

О КВАЗИЛИНЕЙНЫХ КОЛЕБАНИЯХ МЕХАНИЧЕСКОЙ СИСТЕМЫ

Велько А. Вуйичич

Вопросом колебаний точки или системы точек под действием квазилинейных сил, как известно, занимались многие ученые. Но все-таки еще и сейчас ведётся поиск аналитических методов для решения задачи о квазилинейных колебаниях голономной механической системы с многими степенями свободы движения так, как это сделано для системы с одной степенью свободы колебания, например, в работе [1]. Мы предлагаем одно такого рода решение для механической системы с n степенями свободы колебания.

Рассмотрим механическую систему точек с массами $m_\nu = \text{конст.}$ ($\nu = 1, \dots, N$) стесненную голономными склерономными связями и движущуюся относительно инерциальной системы координат под действием приложенных к ней квазилинейных сил, которые зависят от малого параметра ε , вида

$$\mathbf{F}_i = \mathbf{F}_i(t) + \text{grad}_{\mathbf{r}_i} U + \varepsilon \mathbf{R}_i(t, \mathbf{r}_1, \dots, \mathbf{r}_N; \mathbf{v}_1, \dots, \mathbf{v}_N; \varepsilon),$$

где U функция потенциальных сил.

Дифференциальные уравнения движения той-же квазилинейной голономной склерономной системы в $2n$ -мерном фазовом пространстве можно написать в виде [2]

$$\begin{aligned} \dot{q}^\alpha &= a^{\alpha\beta} p_\beta, \\ \dot{p}_\alpha + \left\{ \begin{matrix} \lambda \\ \alpha\beta \end{matrix} \right\} p_\lambda \frac{dq_\beta}{dt} &= Q_\alpha(t, q^1, \dots, q^n; p_1, \dots, p_n; \varepsilon), \\ (\alpha, \beta, \lambda &= 1, 2, \dots, n < 3N) \end{aligned}$$

где q^α, p_α ($\alpha = 1, \dots, n$) фазовые канонические переменные Гамильтона,

$$Q_\alpha = \frac{\partial U}{\partial q^\alpha} + f_\alpha(t) + \varepsilon \mathcal{R}_\alpha(t, q^1, \dots, q^n; p_1, \dots, p_n; \varepsilon)$$

обобщенные силы, и $a^{\alpha\beta}$ контравариантные координаты метрического тензора конфигурационного пространства. Исходя из предположения, что нелинейными являются только неконсервативные силы $\varepsilon \mathcal{R}_\alpha$, мы считаем, что инерционные коэффициенты $a_{\alpha\beta}$ постоянные. Символы Кристоффеля $\left\{ \begin{matrix} \lambda \\ \alpha\beta \end{matrix} \right\}$ поэтому равняются нулю. Кроме этого, мы предполагаем, что по-

тенциальная энергия $\Pi(q^1, \dots, q^n) = -U$ в области разложения G положительно определенная квадратная форма $\Pi = \frac{1}{2} c_{\alpha\beta} q^\alpha q^\beta$ коэффициенты $c_{\alpha\beta} = c_{\beta\alpha}$ которой тоже постоянные. Еще предположим, что число степеней свободы движения равняется числу степеней свободы колебания. Из-за этого дифференциальные уравнения движения рассматриваемой механической системы будут [2]

$$(1) \quad \begin{cases} \dot{q}^\alpha = a^{\alpha\beta} p_\beta, \\ \dot{p}_\alpha + c_{\alpha\beta} q^\beta = f_\alpha(t) + \varepsilon \mathcal{R}_\alpha(t, q^1, \dots, q^n; p_1, \dots, p_n; \varepsilon). \end{cases}$$

Функции $f_\alpha(t)$ периодические и непрерывные по явно входящему аргументу t а функции \mathcal{R}_α кроме непрерывности по t , аналитически зависят от фазовых переменных $q^1, q^2, \dots, q^n; p_1, \dots, p_n$ в области G и от ε при достаточно малых по модулю значениях этого параметра.

При $\varepsilon = 0$ получаем порождающую систему линейных дифференциальных уравнений

$$(2) \quad \begin{cases} \dot{q} - a^{\alpha\beta} p_\beta = 0, \\ \dot{p}_\alpha + c_{\alpha\beta} q^\beta = f_\alpha(t), \quad (\alpha, \beta = 1, 2, \dots, n). \end{cases}$$

Решения $q^\alpha(t), p_\alpha(t)$ этой основной порождающей системы обозначим нулевым индексом и напишем в виде

$$(3) \quad \begin{cases} q^\alpha = q_0^\alpha(t) = \sum_{k=1}^n \left\{ \Delta_k^\alpha (A_{0k} \sin \omega_k t + B_{0k} \cos \omega_k t) + \right. \\ \left. + \frac{1}{\omega_k} \int_0^t f^\alpha(\tau) \sin \omega_k (t - \tau) d\tau \right\}, \\ p_\alpha = p_{0\alpha}(t) = \sum_{k=1}^n \left\{ \omega_k a_{\alpha\beta} \Delta_k^\beta (A_{0k} \cos \omega_k t - B_{0k} \sin \omega_k t) + \right. \\ \left. + \int_0^t f_\alpha(\tau) \cos \omega_k (t - \tau) d\tau \right\}, \end{cases}$$

где ω_k ($k = 1, \dots, n$) частоты собственных колебаний, A_{0k} и B_{0k} постоянные, а $f^\alpha(t) = a^{\alpha\beta} f_\beta$ контравариантные координаты вектора силы $f(t)$.

Силы $\varepsilon \mathcal{R}_\alpha$ при достаточно малом по модулю ε только возмущают движения (3) и решения $q^\alpha(t)$ и $p_\alpha(t)$ квазилинейных дифференциальных уравнений (1) находятся недалеко от решений (3), т. е.,

$$(4) \quad \begin{cases} q^\alpha(t) = q_0^\alpha(t) + \sum_{s=1}^s \varepsilon^s q_{(s)}^\alpha(t), \\ p_\alpha(t) = p_{0\alpha}(t) + \sum_{s=1}^s \varepsilon^s p_{(s)\alpha}(t), \end{cases}$$

где $q_{(s)}^\alpha(t)$ и $p_{(s)\alpha}(t)$ периодические пока еще неопределенные функции времени t .

Разложим функции \mathcal{R}_α по степеням $(q^\alpha - q_0^\alpha)$, $(p_\alpha - p_{0\alpha})$ и ε до той степени, до которой разложены потенциальные силы и инерционные коэффициенты, т. е.

$$\mathcal{R}_\alpha = R_{0\alpha} + (q^\beta - q_0^\beta) \mathcal{R}_{\alpha\beta} + (p_\beta - p_{0\beta}) \mathcal{R}_{\alpha^\beta} + S_\alpha + \dots,$$

где

$$R_{0\alpha} = \mathcal{R}_\alpha(t, q_0^1(t), \dots, q_0^n(t); p_{01}(t), \dots, p_{0n}(t); 0)$$

$$\mathcal{R}_{\alpha\beta} = \mathcal{R}_{\alpha\beta}(t, q_0^1(t), \dots, q_0^n(t); p_{01}(t), \dots, p_{0n}(t)) = \frac{\partial \mathcal{R}_\alpha}{\partial q^\beta} \left| \begin{array}{l} q^\alpha = q_0^\alpha(t) \\ p^\alpha = p_{0\alpha}(t) \\ \varepsilon = 0 \end{array} \right.$$

$$\mathcal{R}_{\alpha^\beta} = \mathcal{R}_{\alpha^\beta}(t, q_0^1(t), \dots, q_0^n(t); p_{01}(t), \dots, p_{0n}(t)) = \frac{\partial \mathcal{R}_\alpha}{\partial p_\beta} \left| \begin{array}{l} q^\alpha = q_0^\alpha(t) \\ p^\alpha = p_{0\alpha}(t) \\ \varepsilon = 0 \end{array} \right.$$

$$S_\alpha = S_\alpha(t, q_0^1(t), \dots, q_0^n(t); p_{01}(t), \dots, p_{0n}(t)) = \frac{\partial \mathcal{R}_\alpha}{\partial \varepsilon} \left| \begin{array}{l} q^\alpha = q_0^\alpha(t) \\ p^\alpha = p_{0\alpha}(t) \\ \varepsilon = 0. \end{array} \right.$$

Подставляя разложенные функции \mathcal{R}_α в уравнения (1) получим:

$$(5) \quad \begin{cases} \dot{q}^\alpha - a^{\alpha\beta} p_\beta = 0 \\ \dot{p}_\alpha + c_{\alpha\beta} q^\beta = f_\alpha(t) + \varepsilon [R_{0\alpha} + (q^\beta - q_0^\beta) \mathcal{R}_{\alpha\beta} + (p_\beta - p_{0\beta}) \mathcal{R}_{\alpha^\beta} + S_\alpha s]. \end{cases}$$

Чтобы предположенные степенные ряды (4) удовлетворяли решениям квазилинейных дифференциальных уравнений (5) должно быть:

$$(6) \quad \begin{cases} \dot{q}_0^\alpha - a^{\alpha\beta} p_{0\beta} = 0 \\ \dot{p}_{0\alpha} + c_{\alpha\beta} q_0^\beta = f_{0\alpha}(t) \end{cases}$$

и также:

$$(7) \quad \begin{cases} \dot{q}_{(s)}^\alpha - a^{\alpha\beta} p_{(s)\beta} = 0 \\ \dot{p}_{(s)\alpha} + c_{\alpha\beta} q_{(s)}^\beta = f_{(s)\alpha}(t, q_{(s-1)}^1, \dots, q_{(s-1)}^n; p_{(s-1)1}, \dots, p_{(s-1)n}), \end{cases}$$

где:

$$(8) \quad \begin{cases} f_{0\alpha} = f_\alpha(t) \\ f_{1\alpha} = R_{0\alpha}, \\ f_{2\alpha} = \mathcal{R}_{\alpha\beta} q_1^\beta + \mathcal{R}_{\alpha^\beta} p_{1\beta} + S_\alpha, \\ f_{(j)\alpha} = \mathcal{R}_{\alpha\beta} q_{(j-1)}^\beta + \mathcal{R}_{\alpha^\beta} p_{(j-1)\beta}, \quad (j = 3, 4, \dots). \end{cases}$$

Система (6) — это порождающие дифференциальные уравнения (2), решения которых (3), т.е. $q_0^\alpha = q_0^\alpha(t)$, $p_{0\alpha} = p_{0\alpha}(t)$. Подставляя теперь эти функции от t в правые части дифференциальных уравнений (7) за $k=1$, мы получим снова систему од $2n$ уравнений вида (6), т.е.

$$(9) \quad \begin{cases} \dot{q}_{(1)}^\alpha - a^{\alpha\beta} p_{(1)\beta} = 0 \\ \dot{p}_{(1)\alpha} + c_{\alpha\beta} q_{(1)}^\beta = f_{(1)\alpha}(t, A_{01}, \dots, A_{0n}; B_{01}, \dots, B_{0n}) = f_{(1)\alpha}(t). \end{cases}$$

Постоянные A_{0k} и B_{0k} ($k=1, \dots, n$) определяем из $2n$ условий существования периодических решений $q_1^\alpha = q_1^\alpha(t+T)$ и $p_{1\alpha}(t) = p_{1\alpha}(t+T)$, т.е. при отсутствии резонирующих членов в правой части, а это значит при выполнении $2n$ условий:

$$(10) \quad \begin{cases} \int_0^{2\pi} \Delta_{(k)}^\alpha f_{1\alpha}(t) \cos \omega_{(k)} t dt = 0 \\ \int_0^{2\pi} \Delta_{(k)}^\alpha f_{1\alpha}(t) \sin \omega_{(k)} t dt = 0. \end{cases}$$

Периодические решения системы дифференциальных уравнений (9) теперь находим в виде (3), т.е.

$$(11) \quad \begin{cases} q_1^\alpha = \sum_{k=1}^n \left\{ \Delta_k^\alpha (A_{1k} \sin \omega_k t + B_{1k} \cos \omega_k t) + \right. \\ \quad \left. + \frac{1}{\omega_k} \int_0^t f_{1\alpha}(\tau) \sin \omega_k (t - \tau) d\tau \right\} \\ p_{1\alpha} = \sum_{k=1}^n \left\{ \omega_k a_{\alpha\beta} \Delta_k^\beta (A_{1k} \cos \omega_k t + B_{1k} \sin \omega_k t) + \right. \\ \quad \left. + \int_0^t f_{1\alpha}(\tau) \cos \omega_k (t - \tau) d\tau \right\}. \end{cases}$$

Подстановкой решений (3) и (11) во вторую систему дифференциальных уравнений (7) и исключением резонирующих членов

$$\begin{aligned} \int_0^{2\pi} \Delta_k^\alpha f_{2\alpha}(t) \cos \omega_k t dt &= 0, \\ \int_0^{2\pi} \Delta_k^\alpha f_{2\alpha}(t) \sin \omega_k t dt &= 0, \end{aligned}$$

мы получаем решения $q_2^\alpha(t)$, $p_{2\alpha}(t)$ вида (3).

Таким способом после определения решений $q_{(m-1)}^\alpha(t)$ и $p_{(m-1)}(t)$ приводим систему дифференциальных уравнений к виду (6), решения которой вида (11) с $2n$ постоянными $A_{(m)k}$ и $B_{(m)k}$. Мы теперь получаем искомые решения (4) в виде:

$$(12) \quad \left\{ \begin{aligned} q^\alpha &= \sum_{s=0}^m \sum_{k=1}^n \varepsilon^s \left\{ \Delta_k^\alpha (A_{sk} \sin \omega_k t + B_{sk} \cos \omega_k t) + \right. \\ &\quad \left. + \frac{1}{\omega_k} \int_0^t f_s^\alpha(\tau) \sin \omega_k (t - \tau) d\tau \right\}, \\ p_\alpha &= \sum_{s=0}^m \sum_{k=1}^n \varepsilon^s \left\{ \omega_k a_{\alpha\beta} \Delta_k^\beta (A_{sk} \cos \omega_k t - B_{sk} \sin \omega_k t) + \right. \\ &\quad \left. + \int_0^t f_{s\alpha}(\tau) \cos \omega_k (t - \tau) d\tau \right\}. \end{aligned} \right.$$

где $2n$ постоянные $A_{(m)k}$ и $B_{(m)k}$ ($k=1, 2, \dots, n$) надо определить из $2n$ начальных данных $q^\alpha = q^\alpha(t_0)$, $p_\alpha = p_\alpha(t_0)$.

Это решение (12) удовлетворяет теореме Пуанкаре о существовании единственного периодического решения дифференциальных уравнений (1), стремящегося к решению (3) поражающейся системы уравнений (2) или (6) при $\varepsilon \rightarrow 0$. Иначе, подстановкой (12) в (5) легко убедиться, что полученное решение (12) удовлетворяет дифференциальным уравнениям (5) или (7), если числа ω_k -корни частотного уравнения $|c_{\alpha\beta} - \omega^2 a_{\alpha\beta}| = 0$ собственных колебаний рассматриваемой механической системы.

ЛИТЕРАТУРА

- [1] Эльсгольц, Л. Э., *Дифференциальные уравнения и вариационное исчисление*, Москва, изд. „Наука“, 1965.
[2] Vujičić, V., *Teorija oscilacija*, „Naučna knjiga“ Beograd, 1977.

ON QUASI-LINEAR OSCILLATION OF THE MECHANICAL SYSTEM

Veljko A. Vujičić

Summary

The question of quasi-linear oscillation with small parameters has been the subject of many papers and monographies. But as still does not exist an acceptable analytical working method for solution of quasi-linear oscillation system with more degrees of freedom, therefore, in this paper is given a generalization of procedure of small parameters [1] for the system of one degree of free oscillation to the mechanical system of more degrees of free oscillation.

It is considered the system of N points under action of conservative, constraint and nonconservative forces dependent on small parameter, whose differential equation of motion in $2n$ -dimensional phase space have the form (1), where the functions $f_\alpha(t)$ are periodical and B_α continuous on t , analytically dependent on canonical variables q^α and p^α and of small by module parameter ε . By developing these functions R_α in power series by $q^\alpha - q_0^\alpha$, $p_\alpha - p_{0\alpha}$ and by supposing the solutions in the form (4), the solutions are found in the form (12) for the nonresonant case of oscillation.

О КВАЗИЛИНЕАРНИМ ОСЦИЛАЦИЈАМА МЕХАНИЧКОГ СИСТЕМА

Велько А. Вуйичић

Резиме

Питање квазилинеарних осцилација са малим параметром предмет је многих радова и монографија. Међутим, како још увек не постоји једна прихватљива аналитичка радна метода за решавање квазилинеарних осцилација система са више степена слободе, у овом раду се уопштава поступак метода малог параметра [1] за систем од једног степена слободе осциловања на механички систем од више степена слободе кретања. Посматра се систем од N тачака под дејством конзервативних, принудних и неконзервативних сила зависних од малог параметра, чије диференцијалне једначине кретања у $2n$ -димензионом фазном простору имају облик (1), где су функције $f_\alpha(t)$ периодне, а R_α непрекидне по t , аналитички зависне од канонских променљивих q^α и p_α и од малог по модулу параметра ε . Развијањем ових функција R_α у степени ред по $q^\alpha - q_0^\alpha$ и $p_\alpha - p_{0\alpha}$ и претпостављајући решења у облику (4) нађена су решења у облику (12) за нерезонантни случај осцилација.