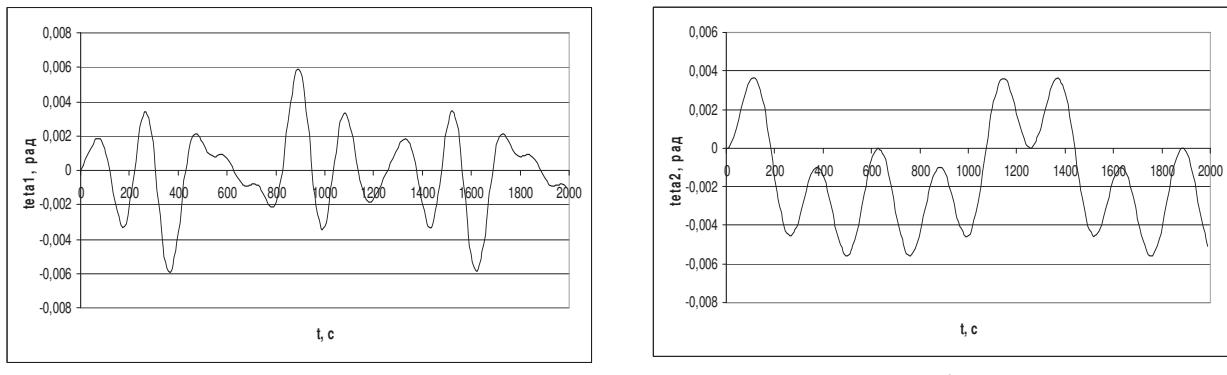


Рис. 1 – Залежність квазікоординат від часу для моделі (12), (3), (10) при  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,005$ :  
а – по першій осі; б – по другій осі.

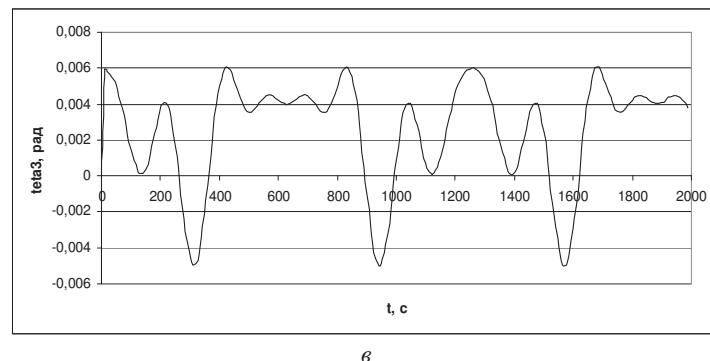
*в*

Рис. 1 – Залежність квазікоординат від часу для моделі (12), (3), (10) при  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,005$  :  
*а* – по першій осі; *б* – по другій осі; *в* – по третьій осі.

Результати реалізації еталонної моделі (12), (3), (10) для значень параметрів  $k_1 = -0,03$ ,  $k_2 = 0,045$ ,  $k_3 = -0,024$  на інтервалі часу 2000 с представлена на рис. 3 і рис. 4.

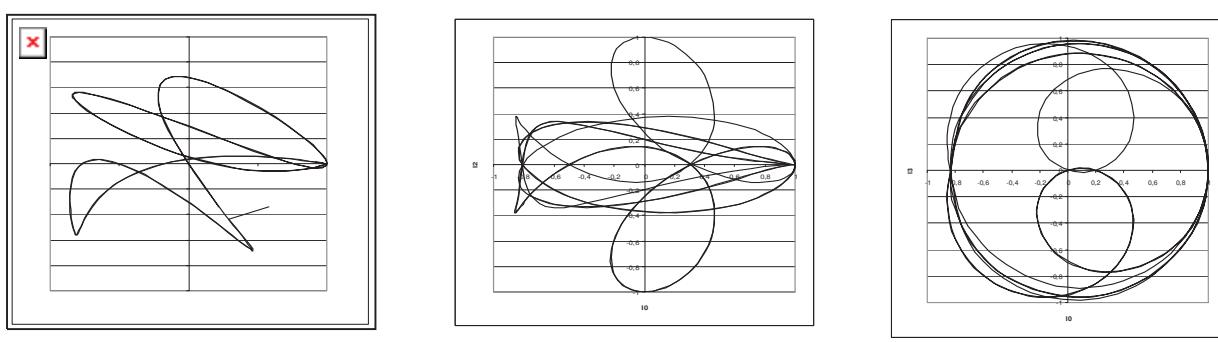


Рис. 2 – Траєкторії в конфігураційному просторі для моделі (12), (3), (10) при  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,005$  :  
*а* – траєкторія  $\lambda_1(\lambda_0)$ ; *б* – траєкторія  $\lambda_2(\lambda_0)$ ; *в* – траєкторія  $\lambda_3(\lambda_0)$ .

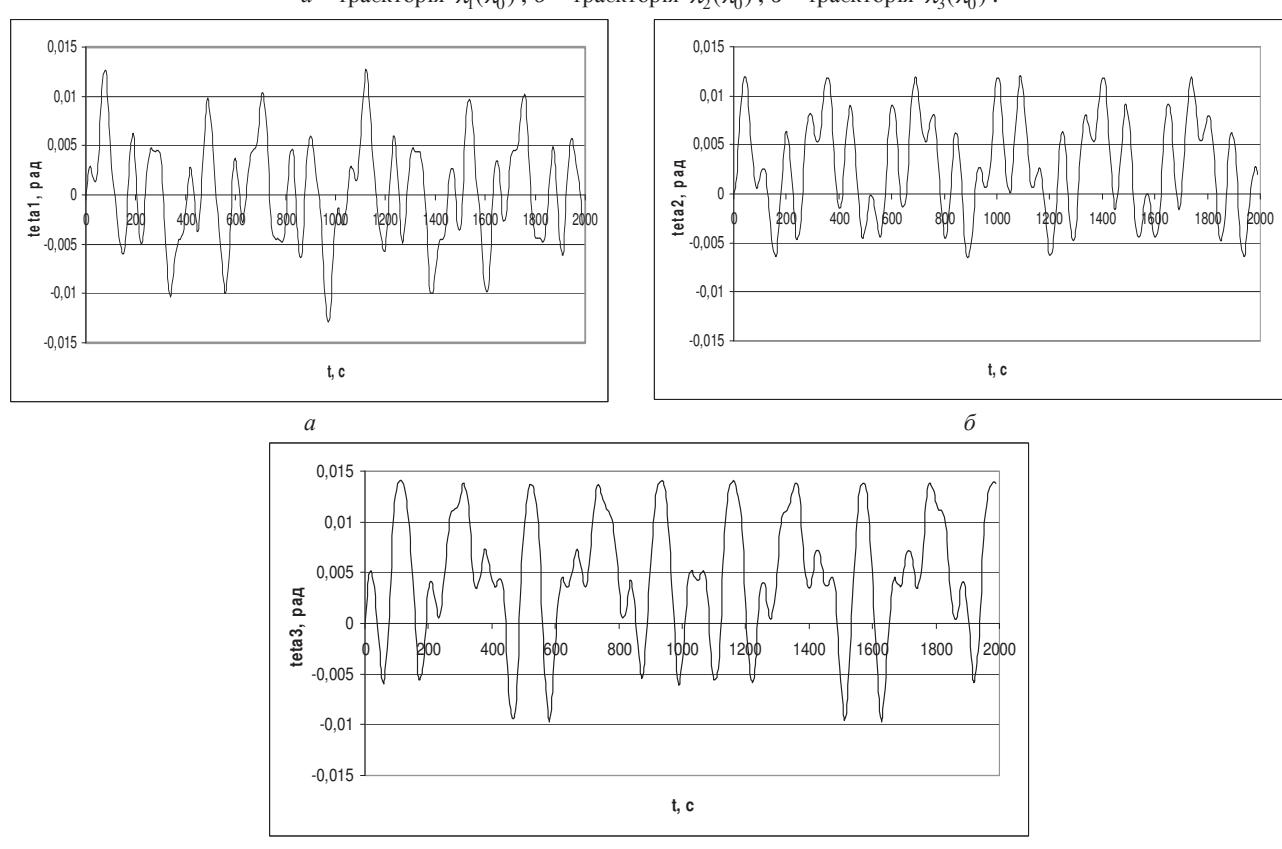


Рис. 3 – Залежність квазікоординат від часу для моделі (12), (3), (10) при  $k_1 = -0,03$ ,  $k_2 = 0,045$ ,  $k_3 = -0,024$  :  
*а* – по першій осі; *б* – по другій осі; *в* – по третьій осі.

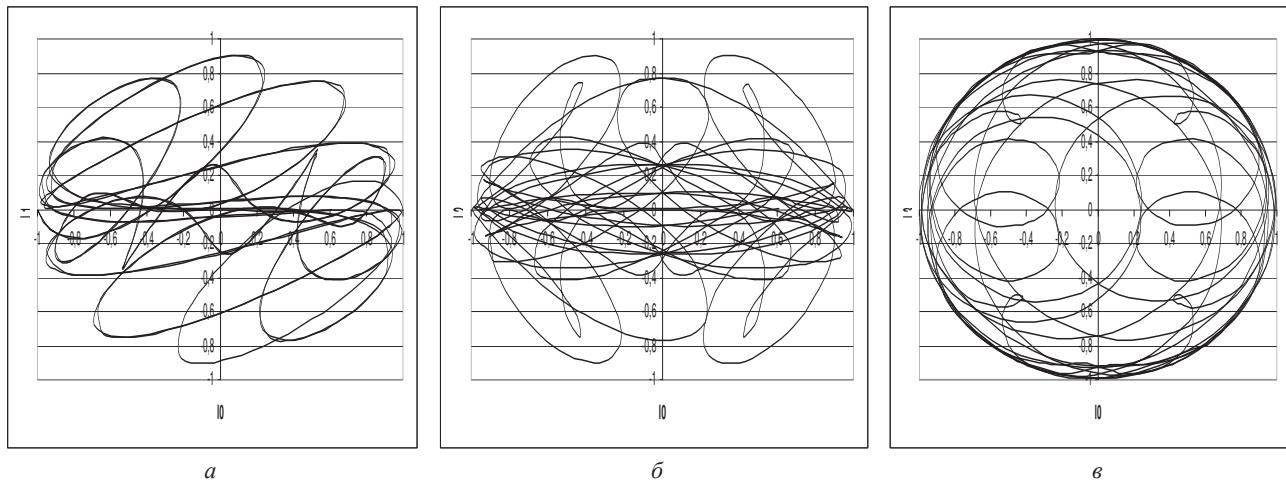


Рис. 4 – Траєкторії в конфігураційному просторі для моделей (12), (3), (10) при  $k_1 = -0,03$ ,  $k_2 = 0,045$ ,  $k_3 = -0,024$ :  
а – траєкторія  $\lambda_1(\lambda_0)$ ; б – траєкторія  $\lambda_2(\lambda_0)$ ; в – траєкторія  $\lambda_3(\lambda_0)$ .

Побудуємо еталонну модель (17), (3), (16) для декількох значень параметрів  $k_1$ ,  $k_2$ ,  $k_3$  і такту обчислень  $\Delta t = 0,1$  с. Для набору параметрів  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,005$  результати реалізації моделі на інтервалі часу 2000 с у вигляді залежностей квазікоординат  $\theta_{ni}^*$  від часу та траєкторій  $\lambda_i(\lambda_0)$  в конфігураційному просторі представлені на рис. 5 та рис. 6.

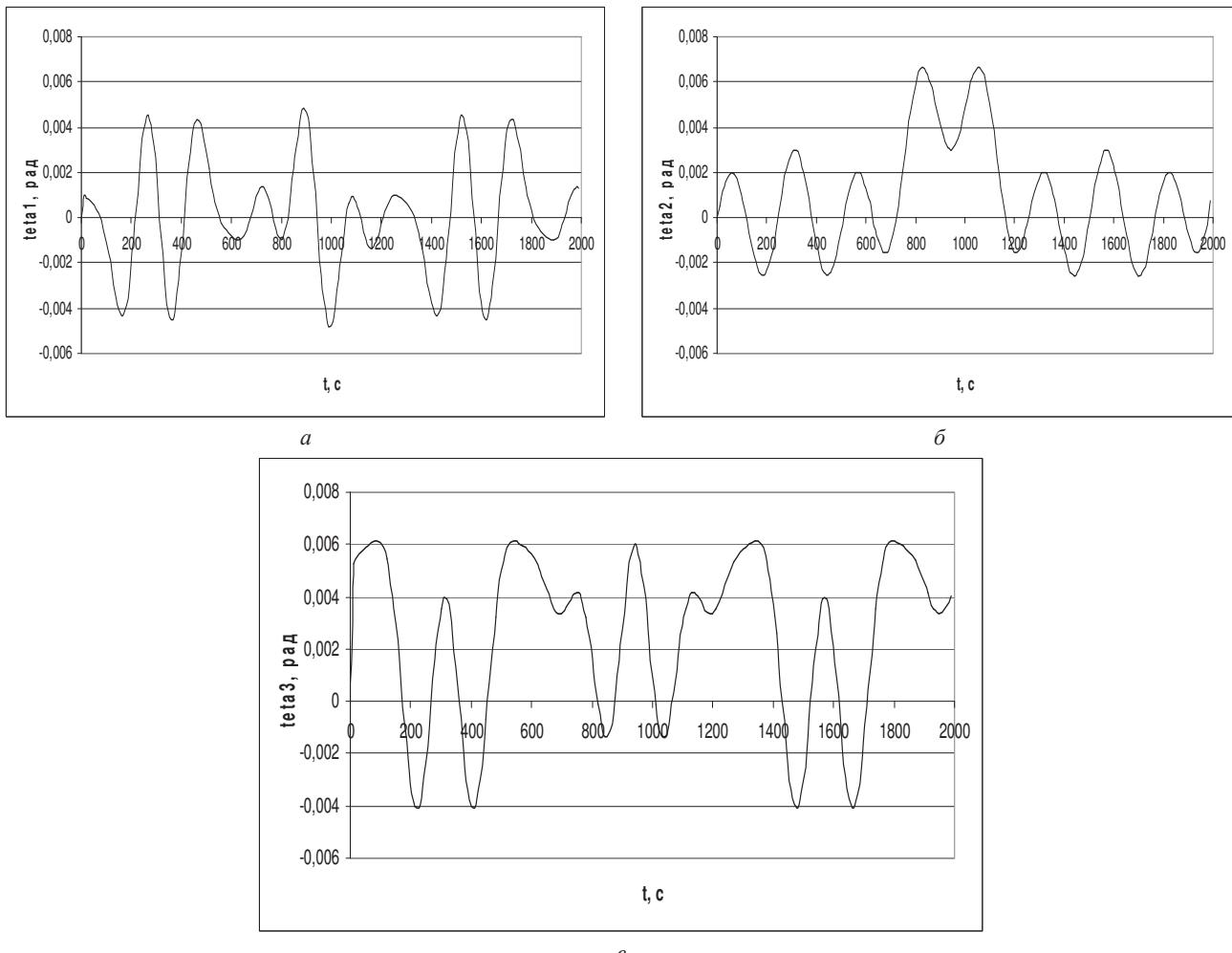


Рис. 5 – Залежність квазікоординат від часу для моделей (17), (3), (16) при  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,005$   
а – по першій осі; б – по другій осі; в – по третьій осі.

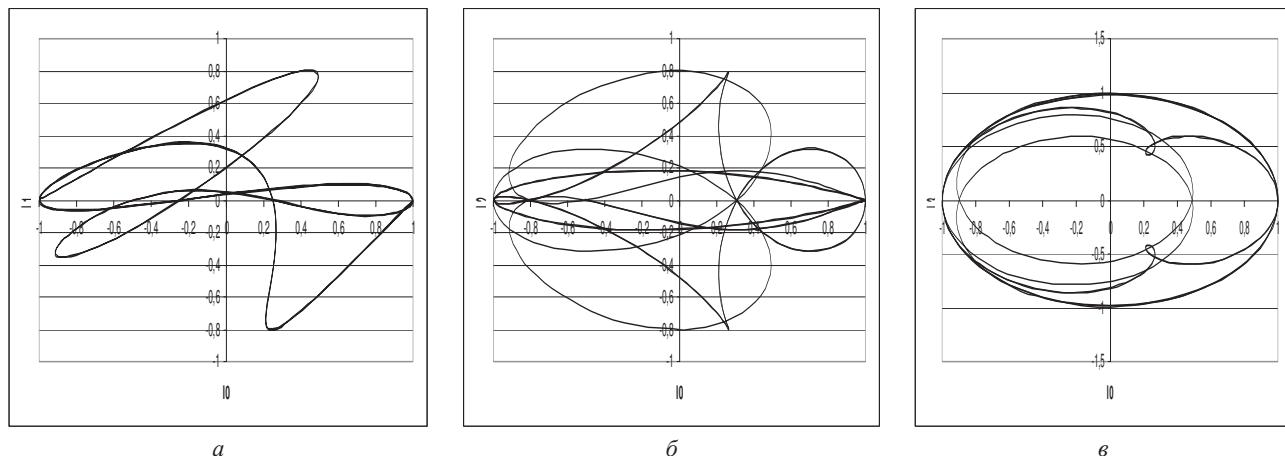


Рис. 6 – Траєкторії в конфігураційному просторі для моделі (17), (3), (16) при  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,005$  :  
а – траєкторія  $\lambda_1(\lambda_0)$ ; б – траєкторія  $\lambda_2(\lambda_0)$ ; в – траєкторія  $\lambda_3(\lambda_0)$ .

Результати реалізації еталонної моделі (17), (3), (16) для набору параметрів  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,03$  на інтервалі часу 2000 с представлені на рис. 7 і рис. 8.

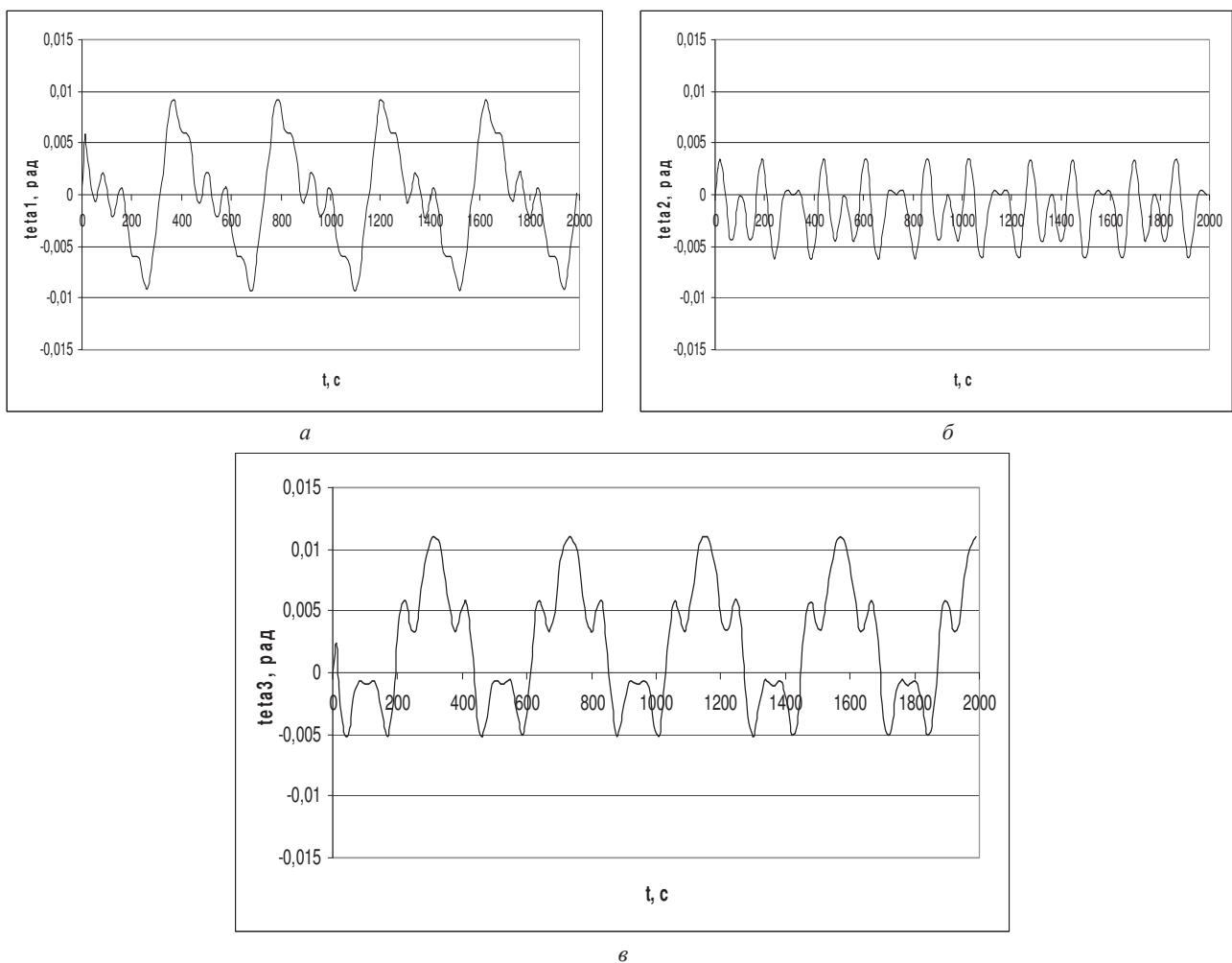


Рис. 7 – Залежність квазікоординат від часу для моделі (17), (3), (16) при  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,03$  :  
а – по першій осі; б – по другій осі; в – по третьій осі.

В роботі [7] наведено модель регулярної прецесії з вектором кутової швидкості  $\bar{\omega}(t) = (\mu \sin \vartheta \sin \nu t; \mu \sin \vartheta \cos \nu t; \nu + \mu \cos \vartheta)^T$ . Траєкторії  $\lambda_i(\lambda_0)$  в конфігураційному просторі для цієї моделі представлені на рис. 9.

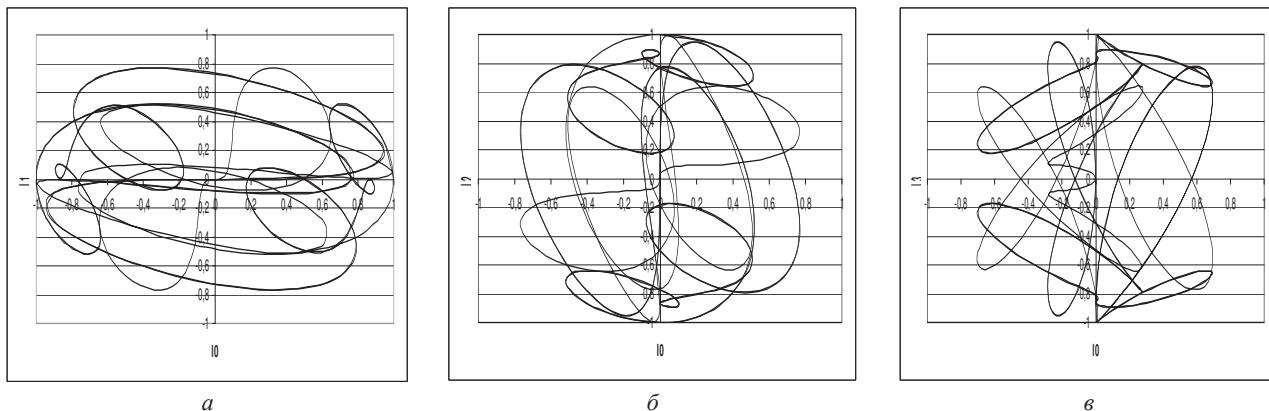


Рис. 8 – Траєкторії в конфігураційному просторі для моделі (17), (3), (16) при  $k_1 = 0,015$ ,  $k_2 = 0,025$ ,  $k_3 = 0,03$ :  
а – траєкторія  $\lambda_1(\lambda_0)$ ; б – траєкторія  $\lambda_2(\lambda_0)$ ; в – траєкторія  $\lambda_3(\lambda_0)$ .

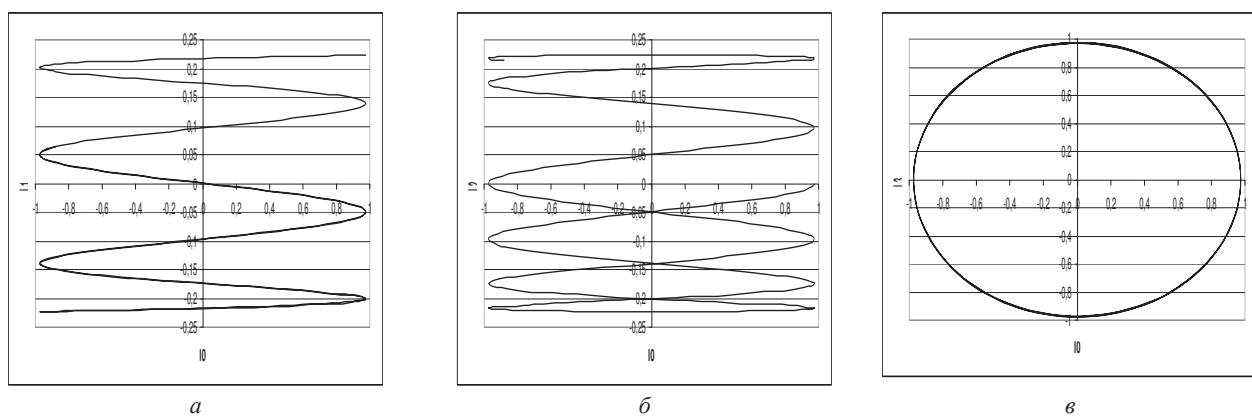


Рис. 9 – Траєкторії в конфігураційному просторі для регулярної прецесії:  
а – траєкторія  $\lambda_1(\lambda_0)$ ; б – траєкторія  $\lambda_2(\lambda_0)$ ; в – траєкторія  $\lambda_3(\lambda_0)$ .

Модель побудована на інтервалі часу  $t \in [0, 2000]$  с при значеннях параметрів  $\nu = 0,02$ ,  $\mu = 0,015$ ,  $\vartheta = 0,45$ . Порівняння результатів реалізацій запропонованої узагальненої моделі обертання з результатами реалізації моделі регулярної прецесії дозволяє зробити висновок, що запропонована модель охоплює обертальні рухи твердого тіла, які суттєво відрізняються від регулярної прецесії.

**Висновки.** Представлена нова узагальнена трьохчастотна неперервна модель обертання твердого тіла, основана на представлених кватерніонах орієнтації тригонометричними функціями кутів, що лінійно змінюються у часі. В результаті аналізу побудованих траєкторій  $\lambda_i(\lambda_0)$  в конфігураційному просторі показано, що при належному виборі параметрів цієї моделі можна отримати достатньо широкий набір рухів об'єкта як твердого тіла, що відрізняються від класичного випадку регулярної прецесії. Отриману еталонну модель можна застосовувати для оцінювання похибок алгоритмів визначення кватерніонів орієнтації на етапі проектування безплатформених інерціальних систем орієнтації.

**Список літератури:** 1. Литманович Ю. Прогресс в разработке БИНС на Западе и Востоке в материалах Санкт-Петербургских конференций за десятилетие // X Санкт-Петербургская Междунар. конф. – С.-Петербург: ЦНИИ «Электроприбор», – 2003. – С. 250 – 260. 2. Бранец В.Н., Шмыглевский И.П. Введение в теорию бесплатформенных инерциальных навигационных систем. – М.: Наука, 1992. – 280 с. 3. Savage P.G. Strapdown System Performance Analysis. – RTQ-LS-232 (2004) Pre-Prints. Рр. (4–1)–(4–33). 4. Ткаченко А.И. О применении параметров Родрига-Гамильтона в алгоритмах определения ориентации объекта // Кибернет. и вычисл. техн. – К., 1970. – Вып. 5. – С. 20 – 22. 5. Панов А.П. Оптимизация высокоточных алгоритмов вычисления кватернионов в случае прецессии твердого тела // Кибернет. и вычисл. техн. – К., 1987. – Вып. 73. – С. 3 – 9. 6. Плаксий Ю.А. Еталонная тригонометрическая кватернионная модель прецессионного типа обертання твердого тіла // Вісник НТУ «ХПІ». – Х.: НТУ «ХПІ», – 2013. – №37 (1010). – С.141 – 147.

**Bibliography (transliterated):** 1. Litmanovich, Yu. "Progress v razrabotke BINS na Zapade i Vostoke v materialah Sankt-Peterburgskikh konferencij za desyatiletie." X Sankt-Peterburgskaja Mezhdunar. konf. S.-Peterburg: CNII «Elektropribor», 2003. 250–260. Print. 2. Branec, V. N., and I. P. Shmyglevskij. Vvedenie v teoriyu besplatformennykh inercial'nyh navigacionnyh sistem. Moscow: Nauka, 1992. Print. 3. Savage, P. G. "Strapdown System Performance Analysis." RTQ-LS-232 (2004) Pre-Prints. (4–1)–(4–33). Print. 4. Tkachenko, A. I. "O primenenii parametrov Rodriga-Gamil'tona v algoritmaх opredelenija orientacii ob'ekta." Kibernet. i vychisl. tehn. No. 5. Kiev, 1970. 20–22. Print. 5. Panov, A. P. "Optimizacija vysokotochnyh algoritmov vychislenija kvaternionov v sluchae precessii tverdogo tela." Kibernet. i vychisl. tehn. No. 73. Kiev, 1987. 3–9. Print. 6. Plaksij, Yu. A. "Eetalonna trygonometrychna kvaternionna model' precesijnogo typu obertannja tverdogo tila." Visnyk NTU «KhPI». No. 37 (1010). Kharkiv: NTU «KhPI», 2013. 141–147. Print.

Надійшла (received) 04.09.2015

**Плаксій Юрій Андрійович** – кандидат технічних наук, професор, Національний технічний університет «Харківський політехнічний інститут», м. Харків; тел.: (057) 707-64-36; e-mail: plaksiyya@rambler.ru.

**Плаксій Юрій Андріївич** – кандидат технических наук, профессор, Национальный технический университет «Харьковский политехнический институт», г. Харьков; тел.: (057) 707-64-36; e-mail: plaksiyya@rambler.ru.

**Plaksiy Yuriy Andreevich** – Candidate of Engineering Sciences, Professor, National Technical University "Kharkiv Polytechnic Institute", Kharkiv; tel.: (057) 707-64-36; e-mail: plaksiyya@rambler.ru.

УДК 621.9.06

### C. В. СТРУТИНСЬКИЙ

## КОНЦЕПТУАЛЬНІ ПРИНЦИПИ ТЕОРІЇ ПРОЕКТУВАННЯ ІННОВАЦІЙНИХ МЕХАТРОННИХ ПРОСТОРОВИХ СИСТЕМ ПРИВОДІВ

Розроблено концепцію та основні принципи теорії проектування інноваційних мехатронних просторових систем приводів. Концепція включає розробку інноваційних просторових систем приводів на новій елементній базі. Елементна база створена на основі аналізу робочих процесів у просторових системах приводів. Запропоновано основні етапи теорії проектування, які у своєму взаємозв'язку дають можливість розробити систему приводів просторового типу. Системи приводів призначенні для маніпулювання об'єктами машинобудування, в тому числі в екстремальних умовах експлуатації. Вони забезпечують роботу в замкнених об'ємах та переміщення об'єктів по стінках. Етапи включають синтез схемних рішень, розрахунок, макетування, визначення статичних і динамічних характеристик, створення елементної бази та алгоритмічного забезпечення роботи мехатронної системи і апробацію дослідних зразків систем.

**Ключові слова:** просторові приводи, теорія проектування, синтез схем, розрахунок, макетування, статика, динаміка, апробація.

**Вступ.** Просторові системи приводів є основою прогресивного технологічного обладнання з паралельними кінематичними структурами. Розвиток просторових систем приводів стримується відсутністю теорії їх проектування.

Проблема в загальному вигляді полягає у створенні ефективного технологічного обладнання. Ця проблема пов'язана із важливими науковими і практичними завданнями розвитку машинобудування.

**Аналіз останніх досліджень.** В [1] наведена значна кількість розробок просторових систем приводів. В [2] значну увагу приділено дослідженням кінематики просторових систем та розробці їх основних вузлів. Розглянуто перспективні напрямки розробки просторових систем приводів. Одним із ефективних напрямків є розробка пристройів мікромеханіки на основі просторових систем приводів [3, 4]. В окремих публікаціях [5, 6] наведені рекомендації по розробці схемних рішень просторових систем та розрахунку їх параметрів. Відзначена надзвичайна складність синтезу просторових механізмів.

В літературних джерелах і мережі Internet не виявлено розробок теорії проектування просторових систем приводів. Тому розробки в даному напрямку є актуальними.

До невирішених раніше частин загальної проблеми відноситься розробка концептуальних принципів теорії проектування інноваційних просторових систем приводів.

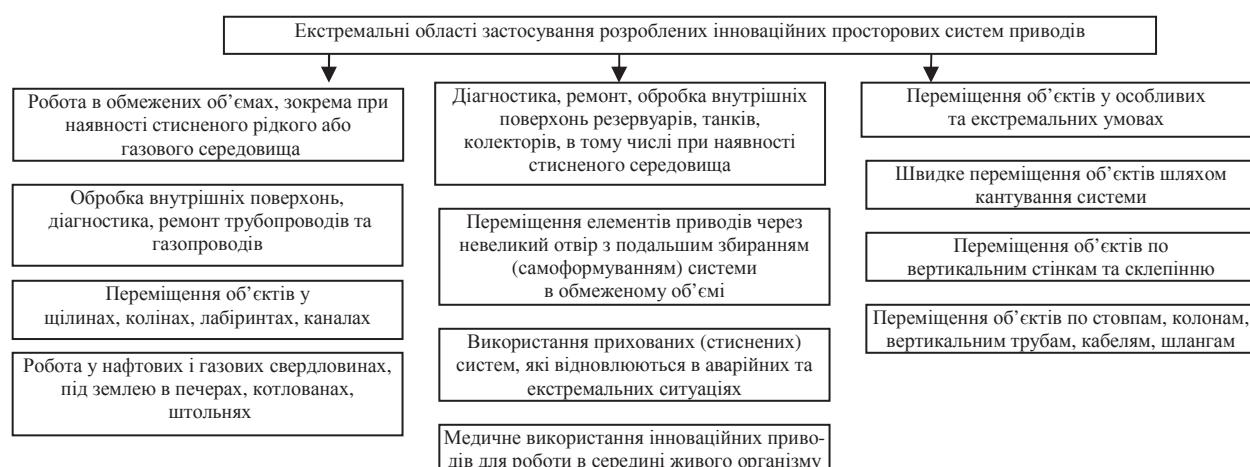


Рис. 1 – Застосування інноваційних мехатронних просторових систем приводів у екстремальних умовах.

**Постановка задачі.** Для широкого впровадження просторових систем приводів необхідно розробити тео-