

кинематические углы φ и τ представляют те же углы движения α_d и α_d' , рассчитанные для боковой и задней граней реза [4].

Изложенная кинематика режущего инструмента исполнительного механизма может быть использована при разработке методологии расчета кинематических углов резцов в процессе резания и ориентации режущего инструмента относительно траектории его движения.

Список использованных источников

1. Грановский, Г. И. Кинематика резания / Г. И. Грановский. – Москва : Машгиз, 1947. – 200 с.
2. Локтионов, А. В. Результаты испытаний проходческого комбайна с продольно-осевыми режущими головками / А. В. Локтионов, Б. И. Яцков, В. Б. Богданов // Метро. – Москва, 1996. – № 4–5. – С. 34–36.
3. Корн, Г. Справочник по математике для научных работников и инженеров / Г. Корн, Т. Корн. – М.: Наука, 1973. – 832 с.
4. Локтионов, А. В. Расчет кинематических параметров при сферическом движении исполнительного механизма / А. В. Локтионов // Теоретическая и прикладная механика: междунар. науч.–техн. сборник. – Минск, 2016. – № 31. – С. 323–329.
5. Локтионов, А. В. Теория расчета кинематических параметров режущего инструмента пространственных исполнительных механизмов / А. В. Локтионов // Механика. Исследования и инновации: междунар. сб. науч. тр. – 2016. – Вып. 9. – С.85–91.

УДК 531.312.1

ОБЩЕЕ УРАВНЕНИЕ ДИНАМИКИ ПРИМЕНИТЕЛЬНО К РАСЧЕТУ МАЛЫХ КОЛЕБАНИЙ ЭЛЛИПТИЧЕСКОГО МАЯТНИКА

*Локтионов А.В., д.т.н., проф., Буткевич В.Г., к.т.н., доц.,
Беган В.В., студ., Векша И.А., студ.*

*Витебский государственный технологический университет,
г. Витебск, Республика Беларусь*

Реферат. В статье рассмотрен расчёт дифференциального уравнения движения малых колебаний эллиптического маятника методом Даламбера-Лагранжа. Получены дифференциальные уравнения движения маятника и ползуна. Общее уравнение динамики целесообразно использовать при расчете дифференциальных уравнений механической системы с двумя и более степенями свободы.

Ключевые слова: расчет, метод Даламбера-Лагранжа, дифференциальные уравнения, маятник, ползун.

Для расчёта дифференциальных уравнений движения ползуна и маятника, и закона движения ползуна (рис. 1) применим принцип Даламбера-Лагранжа [1–4].

К действующим силам \vec{P}_1 и \vec{P}_2 присоединим силы инерции ползуна А в поступательном движении и маятника В в сложном движении. Значение силы инерции ползуна А: $\Phi_1 = m_1 a_1 = \frac{P_1}{g} \ddot{x}$. Сила инерции маятника В: $\vec{\Phi}_B = -m_2 \vec{a}_B = -\frac{P_2}{g} (\vec{a}_e + \vec{a}_r^\tau + \vec{a}_r^n + \vec{a}_k)$.

Тогда значение переносной силы инерции:

$$\Phi_e = \frac{P_2}{g} a_e = \frac{P_2}{g} \ddot{x}.$$

Касательная составляющая силы инерции в относительном движении:

$$\Phi_r^\tau = m_2 a_r^\tau = \frac{P_2}{g} l \ddot{\varphi}.$$

Нормальная составляющая силы инерции маятника В в относительном движении:

$$\Phi_r^n = m_2 a_r^n = \frac{P_2}{g} l \dot{\varphi}^2.$$

Ускорение Кориолиса равно нулю.

Независимыми координатами, определяющими положение данной системы, являются перемещение x ползуна A и угол поворота φ . Зададим два возможных перемещения δx и $\delta\varphi$, направленных в сторону возрастания координат x и φ .

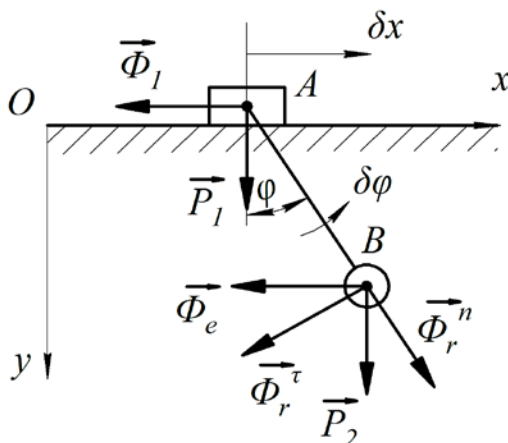


Рисунок 1 – Расчетная схема движения ползуна эллиптического маятника

Составим дифференциальное уравнение движения системы, соответствующее приращению координаты x , при этом $\delta x \neq 0$, $\delta\varphi = 0$.

Получим общее уравнение динамики:

$$\left(-\Phi_1 - \Phi_e - \Phi_r^\tau \cos \varphi + \Phi_r^n \sin \varphi\right) \delta x = 0.$$

Так как $\delta x \neq 0$, приравняем нулю выражение, стоящее в скобках. Подставив значения сил инерции, получим:

$$-\frac{P_1 + P_2}{g} \ddot{x} - \frac{P_2}{l} \ddot{\varphi} \cos \varphi + \frac{P_2}{g} l \dot{\varphi}^2 \sin \varphi = 0. \quad (1)$$

Составим дифференциальное уравнение движения системы, соответствующее приращению координаты φ , при этом $\delta\varphi \neq 0$, $\delta x = 0$. Тогда общее уравнение динамики примет вид:

$$-(\Phi_e l \cos \varphi + \Phi_r^\tau l + P_2 l \sin \varphi) \delta\varphi = 0.$$

Полагая в этом выражении $\delta\varphi \neq 0$ и подставляя значения сил инерции, приравняем нулю стоящее в скобках выражение, получим:

$$\frac{P_2}{g} l \ddot{x} \cos \varphi - \frac{P_2}{l} l^2 \ddot{\varphi} + P_2 l \sin \varphi = 0. \quad (2)$$

Считая колебания малыми, полагаем, что $\cos \varphi \approx 1$, $\sin \varphi \approx \varphi$. Пренебрегая величинами второго порядка малости, уравнения (1) и (2) приведем к виду:

$$\begin{aligned} \frac{P_1 + P_2}{g} \ddot{x} + \frac{P_2}{l} \ddot{\varphi} &= 0, \\ \frac{P_2}{g} l \ddot{x} + \frac{P_2}{g} l^2 \ddot{\varphi} + P_2 l \varphi &= 0. \end{aligned} \quad (3)$$

Используя дифференциальные уравнения малых колебаний системы с двумя степенями свободы применительно к эллиптическому маятнику, получим:

$$k^2 = \frac{(P_1 + P_2)g}{P_1 l}. \quad (4)$$

Представим систему уравнений (3) в виде:

$$\ddot{x} = -\frac{P_2 l}{P_1 + P_2} \ddot{\varphi}, \quad (5)$$

$$\ddot{x} + l\ddot{\varphi} + g\varphi = 0. \quad (6)$$

Подставив значение \ddot{x} в уравнение (6), получим:

$$\frac{P_1 l}{P_1 + P_2} \ddot{\varphi} + g\varphi = 0,$$

или

$$\ddot{\varphi} + k^2 \varphi = 0, \quad (7)$$

где

$$k^2 = \frac{(P_1 + P_2)g}{P_1 l}.$$

Полученное значение k^2 соответствует значению (4), полученному с помощью уравнения частот.

Представим общее решение дифференциального уравнения (7) в виде:

$$\varphi = C_1 \cos kt + C_2 \sin kt. \quad (8)$$

Уравнение, определяющее угловую скорость, имеет вид:

$$\dot{\varphi} = -C_1 k \sin kt + C_2 k \cos kt. \quad (9)$$

Начальные условия: при $t_0 = 0$ $\varphi_0 = 0$, $\dot{\varphi}_0 = \omega_0$. Подставляя начальные условия в уравнения (8) и (9), найдем значения коэффициентов C_1 и C_2 . Получим:

$$C_1 = 0, \quad C_2 = \frac{\omega_0}{k} = \omega_0 \sqrt{\frac{P_1 l}{(P_1 + P_2)g}}.$$

Уравнение малых колебаний маятника будет иметь вид:

$$\varphi = \frac{\omega_0}{k} \sin kt, \quad (10)$$

или

$$\varphi = \omega_0 \sqrt{\frac{P_1 l}{(P_1 + P_2)g}} \sin \sqrt{\frac{(P_1 + P_2)g}{P_1 l}} t. \quad (11)$$

Продифференцировав дважды уравнение (11), имеем:

$$\ddot{\varphi} = -\omega_0 k \sin kt.$$

Тогда уравнение (5) примет вид:

$$\ddot{x} = \frac{P_2 l \omega_0}{P_1 + P_2} k \sin kt.$$

Проинтегрировав дважды это уравнение, определим уравнение движения ползуна:

$$x = x_0 + \frac{P_2 l \omega_0}{P_1 + P_2} \left(t - \sqrt{\frac{P_1 l}{(P_1 + P_2)g}} \sin \sqrt{\frac{(P_1 + P_2)g}{P_1 l}} t \right). \quad (12)$$

Список использованных источников

1. Локтионов, А. В. Расчет уравнения движения малых колебаний эллиптического маятника с заданной начальной угловой скоростью его движения / А. В. Локтионов, С. А. Сеньков // Теоретическая и прикладная механика : междунар. науч.-техн. журнал. – Минск, 2011. – № 26. – С. 138–143.
2. Локтионов, А. В. Расчет уравнения малых колебаний при сложном движении эллиптического маятника / А. В. Локтионов // Теоретическая и прикладная механика : междунар. науч.-техн. сборник. – Минск, 2014. – № 29. – С. 290–293.
3. Локтионов, А. В. Аналитические методы расчета малых колебаний маятника / А. В. Локтионов, С. В. Рубик // Современные проблемы машиноведения: тез. докл. XI Междунар. науч. техн. конф. (науч. чтения, посвящ. П.О. Сухому). – Гомель: ГГТУ,

4. Локтионов, А. В. Расчет уравнения малых колебаний с учетом сил тяжести и заданной начальной угловой скорости движения маятника / А. В. Локтионов // Горная механика и машиностроение : научно-техн. журнал. – Солигорск, 2018. – № 1.– С. 43–48.

УДК 677.054.3

ОПРЕДЕЛЕНИЕ КОЭФФИЦИЕНТА ВЛИЯНИЯ И ОШИБКИ ПОЛОЖЕНИЯ МЕХАНИЗМА ПЕРЕДАЧИ ДВИЖЕНИЯ ОТ НОЖЕЙ К ЖУРАВЛЮ

**Буткевич В.Г.¹, к.т.н., доц., Локтионов А.В.¹, д.т.н., проф.,
Дубаневич Д.Т.², ст. преп., Тёмкин Д.А.¹, студ.**

¹Витебский государственный технологический университет,
²Витебский государственный университет им. П.М. Машерова,

г. Витебск, Республика Беларусь

Реферат. В статье рассмотрены вопросы определения коэффициента влияния и ошибки положения на приторе механизма передачи движения от ножей к журавлю современного ткацкого станка. Полученные формулы позволяют повысить точность позиционирования узлов станка.

Ключевые слова: механизм, схема, нож, привод, положение, ошибка, исследование.

Ткацкие станки представляют сложный механизм, в кинематической схеме которого широко представлены кривошипно-шатунные, кривошипно-ползунные, рычажные, кулачковые и другие базовые механизмы [1]. В предлагаемой работе представлено исследование, целью которого является определение коэффициента влияния ошибки положения механизма передачи движения от ножей к журавлю современного ткацкого станка. На рисунке 1 представлена схема исследуемого механизма [2]. Ниже приведен расчет коэффициента влияния и ошибки положения механизма. Для этого реализована методика, используемая для кинематического исследования механизма аналитическим методом, в курсе «Теория механизмов и машин» [3].

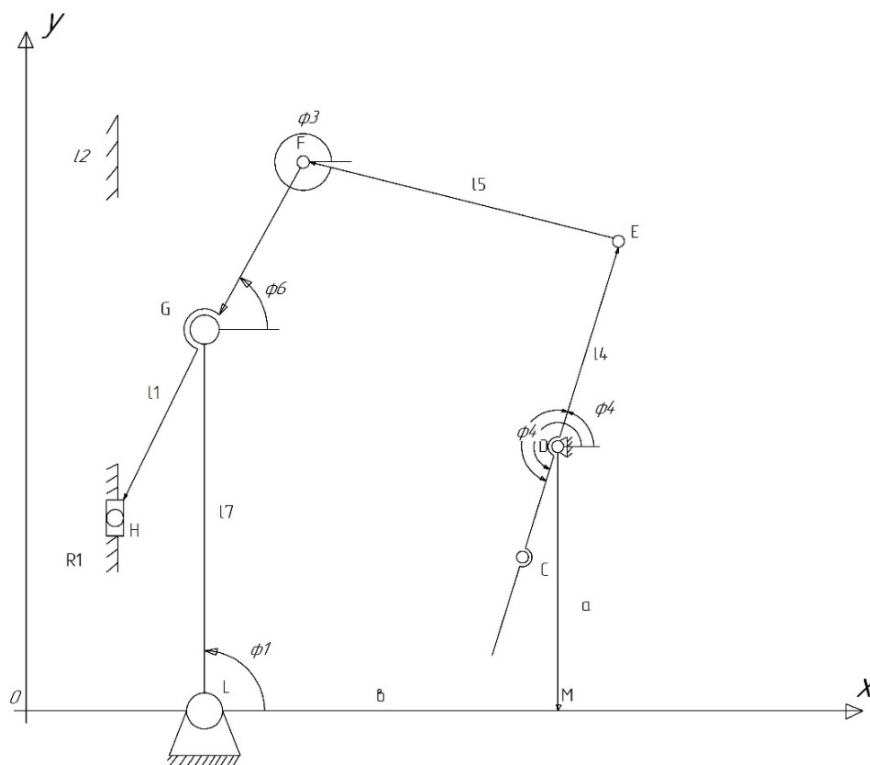


Рисунок 1 – Кинематическая схема механизма