подставлять в выражения средние значения соответствующих величин, полученные на основании статистических данных.

Таким образом, изменяя значение заданной производительности сушилки, по критерию (1) определяем площадь нижнего солнечного коллектора и связанные с ней другие конструктивные параметры гелиосушилки.

## Список литературы

1. Купреенко, А.И. Результаты испытания барабанной гелиосушилки зерна / А.И. Купреенко, Х.М. Исаев, Е.М. Байдаков // Вестник Брянской ГСХА. — 2009. — № 5. — С. 69–73.

2. Купреенко, А.И. Теплотехника в вопросах и ответах: учеб. пособие / А.И. Купреенко, В.И. Чащинов. — Брянск: Брянская ГСХА, 2010. — 184 с.

УДК 621.37:636.082.453.5

*Ю.Г. Иванов, доктор техн. наук А.А. Абрашин* Российский государственный аграрный университет — МСХА имени К.А. Тимирязева

## МАТЕМАТИЧЕСКАЯ МОДЕЛЬ ЧУВСТВИТЕЛЬНОГО ЭЛЕМЕНТА ДАТЧИКА ПОЛОЖЕНИЯ БЫКА-ПРОБНИКА

Предлагаемая радиотехническая система выявления половой охоты коров с использованием быка-пробника основана на считывании идентификационного кода коровы устройством, размещенным на быке [1]. При этом в целях экономии электроэнергии включение считывателя должно происходить в момент допуска коровой садки быка [2].

При разработке радиотехнической системы выявления половой охоты коров предложена математическая модель движения датчика положения, расположенного на быке-пробнике, и проведены его экспериментальные исследования [3]. На основании проведенных расчетов решается математическая задача о движении шарика (чувствительного элемента) в трубке датчика положения. Для этого вводят обозначения (рис. 1):

*Оху* — прямоугольная система декартовых координат, жестко связанная с трубкой, ось Ох которой направлена по оси рабочего участка трубки; ξ, η — координаты точки *М* в неподвижной системе координат  $O_1$  ξη, м; x, y — координаты точки M в подвижной системе координат Oxy, м; l — длина рабочего участка ОК трубки, м; ф — угол, образуемый осью  $O_x$  и горизонтальной прямой оси  $O_1\xi$ , рад;  $\phi_0$  — угол, образуемый осью Ox и горизонтальной прямой оси O<sub>1</sub> ξ в начальный момент, рад; *m* — масса материальной точки М, кг; q — ускорение свободного падения материальной точки, м/c<sup>2</sup>; *N* нормальная составляющая реакции трубки;  $\vec{T}$  сила трения скольжения между шариком (чувствительным элементом) и трубкой;  $\vec{F}$  — сила упругости пружины, H; N, T, F — величины сил  $\vec{N}$ , T, F, H; v — величина скорости точки M относительно трубки, м/с; с — коэффициент упругости пружины, Н/м; и — коэффициент трения скольжения точки со стенками трубки.

Так как точка M движется вдоль оси Ox, координата y ее не изменяется. Будем считать, что y = 0.

Допустим, что шарик и точка *M* связаны с трубкой пружиной, сила упругости которой прямо пропорциональна коэффициенту *c* упругости и расстоянию *x* от точки *O* до точки *M*.

Задание коэффициента *с* равным нулю равносильно отсутствию пружины.

Запишем уравнения связи между координатами точки в неподвижной и подвижной системах координат (рис. 1):

$$\begin{cases} \xi = \xi_0 - x \cos \varphi; \\ \eta = \eta_0 + x \sin \varphi, \end{cases}$$
(1)

где  $\phi = \phi_0 - \phi_3 + \phi_{30} = \phi_0 - \phi_3 - 0,006; \xi_0, \eta_0, \phi_3 - функция времени, определенные уравнениями движения трубки на первом и втором участках [3].$ 

Освободим точку M от трубки, приложив к точке реакции трубки  $\vec{N}$  и  $\vec{T}$ .

Запишем дифференциальные уравнения движения свободной материальной точки *М* массы *m* 



Рис. 1. Схема движения чувствительного элемента в трубке датчика положения

## агроинженерия

по трубке вдоль оси Ox в неподвижной системе отсчета  $O_1$  ξη:

$$\begin{cases} m\ddot{\xi} = N\sin\varphi + T\frac{\dot{x}}{v}\cos\varphi + cx\cos\varphi; \\ m\ddot{\eta} = -mq + N\cos\varphi - T\frac{\dot{x}}{v}\sin\varphi - cx\sin\varphi, \end{cases}$$
(2)  
rge  $v = |\dot{x}|.$ 

Подставим в уравнения (2) функции координат  $\xi$ ,  $\eta$  точки *M* из выражения (1) с учетом равенств (уравнений) движения трубки на первом и втором участках [3].

На первом участке, когда  $0 \le t \le 1,5$  с, дифференциальные уравнения движения точки M приводятся к виду

$$\begin{bmatrix}
m\left[-\ddot{x}\cos\varphi + 2\dot{x}\dot{\varphi}\sin\varphi + x\left(\dot{\varphi}^{2}\cos\varphi + \ddot{\varphi}\sin\varphi\right)\right] = \\
= -m\ddot{\xi}_{0} + N\sin\varphi + \left(T\frac{\dot{x}}{v} + cx\right)\cos\varphi; \\
m\left[\ddot{x}\sin\varphi + 2\dot{x}\dot{\varphi}\cos\varphi + x\left(\ddot{\varphi}\cos\varphi - \dot{\varphi}^{2}\sin\varphi\right)\right] = \\
= -m\ddot{\eta}_{0} - mq + N\cos\varphi - \left(T\frac{\dot{x}}{v} + cx\right)\sin\varphi,
\end{bmatrix}$$
(3)

 $T = \mu N$ , если  $\dot{x} \neq 0$ .

Три уравнения (3) имеют три неизвестные величины: x, N, T.

Подставляя T из третьего уравнения в первые два, а затем N из второго в первое, придем к обыкновенному дифференциальному уравнению второго порядка, в котором неизвестной является функция x(t):

$$\ddot{x}\cos\varphi - 2\dot{x}\dot{\varphi}\sin\varphi - x\left(\dot{\varphi}^{2}\cos\varphi + \ddot{\varphi}\sin\varphi\right) + \frac{N}{m}\left(\sin\varphi + \mu\frac{\dot{x}}{v}\cos\varphi\right) + \frac{c}{m}x\cos\varphi = \ddot{\xi}_{0},$$
(4)

где  $v = |\dot{x}|; \ \phi_3 = (-0,006 + 0,215t - 0,033t^2); \ \dot{\phi}_3 = 0,215 - -0,066t; \ \dot{\phi}_3 = -0,066; \ \phi = \phi_0 - \phi_3 + \phi_{30} = \phi_0 - 0,215t + 0,033t^2; \ \dot{\phi} = -\dot{\phi}_3 = -0,215 + 0,066t; \ \ddot{\phi} = -\ddot{\phi}_3 = 0,066; \\ \ddot{\xi}_0 = -L_3(\dot{\phi}_3^2 \cos\phi_3 + \ddot{\phi}_3 \sin\phi_3); \ \ddot{\eta}_0 = L_3(\ddot{\phi}_3 \cos\phi_3 - \dot{\phi}_3^2 \sin\phi_3); \\ \frac{N}{m} = 2\dot{x}\dot{\phi} + x\ddot{\phi} + q\cos\phi + \ddot{\xi}_0 \sin\phi + \ddot{\eta}_0 \cos\phi.$ 

Примем, что в начальный момент на первом участке точка покоилась: x(0) = 0;  $\dot{x}(0) = 0$ .

На втором участке, когда  $T < t \le 2T$  дифференциальное уравнение отличается функцией  $\varphi_3(t)$  и начальными условиями, которые равны координате x(T) и скорости  $\dot{x}(T)$  точки в момент времени T на первом участке:

$$\ddot{x}\cos\varphi - 2\dot{x}\dot{\varphi}\sin\varphi - x\dot{\varphi}^{2}\cos\varphi + + \frac{N}{m}\left(\sin\varphi + \mu\frac{\dot{x}}{v}\cos\varphi\right) + \frac{c}{m}x\cos\varphi = \ddot{\xi}_{0},$$
<sup>(5)</sup>

где  $v = |\dot{x}|; \beta = -0,006 + 0,215 \cdot 1,5 - 0,033 \cdot 1,5^2; \omega_3 = (0,215 \times \times 1,5 - 0,033 \cdot 1,5^2)/1,5; \phi_3 = \beta - \omega_3(t - 1,5); \dot{\phi}_3 = -\omega_3; \phi = \phi_0 - \phi_3 + \phi_{30} = \phi_0 - \beta + \omega_3(t - 1,5) - 0,006; \quad \dot{\phi} = -\dot{\phi}_3 = -\omega_3; \quad \ddot{\xi}_0 = -L_3\dot{\phi}_3^2\cos\phi_3; \quad \ddot{\eta}_0 = -L_3\dot{\phi}_3^2\sin\phi_3; \quad \frac{N}{m} = 2\dot{x}\dot{\phi} + q\cos\phi + \ddot{\xi}_0\sin\phi + \ddot{\eta}_0\cos\phi.$ 

Дифференциальные уравнения (4), (5) решались численным методом Рунге–Кутта 4-го порядка при нулевых начальных условиях x(0) = 0 мм, v(0) = 0 м/с и варьировании начального угла установки трубки к горизонту  $\phi_0 = 0...20^\circ$ , коэффициента трения  $\mu = 0...0, 4$  и отношения коэффициента упругости пружины к массе шарика c/m = 0...10, 0 H/(м·кг) [4].

Сила тяжести оказывает решающее влияние на движение шарика. Она на порядок превышает силы инерции.

Чем меньше коэффициент  $\mu$  трения и меньше начальный угол  $\phi_0$  установки прямого рабочего участка трубки *ОК* к горизонту, тем больше перемещение *ОМ* шарика по трубке за время *T* и 2*T*.

Чтобы выполнить условие  $OM \ge OK$  для всех случаев, необходимо рассматривать наибольшие значения коэффициента  $\mu$  трения.

Если пружина не установлена, а коэффициент трения шарика со стенками трубки не превышает 0,1, длина рабочего участка трубки должна быть не меньше 50 мм при начальной установке трубки к горизонту не более  $\varphi_0 = 6,5^\circ$  (рис. 2).

Однако такой датчик имеет низкую устойчивость к ложному срабатыванию при нулевом коэф-





фициенте трения. Например, при беге быка с ускорением более  $1 \text{ м/c}^2$  шарик переместится по трубке за 1 с более чем на 450 мм.

Чтобы защитить датчик от ложного срабатывания, можно проверить такие технические решения:

1) подобрать материал шарика и трубки с большим коэффициентом трения скольжения;

2) установить пружину, максимальное растяжение которой при максимальном ускорении бега быка не превышает длины *OK* рабочего участка;

3) подобрать форму трубки, например, радиус изогнутой по окружности трубки так, чтобы при максимальном ускорении бега быка шарик не достигал предельной точки *К* рабочего участка.

Рассмотрим трубку, изогнутую по окружности радиуса R в неподвижной и подвижной системе координат (рис. 3).

Составим дифференциальные уравнения движения материальной точки *M*, полагая, что трубка гладкая и коэффициент µ трения равен нулю.

Пусть в начальном положении участок OK внешней окружности трубки расположен так, что касательная, проведенная через начало координат, точку O, является осью Ox и образует с горизонтальной осью  $O_1\xi$  угол  $\varphi$ . Очевидно, положение участка OKдвижущейся трубки однозначно определяется координатами точки O и углом  $\varphi$ .

Положение точки M на окружности радиуса R однозначно определяется длиной дуги OM или, что то же самое, полярным углом  $\psi$ , равным отношению длины дуги к радиусу R.

Запишем уравнения связи между координатами точки в неподвижной и подвижной системе координат (рис. 3):

$$\begin{cases} \xi = \xi_0 - R \sin \psi \\ \eta = \eta_0 + R - R \cos \psi, \end{cases}$$
(6)

где  $\phi = \phi_0 - \phi_3 + \phi_{30} = \phi_0 - \phi_3 - 0,006; \xi_0, \eta_0, \phi_3 - \phi$ ункция времени, определенная уравнениями движения трубки на первом и втором участках [3].

Освободим точку M от трубки, приложив к точке реакцию  $\vec{N}$  трубки.



Рис. 3. Схема движения чувствительного элемента в трубке, изогнутой по окружности

Составим дифференциальные уравнения движения свободной материальной точки M массы mпо окружности радиуса R в неподвижной системе отсчета  $O_1$ ξη под действием веса  $m\vec{q}$  и реакции  $\vec{N}$ :

$$\begin{cases} m \ddot{\xi} = N \sin(\phi + \psi) \\ m \ddot{\eta} = -mq + N \cos(\phi + \psi). \end{cases}$$
(7)

Подставим в уравнения (7) функции координат  $\xi$ ,  $\eta$  точки *M* из равенств (6)

На первом участке, когда  $0 \le t \le 1,5$  с, дифференциальные уравнения движения точки M приводятся к виду

$$\begin{cases} m \Big[ \ddot{\xi}_0 - R \ddot{\psi} \cos \psi + R \dot{\psi}^2 \sin \psi \Big] = \\ = N \sin(\phi + \psi) \\ m \Big[ \ddot{\eta}_0 - R \ddot{\psi} \sin \psi + R \dot{\psi}^2 \cos \psi \Big] = \\ = -mq + N \cos \phi (\phi + \psi). \end{cases}$$
(8)

Два уравнения (8) имеют две неизвестные:  $\psi$ , *N*.

Подставляя N из первого уравнения во второе, придем к обыкновенному дифференциальному уравнению второго порядка, в котором неизвестной является функция  $\psi(t)$ :

$$R\ddot{\psi}\cos\varphi + R\dot{\psi}^{2}\sin\varphi = -q\sin(\varphi + \psi) + + \ddot{\xi}_{0}\cos(\varphi + \psi) - \ddot{\eta}_{0}\sin(\varphi + \psi),$$
(9)

rge  $φ_3 = (-0,006 + 0,215t - 0,033t^2); φ_3 = 0,215 - 0,066t;$   $\ddot{φ}_3 = -0,066; φ = φ_0 - φ_3 + φ_{30} = φ_0 - 0,215t + 0,033t^2; φ =$  $= -\ddot{φ}_3 = -0,215 + 0,066t; \ddot{φ} = -\ddot{φ}_3 = 0,066; \quad \ddot{\xi}_0 = -L_3(\dot{φ}_3^2 \times \cos φ_3 + \ddot{φ}_3 \sin φ_3); \ddot{\eta}_0 = L_3(\dot{φ}_3 \cos φ_3 - \dot{φ}_3^2 \sin φ_3).$ 

Примем, что в начальный момент на первом участке точка покоилась:  $\psi(0) = 0$ ;  $\dot{\psi}(0) = 0$ .

На втором участке, когда  $T \le t \le 2T$  дифференциальное уравнение отличается функцией  $\phi_3(t)$  и начальными условиями, которые равны координате  $\psi(T)$  и  $\dot{\psi}(T)$  в момент времени *T* на первом участке:

$$R\ddot{\psi}\cos\varphi + R\dot{\psi}^{2}\sin\varphi = -q\sin(\varphi + \psi) + + \ddot{\xi}_{0}\cos(\varphi + \psi) - \ddot{\eta}_{0}\sin(\varphi + \psi),$$
(10)

где  $\beta = -0,006 + 0,215 \cdot 1,5 - 0,033 \cdot 1,5^2$ ;  $\omega_3 = (0,215 \cdot 1,5 - 0,033 \cdot 1,5^2)/(1,5; \phi_3 = \beta - \omega_3(t - 1,5); \dot{\phi}_3 = -\omega_3; \phi = \phi_0 - -\phi_3 + \phi_{30} = \phi_0 - \beta + \omega_3(t - 1,5) - 0,006; \quad \dot{\phi} = -\dot{\phi}_3 = -\omega_3;$  $\ddot{\xi}_0 = -L_3\dot{\phi}_3^2 \cos\phi_3; \ddot{\eta}_0 = -L_3\dot{\phi}_3^2 \sin\phi_3.$ 

Дифференциальные уравнения (9), (10) решались численным методом Рунге—Кутта 4-го порядка при нулевых начальных условиях, варьировании начального угла установки трубки к горизонту  $\phi_0$ и радиуса *R* трубки.

Параметры трубки, при которых шарик достигал наивысшего положения окружности радиуса R, когда  $\phi + \psi = 180^{\circ}$  считались неприемлемыми.



*Рис. 4.* Графики движения шарика по трубке, изогнутой по окружности с радиусами R = 50 мм (*a*) R = 25 мм (*b*) и  $\phi_0 = 0^\circ$ , при наскоке быка



*Puc. 5.* Графики движения шарика по трубке, изогнутой по окружности с радиусом R = 25 мм с ускорениями  $a = 1 \text{ м/c}^2(a) a = 1,2 \text{ м/c}^2(6)$  и  $\phi_0 = 0^\circ$ , при горизонтальном беге быка



*Рис. 6.* График движения шарика по трубке, изогнутой по окружности R = 50 мм с ускорением 1,2 м/с<sup>2</sup> и  $\phi_0 = 0^\circ$ , при горизонтальном беге быка

Результаты расчета показали, что датчик с трубкой, изогнутой по окружности, работоспособен при разных начальных установках и разных радиусах окружности (рис. 4).

Проверим датчик на устойчивость к ложному срабатыванию. Составим и решим дифференциальное уравнение движения шарика за время бега быка, когда точка *O* движется по горизонтали с ускорением *a*. Дифференциальное уравнение движения шарика в этом случае аналогично уравнению (9), если принять  $\varphi = \varphi_0$ ;  $\ddot{\xi}_0 = a$ ;  $\ddot{\eta}_0 = 0$ .

Сравнение графиков движения шарика при наскоке быка на рис. 4 и горизонтальном беге с ускорением на рис. 5 позволяет сделать вывод, что датчик с трубкой, изогнутой по окружности любого радиуса, устойчив, если при нулевом угле установки трубки ускорение *a* бега не превышает 1,2 м/с<sup>2</sup>.

Размах 10 мм и 18 мм колебаний шарика остается неизменным и при радиусе 50 мм; частота колебаний при этом уменьшается (рис. 6).

Расчеты показали, что математическая модель позволяет получить такое движение трубки и чувствительного элемента в ней, при котором защищается датчик положения от ложного срабатывания. Радиус изгиба трубки составляет 50 мм, это позволит применить данный датчик положения в радиотехнической системе для выявления половой охоты коров.

## Список литературы

1. Иванов, Ю.Г. Алгоритм и радиотехническая система контроля половой охоты коров / Ю.Г. Иванов, А.А. Абрашин // Автоматизация и информационное обеспечение производственных процессов в сельском хозяйстве: сборник докладов XI Международной научно-практической конференции. — М.: ФГУП «Изд-во "Известия"» УДП РФ, 2010. — С. 492–496.

2. Пат. 97265 РФ МПК А61D 19/00. Система для определения оптимального времени осеменения коров и телок / Ю.Г. Иванов, Г.П. Дюльгер, А.А. Абрашин; заявл. 15.04.2010; опубл. 10.09.2010, Бюл. № 25.

3. Иванов, Ю.Г. Математическая модель датчика положения быка-пробника радиотехнической системы / Ю.Г. Иванов, А.А. Абрашин // Техника в сельском хозяйстве. — 2011. — № 5. — С. 17–19.

4. Корн, Г. Справочник по математике / Г. Корн, Т. Корн. — М.: Наука, 1974. — 708 с.