

Семків О.М., канд. техн. наук,
Національний університет цивільного захисту України
Шатохін В.М., д-р. техн. наук,
Харківський національний університет будівництва та архітектури
Попова А.М., аспірант
Харківський національний автомобільно-дорожній університет

ОПИС РУХУ ЧАСТКИ ГРУНТУ ПО ЛОПАТЦІ ІЗ ПРОФІЛЕМ БРАХІСТОХРОНІ У ПОЛІ ВІДЦЕНТРОВИХ СИЛ ІНЕРЦІЇ

Складено диференціальне рішення руху частки ґрунту по криволінійній лопатці ґрунтогеметальному механізму з урахуванням сил тертя. Розглянуто лопатку із профілем оптимальної форми - брахістохрони в полі відцентрових сил, рівняння якої отримано в полярній системі координат.

Постановка проблеми. Надзвичайно важливими є наукові роботи, спрямовані за умови відсутності води на модернізацію технології ґрунтогеметання для ліквідації низових лісових пожеж. Адже існуючі конструкції ґрунтогеметальних механізмів недостатньо досконалі [1, 2]. Ряд переваг мають роторні ґрунтогеметателі [2, 3], де ґрунт у зону загоряння лісової підстилки потрапляє за допомогою лопаток, розташованих на обертовому роторі. Від форми й розташування лопаток істотно залежать технологічні характеристики пристрой. Тому актуальними будуть дослідження, спрямовані на модернізацію засобів ґрунтогеметання для гасіння низових лісових пожеж.

Аналіз основних досліджень і публікацій. У роботах [2, 3] проведений комплексні дослідження з вибору раціональних параметрів ґрунтогеметателя із лопатками прямолінійного профілю. Перспективним представляється використання в ґрунтогеметателях криволінійних лопаток. Дослідження з обґрутованого вибору їхньої раціональної форми й аналізу руху часток ґрунту по них у цей час відсутні.

Постановка завдання. Описати рух частки ґрунту по криволінійній лопатці ґрунтогеметального механізму з урахуванням сил тертя, коли форма профілю лопатки є брахістохроною відносно відцентрової сили інерції, записаної в полярній системі координат.

Основна частина. На рис. 1 показана загальна принципова схема ґрунтогеметателя, де цифрами позначене: 1 – ступінь; 2 – кільце; 3 – спиця; 4 - криволінійну лопатку. Передбачається, що металінок обертається з кутовою швидкістю ω проти ходу годинникової стрілки.

Радіуси R_1 і R_2 являють собою радіуси кіл, що проходять через задню й передню кромки лопатки.

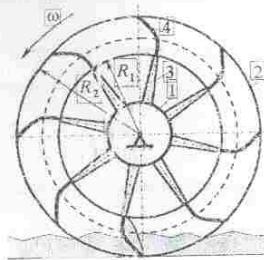


Рис. 1. Схема ґрунто-метального механізму

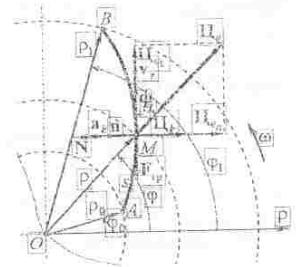


Рис. 2. Схема для запису рівняння руху частки ґрунту

Специфіка завдання полягає в тому, що рух необхідно вивчати в обертовій системі координат з використанням рівнин динаміки відносного руху. Додаткової труднощі вносить та обставина, що аналітичний опис оптимальної траєкторії вдається одержати в полярній системі координат (рис. 2).

$$\rho = \rho(\phi), \quad (1)$$

де ρ – полярний радіус; ϕ – полярний кут.

На рис. 2 частка ґрунту M зображена в поточному положенні з координатами (ρ, ϕ) на криволінійній лопатці AB. Точки A і B мають відповідно координати (ρ_1, ϕ_1) і (ρ_2, ϕ_2) . У викладеній нижче теорії полярним радіусам ρ_0 і ρ_1 відповідають радіуси R_1 і R_2 . Для прийнятого напрямку обертання ротора ґрунтогеметателя вектор кутової швидкості ω буде перпендикулярний площині рисунка і спрямований на читача.

В даній роботі використано такі позначення: Φ – дотична, спрямована убік зростання дугової координати S ; n – нормаль, спрямована убік увігнутості траскір; v_r – відносна швидкість; $a_k = 2\omega \times v_r$ – коріолісове прискорення.

Для сил прийняті такі позначення: Φ_e – переносна (відцентрова) сила інерції; Φ_k – корілісова сила інерції; N – нормальні реакції лопатки; F_{tp} – сила тертя ковзання, спрямована проти відносної швидкості.

Вирази для модуля сили Φ_e і її проекції на напрямок полярного радіуса збігаються

$$\Phi_e = \Phi_{e_p} = ma_\omega = m\omega^2 r, \quad (2)$$

де m – маса частки ґрунту; $a_\omega = \omega^2 r$ – стрімке вздовж осі (нормальне) прискорення.

Для корілісової сили інерції має місце формула:

$$\Phi_k = -ma_k, \quad (3)$$

а для її модуля з урахуванням виразу для корілісового прискорення

$$\Phi_k = 2m\omega v_r, \quad (4)$$

де $v_r = |v_{r_t}|$ – модуль відносної швидкості; $v_{r_t} = \frac{ds}{dt}$ – проекція відносної швидкості на дотичну (тобто алгебраїчна величина швидкості).

Модулі сили тертя й нормальній реакції пов'язані відомим [5] співвідношенням

$$F_{tp} = Nf, \quad (5)$$

де f – коефіцієнт тертя ковзання.

Для проекцій переносної (відцентрової) сили Φ_e на дотичну Φ_{e_t} й нормаль Φ_{e_n} мають місце формули

$$\Phi_{e_t} = \Phi_e \cos \alpha; \quad (6)$$

$$\Phi_{e_n} = -\Phi_e \sin \alpha, \quad (7)$$

де α – кут між вектором Φ_e і одиничним вектором дотичної \mathbf{t} .

Можна показати [4], що для $\cos \alpha$ і $\sin \alpha$ справедливі вирази

$$\cos \alpha = \frac{\rho'}{\sqrt{\rho^2 + \rho'^2}}, \quad (8)$$

$$\sin \alpha = \frac{\rho}{\sqrt{\rho^2 + \rho'^2}}. \quad (9)$$

Диференціальні рівняння відносного руху невільної матеріальної точки в природній формі при русі в площині будуть мати вигляд [5]

$$ma_{r_t} = \Phi_{e_t} - F_{tp}; \quad ma_{r_n} = N - \Phi_{e_n} - \Phi_k, \quad (10)$$

де a_{r_t}, a_{r_n} – проекції прискорення на дотичну й нормаль.

З урахуванням формул для дотичного й нормальногоприскорень

$$a_n = \frac{dv_{r_t}}{dt} = \frac{d^2 s}{dt^2}, \quad (11)$$

$$a_n = \frac{v^2}{\rho_k} = \frac{v_{r_t}^2}{\rho_k} = \frac{1}{\rho_k} \left(\frac{ds}{dt} \right)^2, \quad (12)$$

рівняння можна записати інакше

$$m \frac{d^2 s}{dt^2} = \Phi_{e_t} - Nf; \quad \frac{m}{\rho_k} \left(\frac{ds}{dt} \right)^2 = N - \Phi_{e_n} - \Phi_k, \quad (13)$$

де ρ_k – радіус кривини траєкторії.

Перетворимо рівняння (13) до рівняння для знаходження закону руху частки з врахуванням того, що рівняння трасекторії виявилось доцільним визначати в полярній системі координат.

Довжина дуги й радіус кривини кривої (1) обчислюється, відповідно, за формулами [6]:

$$s = s(\phi) = \int_{\phi_0}^{\phi} ds = \int_{\phi_0}^{\phi} \sqrt{\rho^2 + \rho'^2} d\phi; \quad (14)$$

$$\rho_k(\varphi) = \frac{(\rho^2 + \rho'^2)^{\frac{3}{2}}}{\rho^2 + 2\rho'^2 - \rho'\rho''}, \quad (15)$$

$$\text{де } \rho' = \frac{d\rho}{d\varphi}, \rho'' = \frac{d^2\rho}{d\varphi^2}.$$

Тоді вираз для алгебраїчної величини швидкості й дотичного прискорення представимо так:

$$v_{r_i} = \frac{ds}{dt} = \frac{ds}{d\varphi} \frac{d\varphi}{dt} = \frac{ds}{d\varphi} \dot{\varphi}; \quad (16)$$

$$a_{r_i} = \frac{dv_{r_i}}{dt} = \frac{d^2s}{dt^2} = \frac{d^2s}{d\varphi^2} \left(\frac{d\varphi}{dt} \right)^2 + \frac{ds}{d\varphi} \frac{d^2\varphi}{dt^2} = \frac{d^2s}{d\varphi^2} \dot{\varphi}^2 + \frac{ds}{d\varphi} \ddot{\varphi}, \quad (17)$$

де точкою позначена похідна за часом.

Із другого рівняння (13) для нормальної реакції з врахуванням виразів (4), (7), (9), (12), (15), (16) і (17) маємо

$$N = m \left[\frac{\dot{\varphi}^2 \left(\frac{ds}{d\varphi} \right)^2}{\rho_k} - \frac{\omega^2 \rho^2}{\sqrt{\rho^2 + \rho'^2}} + 2\omega\dot{\varphi} \frac{ds}{d\varphi} \right]. \quad (18)$$

Перепишемо тепер перше рівняння (13) з урахуванням формул (2), (8), (17) і (18) так:

$$m \left(\frac{d^2s}{d\varphi^2} \dot{\varphi}^2 + \frac{ds}{d\varphi} \ddot{\varphi} \right) = m \frac{\omega^2 \rho \rho'}{\sqrt{\rho^2 + \rho'^2}} - m \left[\frac{\dot{\varphi}^2 \left(\frac{ds}{d\varphi} \right)^2}{\rho_k} - \frac{\omega^2 \rho^2}{\sqrt{\rho^2 + \rho'^2}} + 2\omega\dot{\varphi} \frac{ds}{d\varphi} \right] f. \quad (19)$$

Розділивши обидві частини виразу (19) на m , після нескладних перетворень, йому можна надати вигляд однорідного диференціального рівняння другого порядку зі змінними коефіцієнтами стосовно полярного кута $\varphi(t)$:

$$\ddot{\varphi} + \left(\frac{ds}{d\varphi} \right)^{-1} \left(\frac{d^2s}{d\varphi^2} \left(\frac{ds}{d\varphi} \right)^2 + \frac{\rho^2 + 2\rho'^2 - \rho'\rho''}{(\rho^2 + \rho'^2)^2} f \right) \ddot{\varphi}^2 + 2\omega f \dot{\varphi} \left(\frac{ds}{d\varphi} \right)^{-1} \frac{\omega^2 \rho (\rho' + \rho'')}{\sqrt{\rho^2 + \rho'^2}} = 0 \quad (20)$$

Рівняння (20) необхідно інтегрувати з початковими умовами: при $t=0$ $\varphi=\varphi_0$, $\dot{\varphi}=\dot{\varphi}_0$.

Проблема вибору оптимальної форми лопатки може бути схематизована, як завдання визначення форми кривої у полі відцентрових сил інерції, яка забезпечує мінімальний час руху. Це нагадує постановку задачі про брахістохрону у фізичному полі відцентрових сил. Відомо, що класична задача про брахістохрону для однорідного поля сил ваги була відправною точкою при створенні варіаційного числення [7]. Метод побудови оптимальних траекторій, коли на точку діє відцентрова сила інерції, присвячені роботи [11-13].

У даній статті скористаємося одним з типів кривих, отриманих у результаті розв'язання аналогічного за змістом завдання [8]:

$$\varphi = \arctg z - \frac{1}{\sqrt{1-C^2}} \arctg \frac{z}{\sqrt{1-C^2}} + C_1, \quad (21)$$

де

$$z = \frac{\sqrt{C^2 \rho_0^2}}{\sqrt{\rho^2 - \rho_0^2}}, \quad (22)$$

$C^2 < 1$ – константа.

Для знаходження постійних C і C_1 з врахуванням виразу (22) випишемо крайові умови:

при $\varphi=\varphi_0$ і $\rho=\rho_0$,

$$z = z(\rho_0) = z_0 = \sqrt{\frac{C^2 \rho_0^2}{\rho_0^2 - \rho_0^2}} - 1 = \infty; \quad (23)$$

при $\varphi=\varphi_1$ і $\rho=\rho_1$,

$$z = z(\rho_1) = z_1 = \sqrt{\frac{C^2 \rho_1^2}{\rho_1^2 - \rho_0^2}} - 1. \quad (24)$$

На лівій границі для функції (21) маємо

$$\varphi_0 = \frac{\pi}{2} - \frac{1}{\sqrt{1-C^2}} \frac{\pi}{2} + C_1 \quad (25)$$

звідки слідує, що

$$C_1 = \varphi_0 - \left(1 - \frac{1}{\sqrt{1-C^2}} \right) \frac{\pi}{2} \quad (26)$$

На правій граничні співвідношення (21) дас

$$\varphi_1 = \arctg z_1 - \frac{1}{\sqrt{1-C^2}} \arctg \frac{z_1}{\sqrt{1-C^2}} + C_1 \quad (27)$$

Із цього виразу аналогічно (25) для C_1 маємо

$$C_1 = \varphi_1 - \arctg z_1 + \frac{1}{\sqrt{1-C^2}} \arctg \frac{z_1}{\sqrt{1-C^2}} \quad (28)$$

Для знаходження константи C скористаємося трансцендентним рівнянням, яке слідує з порівняння правих частин виразів (26) і (28) за умови врахування крайової умови (24)

$$f(x) = \varphi_1 - \arctg \sqrt{\frac{x\rho_1^2}{\rho_1^2 - \rho_0^2} - 1} + \frac{1}{\sqrt{1-x}} \arctg \frac{\sqrt{\rho_1^2 - \rho_0^2}}{\sqrt{1-x}} - \varphi_0 + \left(1 - \frac{1}{\sqrt{1-x}} \right) \frac{\pi}{2} = 0, \quad (29)$$

де $x = C^2$.

Графік функції $f(x)$ показано на рис. 3; при цьому прийняті наступні параметри: $\rho_0 = 0,496 \text{ м}$, $\rho_1 = 0,632 \text{ м}$, $\varphi_0 = 0$, $\varphi_1 = 20^\circ$.

При наявності графіка корінь функції в середовищі MathCAD зручно знаходити з використанням штатної функції $\text{root}(f(x), x, a, b)$ [10].

Для кореня в розглянутому випадку отримане значення $x^* = 0,393 < 1$, якому відповідає $C = \sqrt{x^*} = 0,627$. У відповідності із виразом (26) або (28) для C_1 маємо

$$C_1 = \varphi_0 - \left(1 - \frac{1}{\sqrt{1-C^2}} \right) \frac{\pi}{2} = \varphi_1 - \arctg \sqrt{\frac{C^2 \rho_1^2}{\rho_1^2 - \rho_0^2} - 1} + \frac{1}{\sqrt{1-C^2}} \arctg \sqrt{\frac{\rho_1^2 - \rho_0^2}{1-C^2}} - 0,445.$$

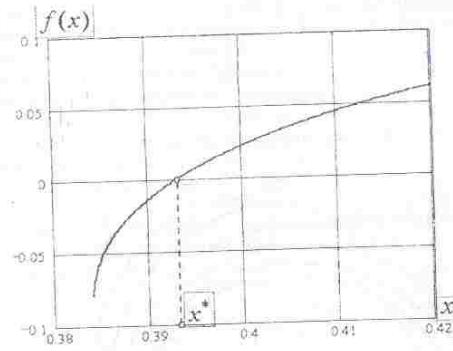


Рис. 3. Графік функції $f(x)$

Знайдені значення постійних C і C_1 за допомогою формул (21) і (22) дозволяють записати аналітичний вираз шуканої функції:

$$\varphi(\rho) = \arctg \sqrt{\frac{C^2 \rho^2}{\rho^2 - \rho_0^2} - 1} - \frac{1}{\sqrt{1-C^2}} \arctg \frac{\sqrt{\rho^2 - \rho_0^2}}{\sqrt{1-C^2}} + C_1. \quad (30)$$

Графік цієї функції представлений на рис. 4, а; більш зручний для аналізу є графік оберненої функції $\rho(\varphi)$, зображенний на рис. 4, б.

Побудова й інтегрування диференціального рівняння (20) при проведенні розрахунків має ряд особливостей, обумовлених тим, що аналітичне подання оптимальної траєкторії (30) записано в полярній системі координат, причому у оберненій формі. Аналітично розв'язати вираз (30) відносно ρ поки не вдається.

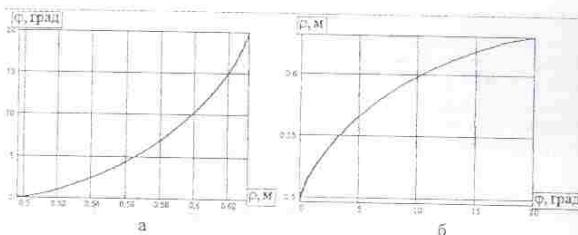


Рис. 4. Графики функцій (30)

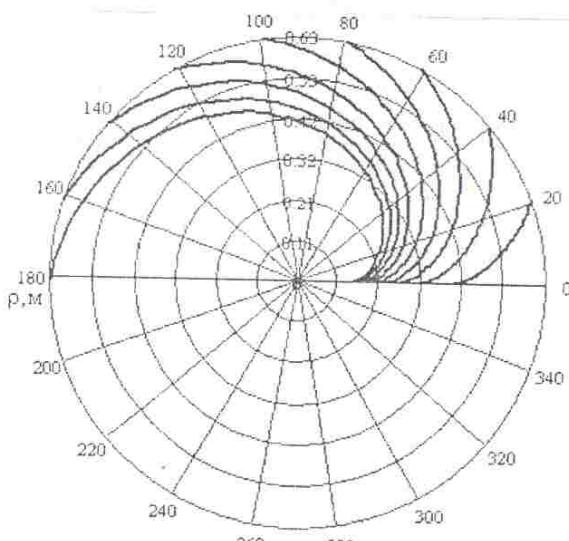


Рис. 5. Графики сім'ї брахістохрон для різних значень ϕ_1

Однак сучасні математичні пакети, зокрема MathCAD [9], дозволяють досить просто обійти зазначені труднощі, використовуючи ідею інтерполяції функцій, заданих у табличному вигляді. У даній роботі розрахунки виконувалися із застосуванням кубічної сплайн-інтерполяції.

Важливою обставиною при цьому є те, що отримані таким способом функції в середовищі MathCAD можна аналітично диференціювати, як і традиційні функції.

Подальші дослідження можуть бути спрямовані на вивчення залежності кінематичних характеристик часток, що рухаються, залежно від параметрів оптимальних траекторій і їхнього виду.

Висновок. Форму профілю лопатки доцільно обрати у вигляді брахістохрони для центральної сили - відцентрової сили інерції, записаної у полярній системі координат.

Бібліографічний список використаної літератури

- Семків О.М. Розрахунок робочого органа ланцюгового грунтогемального механізму / Семків О.М., Шатохін В.М. // Міжінститутський науково-технічний збірник "Прикладна геометрія та інженерна графіка". Випуск 87.-К.: КНУБА, 2011.-С. 303-312.
- Попова А.М. Дослідження руху частки ґрунту по лопаті: результати комп'ютерних експериментів / Попова А.М., Шатохін В.М. // Праці Таїрійського державного агротехнологічного університету. - Мелітополь: ТДАТУ, 2012. - Вип.4. - Т.54. - С.135-144.
- Семків О.М. Дослідження траекторії руху частки ґрунту після її вильоту з робочої поверхні лопатки роторного грунтогемального / Семків О.М., Попова А.М. // Праці Таїрійського державного агротехнологічного університету. - Мелітополь: ТДАТУ, 2012. - Вип.4. - Т.54. - С.126-134.
- Шатохін В.М. Избранные вопросы теоретической механики: Учеб. пособие. / Шатохін В.М. Голинский Б.Л. /-Харьков: НТУ "ХПІ", 2005.- 212 с.
- Лейцинский Л.Г. Курс теоретической механики. В 2-х томах. т. II. Динамика /Лейцинский Л.Г., Лурье А.И. -М.: Наука, 1983.- 640 с.
- Бронштейн И.Н. Справочник по математике./ Бронштейн И.Н., Семеняев К.А. -М.: Наука, 1981.- 720 с.
- Эльсгольц Л.В. Дифференциальные уравнения и вариационное исчисление. / Эльсгольц Л.В. -М.: Наука, 1969.- 279 с.
- Шатохін В.М.

Оптимальные траектории движения точки, перемещающейся под действием центробежной силы инерции // Шатохин В.М., Шатохина Н.В. /Восточно-Европейский журнал передовых технологий.–Харьков, 2012.–Вып. 4/7 (58).–С. 9-14. 9. Кирянов Д.В. Mathcad 13. / Кирянов Д.В. – СПб.: ВХВ-Петербург, 2006.– 608 с. 10. Семків О.М. Исследование движения частицы гранта по лопатке с профилем оптимальной формы в поле центральных сил инерции / Семків О.М., Шатохин В.М., Попова А.Н. // Міжідомчий науково-технічний збірник "Технічна естетика і дизайн". Випуск 11.–К.: КНУБА, 2012.– С. 165-174. 11. Іванов А.Г. Задача о брахистохроне в центральном поле тяготения – режим доступу <http://home.imm.uran.ru/iagsoft/brach/netrad.html>. 12. Іванов А.Г. Задача о брахистохроне в центральном поле тяготения – режим доступу http://home.imm.uran.ru/iagsoft/voron97_1.html. 13. Іванов А.Г. Задача о брахистохроне в центральном поле тяготения – режим доступу http://home.imm.uran.ru/iagsoft/trasbo2_1.html

Отримано 01.10.2012, ХДУХТ, м. Харків.
© Семків О.М., Шатохін В.М., Попова А.М., 2012.

УДК 515.2

С.А. Устенко, канд. техн. наук
Миколаївський національний університет ім. В.О. Сухомлинського
С.В. Діланов
Національний університет кораблебудування імені адмірала Макарова
(м. Миколаїв)

ПРОСТОРОВІ КРИВІ ЛІНІЇ ЗАДАНИХ РОЗПОДІЛІВ КРИВИНИ ТА СКРУТУ

У роботі розглядаються просторові криві лінії, які моделюються на основі заданих розподілів кривини та скруту, де розподіли задаються в загальному вигляді. Диференціальні характеристики кривих пропонується подавати за допомогою лінійного або параболічного закону розподілу, а також їх комбінацій вздовж дуги кривої.

Постановка проблеми. При розробці моделей об'єктів в технологічно складних галузях промисловості широкого застосування набули різні методи формування просторових кривих ліній та обводів. Одними з найважливіших їх диференціальних характеристик є неперевірність кривини і скруту.

Аналіз останніх досліджень. При розв'язанні задач формування просторових криволінійних обводів існує низка задач, де необхідно отримати просторову криву. До таких задач, зокрема, відноситься побудова просторової перехідної кривої залізничного шляху [1-3]. Ця робота є продовженням досліджень авторів з розробки методів геометричного моделювання площин і просторових кривих ліній та поверхонь заданої кривини та скруту [4-6].

Формульовання цілей статті. Метою цієї роботи є геометричне моделювання просторових кривих ліній, для яких задано графіки розподілу кривини та скруту в загальному вигляді. Розглядаються лінійні та параболічні закони зміни кривини та скруту, а також їх комбінацій вздовж дуги кривої.

Основна частина. Розглянемо довільну ділянку просторового криволінійного обводу (рис. 1) [5]. На цьому рисунку застосовані такі позначення: ds – диференціал дуги; $\varphi(s)$ – кут нахилу дотичної до кривої в поточній точці; $\psi(s)$ – кут відхилення кривої від дотичної площини в поточній точці. Кривій відповідають графіки розподілу кривини $K(s)$ і скруту $X(s)$, побудовані в залежності від довжини дуги обводу.

Особливості методики викладання дисципліни «Моделювання спеціальних ефектів в комп’ютерній графіці».....		
Губарєва Г.Г. , Шкурпела Ю.О.	105	
Створення файлу шаблону лімітичної проекції в системі AUTOCAD	105	
Запорожченко В.С., Куненко О.В., Запорожченко А.В.	105	
Перспективи навчального взаємозв’язку нарисної геометрії з інженерною та комп’ютерною графікою.....	110	
Бідіченко О.Г.	110	
До питання методичного забезпечення комп’ютерно-графічних дисциплін для студентів технічних ВНЗ.....	120	
Лусє В.И.	120	
О некоторых инновационных технологиях обучения инженерной графике.....	124	
Кирюшко В.И., Муралін Т.К., Перехрест Н.В.	124	
Тестовые задания по инженерной графике как средство контроля и повышения учебно-познавательной активности студентов.....	127	
Мандриченко Е. Е., Демиденко Т. П.	127	
Состояние и проблемы преподавания графических дисциплин в вузах	131	
Бойко А.П. , Кукліна О.Ю.	131	
Методичні аспекти викладання курсу комп’ютерної графіки.....	136	
Радченко А. А.	136	
Особенности преподавания графических дисциплин для студентов строительных специальностей.....	140	
Куценко Л.М., Петунін Д.В.	140	
Опис конічної гвинтової поверхні з епігіпотрохoidним нормальним перерізом.....	145	
Шатохін В.М., Дрігваль Н.А.	145	
Опис динамічних процесів у вібраційних апаратах з асинхронним електроприводом.....	154	
Лавров Е.А., Пасько Н.Б.	154	
Модель для распределения функций между операторами информационно-управляющих систем.....	163	
Краснокутский А.М., Шевченко М.М.	163	
Геометрические параметры упругого элемента для фрикционной штамповки – вытяжки.....	172	
Ткаченко В.П., Табакова І.С.	172	
Визначення шляху обходу перешкоди під час руху мобільного робота у просторі.....	180	
Семків О.М., Шатохін В.М., Попова А.М.	180	
Опис руху частки ґрунту по лопаті із профілем брахістохрони у полі відцентрових сил інерції.....	190	
Устенко С.А., Діданов С.В.	190	
Просторові криві ліній заданих розподілів кривини та скрутки.....	201	
	251	
Гринченко Е.Н., Соколов Д.Л., Ушанинский И.Л.		
Компьютерное моделирование напряженно-деформированного состояния железнодорожной цистерны при ее повреждении.....	206	
Баркалов В.Г., Калиновский А.Я.		
Оценка ущерба, наносимого ландшафтным пожаром, при учете влажности и изменений параметров ветра.....	212	
Колочавін Р.М.		
Геометрическое моделирование движения N-звенного маятника в системе MAPLE.....	218	
Консурков Н.О., Назаренко С.Ю.		
Нахождение периметров и площадей ландшафтных пожаров.....	227	
Кучерина С.Є., Білецкий С.В., Безуглов О.Є.		
Моделі процесу пошуку об'єктів на основі гіосолого-геометричного принципу Колмогорова.....	233	
Морозова Г.В., Сухарькова О.І.		
Задача ідентифікації геометрических об'єктів на растрову зображенії.....	241	
Алфавітний показчик.		
Зміст.....		249