

неоднократно показывают ту же и даже более высокую эффективность системы «отрагатель-машина» и использование резонансных гидравлических волн при гидроударном бурении с отражателем ПО-76,59.

ЛИТЕРАТУРА

1. Скобочкин Б.Е., Чекаева Т.Н., Ахметов Е.А. Явление гидравлического удара в тупиковом отрагателе // Техника и технология разведочного бурения. Алма-Ата: ОНТИ КазИМСа, 1980. Вып. 5.
2. Мусабаев М.О. Диссертация на соискание ученой степени канд. техн. наук. Алматы, 2004.

Поступила 2.02.07г.

М. О. САТКАЛИЕВА

ЗАДАЧА КИНЕМАТИЧЕСКОГО СИНТЕЗА ПРОСТРАНСТВЕННОГО НАПРАВЛЯЮЩЕГО МЕХАНИЗМА IV КЛАССА В ВИДЕ СИСТЕМЫ АЛГЕБРАИЧЕСКИХ УРАВНЕНИЙ

При исследовании и проектировании пространственных шарнирно-рычажных механизмов высоких классов широко используются многочлены. Рассмотрим задачу синтеза пространственного механизма IV класса общего вида в соответствии с рисунком по четырем заданным положениям входного звена 1 и выходной точки T звена 3:

$$\varphi_{li} = \varphi_1(t_i) \quad \text{и} \quad (1)$$

$$X_{Ti} = X_T(t_i), \quad Y_{Ti} = Y_T(t_i), \quad Z_{Ti} = Z_T(t_i), \quad i = \overline{1,4}.$$

Для решения задачи синтеза кинематической цепи $ABCD$ механизма по заданным положениям выходной точки звена 3 (BC), в котором прибли-

жающая окружность точки C радиусом $l_{CD} = l_{4\phi}$ с центром в точке D звена 4 (CD) определяется как линия пересечения сферы с координатами X_{D1}, Y_{D1}, Z_{D1} и плоскости, удобно использовать выражения взвешенных разностей [1]:

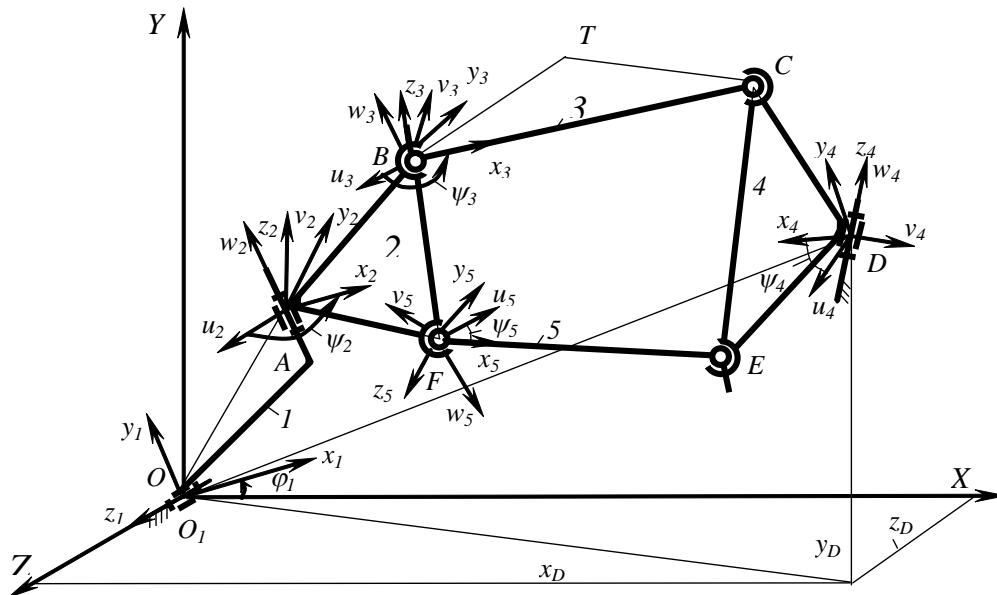
$$\Delta q = l_4^2 - l_{4\phi}^2, \quad (2)$$

$$\Delta q_i = ax_{3Ci} + by_{3Ci} + cz_{3Ci} - 1 = 0, \quad (3)$$

где $l_{4\phi}$ – расстояние между точками C звена 3 и D_1 ;

$$l_{4\phi}^2 = (X_{D1} - X_{Ci})^2 + (Y_{D1} - Y_{Ci})^2 + (Z_{D1} - Z_{Ci})^2; \quad (4)$$

a, b, c – коэффициенты уравнения приближающей



плоскости; $X_{D1}, Y_{D1}, Z_{D1}, X_{Ci}, Y_{Ci}, Z_{Ci}$ – соответствующие координаты точек D_1 (центра сферы) и C в абсолютной системе координат $OXYZ$ [2]. По условию синтеза координаты точки C звена 3, которому принадлежат локальные координаты выходной точки T , в абсолютной системе координат $OXYZ$ определяются с использованием обобщенного метода символических обозначений преобразования координат в виде:

$$\begin{aligned} X_C &= x_{3C} \cos(\varphi_1 + (\psi_2 + \psi_3)) + \\ &+ z_{3C} \sin(\varphi_1 + (\psi_2 + \psi_3)) + X'_C, \\ Y_C &= x_{3C} \sin(\varphi_1 + (\psi_2 + \psi_3)) - \\ &- z_{3C} \cos(\varphi_1 + (\psi_2 + \psi_3)) + Y'_C, \\ Z_C &= y_{3C} \cos \beta_3 + Z'_C, \end{aligned} \quad (5)$$

где

$$\begin{aligned} X'_C &= a_{2,1} \cos \varphi_1 + a_{3,2} \cos(\varphi_1 + \psi_2), \\ Y'_C &= a_{2,1} \sin \varphi_1 + a_{3,2} \sin(\varphi_1 + \psi_2), \\ Z'_C &= c_{21} + b_{21} + b_{32} \cos \alpha_{21}. \end{aligned}$$

Для решения задачи синтеза представим выражения (2), (3) в виде системы алгебраических уравнений (САУ):

$$\begin{cases} l_1 x_1 + l_2 x_2 + l_4 x_4 + l_5 x_5 = a, \\ l_1 x_6 + l_2 x_7 + l_4 x_9 + l_5 x_{10} = b, \\ l_1 x_1 + l'_2 (x_2 c_2 - x_7 c_7) + l_3 x_3 + l'_5 (x_5 c_5 + x_{10} c_{10}) = a, \\ l_1 x_6 + l'_2 (x_7 c_2 - x_2 c_7) + l_3 x_8 + l'_5 (x_{10} c_5 + x_5 c_{10}) = b, \\ x_1^2 + x_6^2 = 1, \\ x_2^2 + x_7^2 = 1, \\ x_3^2 + x_8^2 = 1, \\ x_4^2 + x_9^2 = 1, \\ x_5^2 + x_{10}^2 = 1. \end{cases} \quad (6)$$

В качестве свободной неизвестной выступает x_1 , а все остальные неизвестные $x_2, x_3, x_4, x_5, x_6, x_7, x_8, x_9, x_{10}$ – в качестве главных неизвестных. Определение главных неизвестных по свободной неизвестной соответствует задаче кинематического синтеза механизма IV класса при заданных условиях синтеза (1). Отметим, что синтез геометрических параметров пространственного направляющего рычажного механизма IV класса определяется через решения:

$$\begin{cases} x_{11} x_1 + x_{12} x_2 + x_{14} x_4 + x_{15} x_5 = a, \\ x_{11} x_6 + x_{12} x_7 + x_{14} x_9 + x_{15} x_{10} = b, \\ x_{11} x_1 + x_{16} (x_2 x_{18} - x_7 x_{19}) + x_{13} x_3 + \\ \quad + x_{17} (x_5 x_{20} + x_{10} x_{21}) = a, \\ x_{11} x_6 + x_{16} (x_7 x_{18} - x_2 x_{19}) + x_{13} x_8 + \\ \quad + x_{17} (x_{10} x_{20} - x_5 x_{21}) = b, \\ x_1^2 + x_6^2 = 1, \\ x_2^2 + x_7^2 = 1, \\ x_3^2 + x_8^2 = 1, \\ x_4^2 + x_9^2 = 1, \\ x_5^2 + x_{10}^2 = 1, \\ x_{18}^2 + x_{19}^2 = 1, \\ x_{20}^2 + x_{21}^2 = 1. \end{cases} \quad (7)$$

Система алгебраических уравнений (7) получена из САУ (6), если положить в качестве неизвестных $x_1, x_2, x_3, \dots, x_{21}$ геометрические параметры механизма IV класса. К системе (7) следует добавить еще одно условие с учетом условия синтеза параметров механизма

$$P_n(x_1, x_2, \dots, x_{21}) = 0. \quad (8)$$

Отметим, что $P_n(x_1, \dots, x_n)$ обычно является многочленом. Таким образом, система (7), (8) представляет собой также САУ.

Основная задача: следует выяснить, совместна ли система (6) или САУ (7), (8) в случае проектирования пространственного механизма IV класса.

Отметим, что подобные задачи о совместности САУ возникают также при синтезе пространственных шарнирно-рычажных механизмов высоких классов [2]. Таким образом, в теории механизмов высоких классов актуальной является проблема выяснения совместности САУ, в которой заданы свободные и главные неизвестные. Рассмотрим, совместна ли следующая САУ:

$$\begin{cases} P_1(x_1, \dots, x_n) = 0, \\ \dots\dots\dots \\ P_m(x_1, \dots, x_n) = 0, \end{cases} \quad (9)$$

где $P_i(x_1, \dots, x_n), i = \overline{1, m}$ – многочлены от n переменных.

С системой (9) свяжем идеал I , порождаемый многочленами, отвечающими уравнениям системы

$$I = (P_1(x_1, \dots, x_n), P_2(x_1, \dots, x_n), \dots, P_m(x_1, \dots, x_n)).$$

Из теоремы Гильберта о нулях [3] следует, что для системы (9) многочлен $F(x_1, \dots, x_n)$ обращается в нуль на решениях данной системы тогда и только тогда, когда найдутся многочлены $r_1(x_1, \dots, x_n), \dots, r_m(x_1, \dots, x_n)$ и натуральное S , для которого $F^S = r_1P_1 + r_2P_2 + \dots + r_mP_m$, т.е. добавление уравнений вида $F = 0$, полученных указанным способом, не изменяет множества решений данной САУ. Второй факт [3], который нам необходим для дальнейших целей: система (9) несовместна тогда и только тогда, когда $\mathbf{1}$ принадлежит идеалу I , порожденному системой (9) и всеми уравнениями вида $F = 0$, где $F^S = r_1P_1 + r_2P_2 + \dots + r_mP_m$.

Таким образом, нужно выяснить: можно ли $\mathbf{1}$ представить в виде $\mathbf{1} = r_1P_1 + r_2P_2 + \dots + r_mP_m$?

Это лучше всего сделать с помощью базиса Гребнера [3]. В каждом идеале существует базис Гребнера и его можно построить согласно алгоритму Бухбергера:

1 шаг. Рассмотрим старшие члены многочленов P_1, P_2, \dots, P_m из САУ (9). Обозначим их через $P_{1c}, P_{2c}, \dots, P_{mc}$.

2 шаг. Найдем два многочлена P_i и P_j , которые имеют зацепления, т.е. у которых старшие члены имеют общие делители $P_{ic} = wq_1$ и $P_{jc} = wq_2$, где w – их общий делитель в виде одночлена.

3 шаг. Составим новый многочлен $S(P_i, P_j) = P_iq_2 - P_jq_1$.

4 шаг. Редуцируем многочлен $S(P_i, P_j)$ с помощью имеющегося базиса P_1, P_2, \dots, P_m . Если результат редуцирования не является нулем, то его добавляем к имеющемуся базису, т.е. к системе (9) добавляем еще одно уравнение.

5 шаг. Продолжаем процесс с 1-го шага до тех пор, пока не исчерпаем все зацепления расширенной системы (9). Таким образом, за конечное число шагов строится базис Гребнера. Затем

его нужно минимизировать и редуцировать. Известно [3, 4], что минимальный редуцированный базис Гребнера идеала определен однозначно. Если построенный минимальный редуцированный базис Гребнера идеала содержит ненулевую константу, то система (9) несовместна. Также по построенному базису Гребнера можно вычислить количество решений САУ (9). В качестве примера рассмотрим применение базисов Гребнера для синтеза параметров пространственного направляющего механизма IV класса.

В работе [2] решение задачи интерполяционного кинематического синтеза параметров пространственного рычажного механизма IV класса общего вида по четырем заданным входного I и выходного 4 звеньев получено в виде САУ

$$a_i x_1 + b_i x_2 + c_i x_3 + d_i x_4 + e_i x_1 x_3 + f_i x_2 x_3 - g_i = 0, \quad i = 1, 2, 3, 4, \quad (10)$$

где $a_i, b_i, c_i, d_i, e_i, f_i, g_i$ – некоторые числовые характеристики; x_1, x_2, x_3, x_4 – неизвестные геометрические параметры механизма.

Выберем упорядочение $x_4 > x_3 > x_2 > x_1$. Занумеруем уравнения (10) через P_1, P_2, P_3, P_4 . Зацепление P_1 и P_2 имеет вид

$$P_1 d_2 - P_2 d_1 \quad (a_1 d_2 - a_2 d_1) x_1 + (b_1 d_2 - b_2 d_1) x_2 + (c_1 d_2 - c_2 d_1) x_3 + (e_1 d_2 - e_2 d_1) x_1 x_3 + (f_1 d_2 - f_2 d_1) x_2 x_3 + (g_1 d_2 - g_2 d_1) = P_5. \quad (11)$$

Аналогично запишем зацепление $(P_1$ и $P_3)$, $(P_1$ и $P_4)$:

$$P_1 d_3 - P_3 d_1 = P_6, \quad P_1 d_4 - P_4 d_1 = P_7. \quad (12)$$

Далее устраняем зацепление $(P_5$ и $P_6)$, $(P_5$ и $P_7)$. В результате имеем P_8 и P_9 , в котором отсутствуют неизвестные x_4, x_3 . После этого из зацепления P_8 и P_9 исключается x_2 . В результате кубический многочлен P_{10} зависит только от x_1 . Все указанные зацепления устранены. Таким образом, система (10) имеет конечное число решений, так как справедлива теорема [3]: число решений системы алгебраических уравнений конечно тогда и только тогда, когда базис Гребнера идеала I содержит элементы P_1, \dots, P_{10} , старшие члены которых являются степенями переменных x_1, \dots, x_n соответственно. В данном случае старшие члены базиса Гребнера имеют $d_1 x_4, a x_3^2, b x_2^3, c x_1^4$, поэтому выполняются условия теоремы.

ЛИТЕРАТУРА

1. Артоболевский И.И., Левитский Н.И., Черкудинов С.А. Синтез плоских механизмов. М.: ГИФЛ, 1959. 1084 с.
2. Канлыбаев О. Интерполяционный синтез пространственного рычажного механизма IV класса по четырем положениям // Вестник НАН РК. Алматы, 2003. Вып. 2. С. 28-36.
3. Аржанцев И.В. Базисы Гребнера и системы алгебраических уравнений. МЦНМО, 2003. 68 с.
4. Бронштейн И.Н., Семендяев К.А. Справочник по математике. М.: Наука, 1986. 544 с.

Резюме

IV класы кеңістікті бағыттаушы механизмнің кинематикалық синтез есебіне көп мүшелі алгебралық теңдеулерді пайдалану арқылы, Гребнер базисын қолданылуы көрсетілген.

Summary

The application of the Grebner's basis in solving tasks of kinematic synthesis of a spatial guide mechanism of IV class using multinomials in the form of a system of algebraic equations is proposed.

Институт механики и машиноведения

им. У. А. Джолдасбекова

Поступила 20.01.07г.

С. К. ЖУРСИМБАЕВ

О НЕКОТОРЫХ ПРОБЛЕМАХ ПРИНЦИПА ПРЕЗУМПЦИИ НЕВИНОВНОСТИ

Общеизвестно, что принцип презумпции невиновности является важнейшим и основополагающим принципом уголовного судопроизводства. Принцип презумпции невиновности определяет правовой статус обвиняемого не только в уголовном процессе, но и во всех общественных отношениях, в которых он выступает в качестве одного из субъектов. От реальности этого принципа зависит положение человека в обществе и государстве.

Именно поэтому в Концепции правовой политики Республики Казахстан, одобренной Указом Президента Республики Казахстан, №949 от 20 сентября 2002 года указано, что основной целью уголовно-процессуального законодательства является дальнейшая последовательная реализация в конкретных нормах таких основополагающих принципов уголовного судопроизводства, направленных на защиту прав и свобод человека, как *презумпция невиновности*.

Идею о презумпции невиновности в советский период одним из первых высказал М. С. Строгович, который в книге «Курс советского уголовного процесса», выпущенной в 1968 г., заметил: «Мы полагаем, что есть основания, достаточные для того, чтобы включить в действующее уголовное-процессуальное законодательство формулу презумпции невиновности в виде отдельной правовой нормы». Реакция тогда была жесткой. По рекомендации ответственного работника ЦК

КПСС весь тираж книги (13 200 экз.) «арестовали» еще на складе типографии и заставили из каждого экземпляра вырвать вручную страницу 351, где была изложена эта «крамольная» мысль и вклеить другую [1].

Однако впоследствии в ст. 160 Конституции СССР 1977 года появилась запись, что «никто не может быть признан виновным в совершении преступления, а также подвергнут уголовному наказанию иначе как по приговору суда, вступившему в законную силу и в соответствии с законом». Позже более полную и точную формулировку презумпции невиновности дал Пленум Верховного Суда СССР в постановлении от 16 июня 1978 г. «О практике применения законов, обеспечивающих обвиняемому права на защиту», где было указано, что «в целях обеспечения обвиняемому (подсудимому) права на защиту суды должны строго соблюдать конституционный принцип, согласно которому обвиняемый (подсудимый) считается невиновным до тех пор, пока его вина не будет доказана в предусмотренном законом порядке и установлена вступившим в законную силу приговором суда» [2].

Принцип презумпции невиновности в нашем законодательстве сформулирован пп.1 п.3 ст.77 Конституции Республики Казахстан, в соответствии с которым «лицо считается невиновным в совершении преступления, пока его виновность не будет признана вступившим в законную силу