

УДК 378.4(477.64-21)M/ПУ [51+51]+004(062.552)  
ББК 74.58я5  
Н 70

Друковано рішенням Вченої ради МДПУ імені Богдана  
Хмельницького, протокол № II від 23 квітня 2014 р.

Редакційна колегія:  
Найдин А.В. – доктор технічних наук, професор, голова редакційної колегії;  
Верещага В.М. – доктор технічних наук, професор, кандидат педагогічних наук;  
Мозоліченко В.В. – доктор філософських наук, професор;  
Сремесов В.С. – доктор технічних наук, професор;  
Осадчий В.В. – доктор педагогічних наук, доцент;  
Ельkins M.B. – кандидат педагогічних наук, професор;  
Прихода С.М. – кандидат педагогічних наук, доцент;  
Бончуков Г.В. – кандидат педагогічних наук, доцент;  
Лепелев В.О. – кандидат технічних наук, доцент, відповідальний секретар;  
Сиротюк Д.В. – кандидат технічних наук, доцент, технічний редактор.

Н 70. Науковий вісник Мелітопольського державного педагогічного університету імені Богдана Хмельницького. Серія: Математика. Геометрія. Інформатика / т. 1 / ред. кол. А.В. Найдин. Мелітополь: Видавництво МДПУ ім. Б.Хмельницького, 2014. Г.1 – 257 с.

ISBN 978-617-7055-35-7

Збірник містить науково-методичні статті та результатами дослідження з математики, геометрії, інформатики та застосуванням нових інформаційних технологій. Також розглядаються науково-методичні питання проведення цих досліджень та викладання математики, заснованім зерном або з математики прикладна геометрія, інженерна та комп'ютерна графіка, геометричне моделювання, інформаційні технології.

Випуск призначений для наукових працівників, аспірантів та студентів.

УДК 378.4(477.64-21)M/ПУ [51+51]+004(062.552)  
ББК 74.58я5  
© Мелітопольський державний педагогічний університет ім. Б.Хмельницького, 2014

ISBN 978-617-7055-35-7

Науково-методичне видання

НАУКОВИЙ ВІСНИК  
Мелітопольського державного педагогічного університету  
імені Богдана Хмельницького

Серія:  
МАТЕМАТИКА. ГЕОМЕТРІЯ. ІНФОРМАТИКА

Том 1

Надруковано до друку 23.04.2014 р. формат 698x41/16  
Папір офсетний. Гарнітура Times New Roman СУГ  
Друк цифровий. Ум. друк арк 14,94  
Національний пром. Зам. № 949

Випливач: =  
Мелітопольський державний педагогічний університет  
імені Богдана Хмельницького

Адреса: 72312, м. Мелітополь, вул. Леніна, 20  
Тел.: (0619) 44-94-64

Свідоцтво про внесення суб'єкта видавничої справи до  
Державного реєстру видавців, виробників і розповсюджувачів  
видавничої продукції від 16.05.2012 р. серія ДК № 4224

Надруковано ФО-41 Однорог Т.В.  
72313, м. Мелітополь, вул. Героїв Сталінграду, 3а  
Тел.: (067) 61-20-700  
Свідоцтво про внесення суб'єкта видавничої справи до  
Державного реєстру видавців, виробників і розповсюджувачів  
видавничої продукції від 29.01.2013 р. серія ДК № 4177

28. Ілчук С.В., Тарасюк Л.О. Моделювання світлового вектора на зовнішніх поверхнях звичайних кривих скляник // ... . - 151
29. Ілчук С.В., Савчук Л.С. Моделювання світлового вектора на поверхні відбиваючого скла в в картінній галереї // ... . - 165
30. Радюк С.Ю., Кимоніцкий С.В., Верещага В.М., Куліщко В.В. Геометрична модель встановлення ізоморфності ухилу та довжини схилу // ... . - 170
31. Радюк С.Ю. Встановлення функціональних відношень між факторами процесу веденій зробки // ... . - 176
32. Савчук О.О. Розрахунок рухів для перетворення енергії хвиль-моря на базі параметричних козинській // ... . - 180
33. Сапарєвка Д.М. Інваріантні информаційні ознаки растрових проскінніх зображення // ... . - 188
34. Сапарєвка Д.М. Редисперсія рівнів яскравості растрових зображень дистанційного зондування // ... . - 194
35. Семаків О.М. Геометричне моделювання кодувань вантажів, зв'язаних пружинами // ... . - 201
36. Семаків О.М. Розширення цифр за допомогою афінних інтервалних моментів їх зображень // ... . - 209
37. Семаків О.М. Побудова геодезичної лінії гладкої поверхні, що проходить із даної точкою у заданому напрямку // ... . - 217
38. Терпіченко Г.Я., Смирнова Н.В., Лахомат Т.П. Моделювання процесу консервного виробництва засобами пакету ETS // ... . - 224
39. Хмель Павел, Мартиш С. В., Никороденкін Я. І. Геометричні способи багатовимірного простору та проектно-орієнтованому управлінні трансверальними операційно-рігтувальними підрозділами // ... . - 231
40. Ільїнський Ю.Р. Дослідження видиму періодомірності розгинування гороса пузиря шин при моделюванні поверхонь дискретно-інтервалістичним способом // ... . - 240
41. Ходаків Ю.В. Конструювання площинних обєктів у системі SOLID WORKS // ... . - 244
42. Шевчук С.М., Абдусеєва Г.О. Геометричне моделювання траекторій математичних гравітаційних більярдів // ... . - 248

6. Бутенін И.В. Теоретическая механика Т. I-2 / И.В. Бутенин, Я.Д. Лунин, Д.Р. Меркин - СПб. 2002. - 730 с.
7. Гаммахер Ф.Р. Секции из аналитической механики / Ф.Р. Гаммахер. - М.: Физматлит 1990. 292 с.
8. Найденов Н.Е. Теоретическая механика / Н.Н.Найденов, С.А. Зегжда, М.П. Юлинок Л. Изд-во Ленингр. ун-ти. 1985. 536 с.
9. Экспрессия М.Л. Введение в Maple и рассмотрение задач теоретической механики / М.Л. Экспрессия, А.С. Чеботарев, О.Л. Корольков. - Воронеж: ИППУ ВГУ, 2008. - 42 с.
10. Кирсанов М.И. Maple и Maple. Решение задач механики: Учебное пособие / М.И. Кирсанов. - СПб.: Изд. «Фанко», 2012. - 512 с.
11. Васильева Л.В. Компьютерное моделирование процессов с помощью систем компьютерной математики // Л.В. Васильева, О.А. Мелищева, И.А. Ситников. Вісник ДПУ ім. Т.Шевченка № 1 (88), 2010. - С. 6-12.
12. Plesur H. Visualizing Free and Forced Harmonic Oscillations using Maple / Intern. Journal Engng Ed. Vol. 15, No. 6, 1999. - pp. 437-455
13. Wang D.-X. Physics with Maple. WILEY-VCH Verlag GmbH & Co. KGaA. December 11, 2005. - 610 с.

## ГЕОМЕТРИЧЕСКОЕ МОДЕЛИРОВАНИЕ КОЛЕБАНИЙ ГРУЗОВ, СВЯЗАННЫХ ПРУЖИНAMI

О.М. Семаків

**Аннотация** – приведен пример использования пакета Maple для определения собственных частот колебаний и уравнений движения трех горизонтально расположенных грузов, соединенных пружинами.

## GEOMETRICAL MODELLING OF FLUCTUATIONS THE FREIGTS CONNECTED BY SPRINGS

О. Semkiw

### Summary

The example of use of a Maple package for determination of own frequencies of fluctuations and the equations of movement of three horizontally located the freights connected by springs is given.

яня образів / Праці сьомої Всеукраїнської міжнародної конференції (UkrObraz'2004) / - К.: Ін-т кібернетики НАН України, 2004. - С. 53-56.

## РЕДИСКРЕТИЗАЦІЯ УРОВНІЙ ЯРКОСТІ РАСТРОВИХ ІЗОБРАЖЕНЬ ДИСТАНЦІОННОГО ЗОНДИРОВАННЯ

Д.Н. Свінченко

**Аннотація** – предложен новый метод субпиксельной білорівній інтерполяції простиренних розподілів яркості растрових фотограмметрических зображень, який обезпечує збереження геометрических структур первичних зображеній та результатов інтерполяції.

### BRIGHTNESS LEVELS REDISCRETIZATION FOR RASTER IMAGES OF REMOTE SENSING

Д.Свінченко

#### *Summary*

The new method of subpixel bilinear interpolation of spatial brightness distributions for raster photogrammetrical images is offered. The method provides preservation of geometrical structures of primary images into results of interpolation.

УДК 514.18

## ГЕОМЕТРИЧНЕ МОДЕЛЮВАННЯ КОЛІВАНЬ ВАНТАЖІВ, ЗВ'ЯЗАНИХ ПРУЖИНAMI

Семків О.М., к.т.н.

Національний університет промислового будівництва України

Тел. 067-724-98-81

**Аннотація** – Наведено приклад використання пакету Maple для визначення власних частот коливань і рівнин, руху трьох горизонтально розташованих вантажів, зв'язаних пружинами.

**Ключові слова** – коливальні системи, пружинний маятник, власні частоти коливань, рівнинний рух зв'язаних вантажів.

**Постановка проблеми.** Системи шарнірно з'єднаних тіл широко застосовуються у техніці. На практиці у якості «пружинного шарніра» часто використовуються механічні пружини. Тому актуальністю набувають розрахунки динаміки системи вантажів, зв'язаних пружинами. Можливі впровадження системи зв'язаних вантажів можна здійснити в конструкціях ґрунтогемателяних «машин», призначених для відкидання пізowych лісових пожеж в умовах видутості болі [1]. Конструкції, залишених машинами мають особливість, яка полягає у тому, що на спільній платформі навколо розміщені пристрії джерело осциляції [2-4]. Перше джерело – розпушувач ґрунту, призначений для підготовки ґрунту до його використання. Друге джерело – вібраційний транспорттер, призначений для надійму ґрунту для накопичення у бункері. Третє джерело – радіально-доплатковий металлический, призначений для транспортування ґрунту до осередків пожежі під часом метану. Для виключення впливу зовнішнього впливу, назначено осцилятори дошильно розміщені на трьох допоміжних платформах, т'єднаних пружинами.

Задан виникає необхідність дослідження вимушенних коливань трьох зв'язаних пружинних маятників у межах теорії малых коливань з декількома ступенями свободи. На першому етапі будемо розглядати вільне коливання у вказаній системі вантажів. При цьому, що є суттєвим, вважаємо за доцільне використовувати програмне середовище математичного пакету Maple [5]. Адже в Maple з метою досягнення розв'язків коливальних системи залагден функціональні оператори для реалізації таких елементів, як сила функція, власні числа матриці, матрична експонента, анимаційне уточнення розв'язків, тощо.

УДК 514.18

**ГЕОМЕТРИЧНЕ МОДЕЛЮВАННЯ КОЛІВАНЬ  
ВАНТАЖІВ, ЗВ'ЯЗАНИХ ПРУЖИНАМИ**

Семків О.М., к.т.н.  
Національний університет промисловості та сільського господарства України  
Тел: 067-724-98-81

*Анотація* – Наведено приклад використання пакету Maple для визначення власних частот коливань і рівнянь руху трох горизонтально розташованих вантажів, з'єднаних пружинами.

*Ключові слова* – коливальна система, пружинний маятник, власні частоти коливань, рівняння руху зв'язаних вантажів.

*Послідовність процесів.* Система вантижів є лінійною за структурою та непроконструйованою у теоретичному плані. Вона складається з трьох вантажів, з'єднаних пружинами. Тому актуальними є визначення власних частот коливань і рівнянь руху системи вантажів, з'єднаних пружинами. Можливе використання системи вантажів в інженерній практиці в конструкціях транспортних засобів машин, пристроях для перевезення вантажів залежно від маси та умов відсутності ваги [1]. Конструкція зазначених машин має чималу складність, яка пояснює у тому, що за сильного вібраційного відштовхувача вантажів може виникнути розміщення пружин три джерела осциляції [2–4]. Перше джерело – розміщення пружин, призначених для підготовки землі до посіву використання. Друге джерело – вібраторний транспортер, призначений для підйому землі для підготовки ярунок на бункер. Третє джерело – радіально-заштовховий механізм, призначений для транспортування землі до осередків посіву під ярунок метання. Для виключення вібраційного вільному зазначені основні принципи додатково розміщені на пружинах на платформах, з'єднаних пружинами.

Задача виникає необхідність дослідження підмінних коливань, трох з'єднаних пружинами, зміненими у межах теорії матричних коливань, з декількома ступенями свободи. На першому етапі будемо розглядати підмінні коливання у зазначеної системі вантажів. При цьому він є суттєвим, інакше за дозначене використанувати програмне спрограмне математичного пакету Maple [5]. Адже в Maple є метод дослідження розв'язків коливальної системи з використанням функціональних операторів для реалізації таких елементів, як синусоїдальні, змінні числа, матриці, матриця експонента, анимація та узагальнені розв'язки, тощо.

*Аналіз динамічних досліджень.* Для опisu малих коливань з течієюм ступенями свободи необхідно використовувати елементи гамільтонової механіки [6-8], де функція Гамільтона має вигляд:

$$H = \frac{1}{2} \mathbf{p}' \mathbf{A}^{-1} \mathbf{p} - \frac{1}{2} \mathbf{q}' \mathbf{C} \mathbf{q}, \quad (1)$$

$\mathbf{q}$  - вектор узагальнених координат,  $\mathbf{p}$  - вектор узагальнених імпульсів,  $\mathbf{A}$  і  $\mathbf{C}$  - матриці мас і жорсткостей.

Знайдені канонічні рівняння руху в нормальний формі мають вигляд

$$\ddot{\mathbf{q}} = \mathbf{A}^{-1} \mathbf{p}, \quad \dot{\mathbf{p}} = \mathbf{C} \mathbf{q}. \quad (2)$$

Позначимо узагальнені координати  $q_i$ , а узагальнені імпульси  $p_i$  ( $i=1,3$ ). Якщо розглянути вектор  $\mathbf{x} = (q_1, q_2, q_3, p_1, p_2, p_3)^T$ , то систему (2) прийде видев

$$\ddot{\mathbf{x}} = \mathbf{K} \mathbf{x} \quad (3)$$

з початковими умовами  $\mathbf{x} = \mathbf{x}_0 = (q_{01}, q_{02}, q_{03}, p_{01}, p_{02}, p_{03})$  при  $t=0$ . Тут  $\mathbf{K}$  - блочна матриця

$$\mathbf{K} = \begin{pmatrix} 0 & \mathbf{A}^{-1} \\ \mathbf{C} & 0 \end{pmatrix} \quad (4)$$

Задавчимо, що явності числок матриці  $\mathbf{K}$  є власними числами механічної системи.

Реш язок задачі Коші (3) у сконцентрованій формі має вигляд:

$$\mathbf{x}(t) = e^{\mathbf{K}t} \mathbf{x}_0 \quad (5)$$

При цьому початковому значенні узагальнених імпульсів  $\mathbf{p}_0$  і виникності  $\dot{\mathbf{q}}_0$  покажані співвідповідно  $\mathbf{p}_0 = i\dot{\mathbf{q}}_0$ .

Малі коливання системи біля положення стійкої рівноваги залежать від масами та величинами узагальнених координат та їх виникностей. Тому кінцевими спрощ. т якщо собою однорідну квадратичну форму, а кожна узагальнена сила  $\mathbf{Q}$  - лінійну однорідну форму з постійними коефіцієнтами у узагальнених виникностях та узагальнених координатах.

У роботах [9-13] написано друковані використання програмного середовища Maple для розв'язання задач механіки.

*Формульовання членів статики.* Введемо позначення частоти коливань і рівняння руху трьох горизонтально розташованих вантажів, з'єднаних пружинами (рис. 1). В якості початкових даних для розрахунків обираю, що ( $i=1,2,3$ ) - маса  $i$ -го вантажу,  $c_i$  ( $i=1,2,3$ ) -

жорсткість  $i$ -тої пружини,  $a_i$  - відстань між верхомовою стійкою й первинним вантажом,  $\dot{q}_i$  ( $i=1,2,3$ ) - відстань між індивідуальними вантажами при підформуванні пружини,  $q_0$  ( $i=1,2,3$ ) - початкове значення  $i$ -го вантажу від положення рівноваги,  $q_0^f$  - початкова виникність  $i$ -го вантажу.

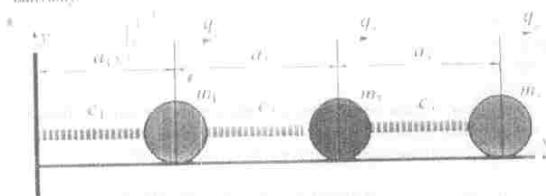


Рис. 1 Система трьох вантажів, з'єднаних пружинами.

При використанні математичного пакету Maple дозвільно застосовувати векторну або матричну форму рівнянь. Радіус-вектор  $r_i$  готове прикладання сим'ядодому виглядає:

$$r_i := [\alpha_i, q_i, 0]^T \cup r_j := [2\alpha_i + q_i, 0]^T, \quad r_3 = [3\alpha_i + q_i, 0]^T$$

а силу  $F_i(q_i)$ , прикладену до точок системи - у вигляді:

$$F_1 := [-c_1 q_1 + c_2 (q_2 - q_1), -m_1 g],$$

$$F_2 := [c_1 (q_1 - q_2) - c_2 (q_3 - q_2), -m_2 g],$$

$$F_3 := [c_2 (q_2 - q_3), -m_3 g].$$

Координати вектора узагальнених сил визначаються так [6, 7]:

$$Q[1] := -c_1 q_1 + c_2 (q_2 - q_1),$$

$$Q[2] := c_1 (q_1 - q_2) - c_2 (q_3 - q_2),$$

$$Q[3] := -c_2 (q_2 - q_3).$$

Позначення рівняння системи вимикається окремою:

```
EnvAllSolutions := true;
p := solve({Q[1]=0, Q[2]=0, Q[3]=0},
{q[1],q[2],q[3]});
```

$$q_0 = q_0^f, \quad q_2 = \frac{(c_1 + c_2)}{c_2} q_0, \quad q_3 = \frac{c_1 c_2 + c_2 c_3 + c_1 c_3}{c_2 c_3} q_0$$

З останньої співвідношення слідує, що торкти  $q_1, q_2, q_3 = 0$  є подовжнім рівноваги.

Силову функцію можна визначити оператором

$$\text{potential}(Q, [q[1], q[2], q[3]], 'U') :=$$

$$U = -\frac{1}{2}c_1q_1^2 + c_2 \left( q_1q_2 - \frac{1}{2}q_1^2 \right) + c_3q_3q_2 =$$

$$-\frac{1}{2}c_1q_1^2 - \frac{1}{2}c_2q_2^2 - \frac{1}{2}c_3q_3^2$$

Нобудову матриця жорсткості  $C$  і масу  $A$  для прикладу виконано за умови їх одниничного значення, тобто  $\|C\| = \|A\| = 1$

$$C = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 \\ 1 & -1 & 1 \\ 0 & 1 & -1 \end{bmatrix}, \quad A = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Тоді квадратні-власні частоти коливань, розглянутої механічної системи обчислюються за допомогою оператора:

```
ei := eigenvalues(C, A) :
```

$\text{ei} = -3.2469798, -1.5549577, -0.19806224$ .

Блокнот матриця буде отримана за допомогою оператора:

```
W:=array(1..3,1..3,[[0,0,0],[0,0,0],[0,0,0]]):
```

```
A := evalm((inverse(A))):
```

```
K := blockmatrix(2, 2,[W, A, C, W]):
```

$$K = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 2.00 & -0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -0 & 2.00 & -0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -0 & 2.00 \\ -1 & 0.500 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0.500 & -1 & -0.500 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0.500 & -0.500 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Це дозволяє матричну експоненту  $e^{Kt}$  висчитати за допомогою оператора:

Epsilon := evalm(exponential(K, t)) :

З формулами (5) слідує вираз для обчислення з використанням матричної експоненти узагальнених координат механічної системи як функції часу і початкових значень, що характеризують міри коливання механічної системи для стійкого поведіння рівноваги:

$$q_i(t) = \sum_{j=1}^3 \varepsilon_{ij}(t) q_{j,0} + \sum_{j=1}^3 \left( \sum_{i=1}^3 a_{ij} \dot{q}_{j,0} \right) E_{ij+3} \quad (6)$$

Для реалізації формул (6) було використано оператори:

```
for i from 1 to 3 do
sum_q := 0;
s2_dotq := 0;
for j from 1 to 3 do
sum_q := Epsilon[i,j]*q_0[j] + sum_q;
s1_dotq := 0;
for k from 1 to 3 do
s1_dotq := A2[i,k]*dot_q0[i] + s1_dotq;
od;
s2_dotq := Epsilon[i,j+n])*s1_dotq + s2_dotq;
od;
qn[i] := sum_q + s2_dotq;
od;
```

В результаті одержуємо цуканий розв'язок у такому виді:

```
x := evalf(qn[1],4):
x = 0.1209 \cos(0.4450 t) - 0.2178 \cos(1.247 t) + 0.09692 \cos(1.802 t) -
0.5000 \cdot 10^{-7} \sin(1.247 t) - 0.1500 \cdot 10^{-8} \sin(1.802 t)

y := evalf(qn[2],4):
y = 0.09692 \cos(1.247 t) + 0.2178 \cos(0.4450 t) - 0.1209 \cos(1.802 t) +
0.5000 \cdot 10^{-7} \sin(1.247 t) + 0.1000 \cdot 10^{-7} \sin(0.4450 t) -
0.5000 \cdot 10^{-8} \sin(1.802 t)

z := evalf(qn[3],4):
z = 0.1746 \cos(1.247 t) + 0.05379 \cos(0.4450 t) + 0.2746 \cos(0.4450 t) -
0.1000 \cdot 10^{-7} \sin(1.247 t) + 0.1900 \cdot 10^{-7} \sin(1.802 t) -
0.5000 \cdot 10^{-7} \sin(0.4450 t) .
```

На рис. 2 наведено графіки  $x(t)$ ,  $y(t)$  і  $z(t)$  змін після переміщення вантажу у часі.

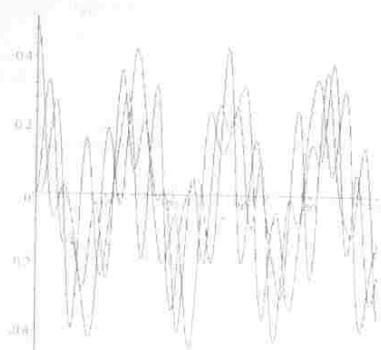


Рис. 2. Графіки  $x(t)$ ,  $y(t)$  і  $z(t)$  змін після переміщення вантажу у часі

Нобувану анимаційний фільму виконано в допоміжного програми

```
n := 10: # кількість кадрів анимації
for i from 1 to n do
w := i*10/n;
d1 := disk([x(w), 0], 0.6, color=brown);
d2 := disk([y(w) + 3, 0], 0.6, color=blue);
d3 := disk([z(w) + 6, 0], 0.6, color=red);
sten := line([-4,-2], [-4,2], thickness=15);
pru1 := line([-4,0], [x(w)-0.6,0],
color=green, linestyle=3, thickness=15);
pru2 := line([x(w)+0.6,0], [y(w)+2.3,0],
color=green, linestyle=3, thickness=15);
pru3 := line([y(w)+3,0], [z(w)+4,3,0],
color=green, linestyle=3, thickness=15);
Gr[i] := display(d1,d2,d3,sten,pru1,pru2,pru3);
end do;

display(seq(Gr[i], i=1..n), insequence=true);
```

На рис. 3 наведено приклади кадрів анимаційного фільму

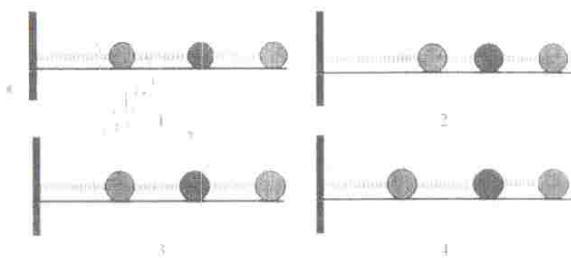


Рис. 3. Приклади кадрів анимаційного фільму

**Висновок.** Розроблена програма дозволяє вибирати параметри відління кутниками, таких як залежності частоти і рівніння руху відлінань, щелкання пружинами. Вона може бути основою при складанні програми обчислення індивідуальних параметрів для моделей і працюванням «підручника ляганини» які тимчасові залежу процесів, які протикають в залежності від конструкції грунтогематозальної машини.

#### Література

1. Ванкінський І.П. Тунельне літтям пізowych візаров способом метання трунка. Метод Рекомендации / І.П. Ванкінський, С.М. Вонсін, А.П. Чукін // Д.ДІВІЛІХ. 1977. – З3.
2. Семків О.М. Розрахунок робочого органа панцирового грунтогематозального механізму / О.М. Семків, В.М. Шагохін // Міжнародний науково-технічний збірник "Прикладна геометрія та інженерна графіка". Випуск 87. К. КНУБА, 2011. С. 303-312.
3. Семків О.М. Опис руху частин трунку по лопаті в профілем брамітогромі у залі відлінганнях енін інерції / О.М. Семків, В.М. Шагохін, А.М. Понова // Геометричне та комп'ютерне моделювання. Збірник наукових праць. Харків: ХДУХТ, 2012. Вип. 30. – С. 190-200.
4. Семків О.М. Дослідження траєкторії руху частин трунку після вильоту з робочої поверхні лопатки роторного грунтогематозального механізму / О.М. Семків, А.М. Понова // Презент. Таврійського державного агротехнологічного університету. Мелітополь: ТДАУ, 2012. Вип. 4. – Т. 54.– С. 126-131.
5. Сінегубов О.Е. Математика на комп'ютері. Maple 8 / О.А. Сінегубов, М.Сінегубов. – М.: Світанок-прес, 2003. – 176 с.