

УДК 531.391

МЕХАНИКА

Академик И. И. АРТОБОЛЕВСКИЙ, В. С. ЛОЩИН

К ИССЛЕДОВАНИЮ ДИНАМИЧЕСКОГО КОЭФФИЦИЕНТА НЕРАВНОМЕРНОСТИ ДВИЖЕНИЯ МАШИННОГО АГРЕГАТА

1. Динамическая неравномерность движения машинных агрегатов в последние годы привлекает пристальное внимание исследователей, занятых динамическими расчетами, проектированием и конструированием машин, работающих в условиях форсированных режимов. Для ее описания на отдельных участках изменения обобщенной координаты ведущего звена может служить динамический коэффициент неравномерности $\delta(\varphi)$ хода машинного агрегата ⁽¹⁾. Данная статья посвящена исследованию свойств динамического коэффициента неравномерности хода машинных агрегатов на предельных энергетических режимах.

Предполагается, что уравнение движения машинного агрегата приведено к виду

$$dT/d\varphi = M(\varphi, T), \quad (1)$$

причем:

1°) приведенный момент $M(\varphi, T)$ всех действующих сил является функцией, определенной и непрерывной в полосе

$$0 \leq T \leq T^*, \quad -\infty < \varphi < +\infty, \quad (2)$$

где T^* — максимально возможное значение кинетической энергии движения машинного агрегата, которое ему могут сообщить действующие силы;

2°) на границах полосы (2) выполняются неравенства

$$M(\varphi, 0) > 0, \quad M(\varphi, T^*) \leq 0;$$

3°) крутизна приведенного момента всех действующих сил непрерывна и отрицательна в полосе (2), $M_T'(\varphi, T) < 0$;

4°) приведенный момент $M(\varphi, T)$ имеет период ξ относительно угла поворота φ :

$$M(\varphi + \xi, T) = M(\varphi, T).$$

Приведенный момент инерции масс всех звеньев считается ξ -периодической функцией угла поворота φ звена приведения, $I = I(\varphi)$.

В рассматриваемых условиях крутизна приведенного момента всех действующих сил ограничена снизу и сверху некоторыми отрицательными константами ⁽²⁾

$$-\lambda_2 \leq M_T'(\varphi, T) \leq \lambda_1, \quad 0 < \lambda_1 \leq \lambda_2. \quad (3)$$

2. Динамический коэффициент неравномерности движения машинного агрегата вдоль энергетического режима $T = \bar{T}(\varphi)$ может быть записан в виде ⁽¹⁾

$$\delta[T(\varphi)] = \delta[T(\varphi_0)] + \frac{1}{2} \int_{\varphi_0}^{\varphi} \chi[T(z)] dz, \quad (4)$$

где $\delta[T(\varphi_0)]$ — значение, принимаемое им в положении $\varphi = \varphi_0$ ведущего вала, а $\chi[T(\varphi)]$ — характеристический критерий первого рода рассматриваемого режима ⁽³⁾.

В большинстве задач, выдвигаемых практикой, представляет интерес динамическая неравномерность хода лишь на каком-либо определенном участке исследуемого режима движения машинного агрегата. В качестве таких участков могут выступать промежутки разгона, либо торможения ведущего звена, либо отдельные участки рабочего цикла машины. Если $\varphi = \varphi_0$ — положение звена приведения, соответствующее началу * исследуемого участка режима $T = T(\varphi)$, то исходя из интегрального смысла динамического коэффициента неравномерности хода $\delta[T(\varphi)]$, естественно считать его начальное значение равным нулю:

$$\delta[T(\varphi_0)] = 0. \quad (5)$$

В соответствии с этим условием интегральная неравномерность хода, накопленная ведущим звеном до положения $\varphi = \varphi_0$, не учитывается, а отсчет ее значений, начиная с положения $\varphi = \varphi_0$, для всех последующих положений ведущего звена ведется от нулевого значения $\delta[T(\varphi_0)] = 0$, $0 \leq T(\varphi_0) \leq T^*$.

3. В рассматриваемых условиях существует единственный периодический предельный режим $T = T_\xi(\varphi)$ движения машинного агрегата ⁽²⁾. Соответствующий ему динамический коэффициент неравномерности хода

$$\delta[T_\xi(\varphi)] = \delta[T_\xi(\varphi_0)] + \frac{1}{2} \int_{\varphi_0}^{\varphi} \chi[T_\xi(z)] dz = \frac{1}{2} \ln \left[\frac{T_\xi(\varphi)}{T_\xi(\varphi_0)} \frac{I(\varphi_0)}{I(\varphi)} \right] \quad (6)$$

является также ξ -периодическим.

Отсюда следует, что приращение динамического коэффициента неравномерности хода машинного агрегата за любой полный цикл изменения угла поворота звена приведения равно нулю:

$$\Delta \delta = \delta[T_\xi(\varphi + \xi)] - \delta[T_\xi(\varphi)] = \frac{1}{2} \int_{\varphi}^{\varphi + \xi} \chi[T_\xi(z)] dz = 0. \quad (7)$$

Таким образом, периодический режим $T = T_\xi(\varphi)$ характеризуется тем, что динамическая неравномерность хода, накопленная машинным агрегатом на участках разгона, полностью погашается неравномерностью, накопленной на участках торможения внутри рассматриваемого цикла $[\varphi, \varphi + \xi]$.

Пусть $T = T(\varphi)$ — любой энергетический режим, отличный от периодического, и

$$\delta[T(\varphi)] = \delta[T(\varphi_0)] + \frac{1}{2} \int_{\varphi_0}^{\varphi} \chi[T(z)] dz = \delta[T(\varphi_0)] + \frac{1}{2} \ln \left[\frac{T(\varphi) \cdot I(\varphi)}{T(\varphi_0) \cdot I(\varphi)} \right] \quad (8)$$

— ему соответствующий динамический коэффициент неравномерности хода.

В силу принятого условия (5)

$$\delta[T(\varphi_0)] = \delta[T_\xi(\varphi_0)] = 0. \quad (9)$$

Поэтому

$$\delta[T(\varphi)] - \delta[T_\xi(\varphi)] = \frac{1}{2} \int_{\varphi}^{\varphi} \{\chi[T(z)] - \chi[T_\xi(z)]\} dz = \frac{1}{2} \ln \left[\frac{T(\varphi)}{T(\varphi_0)} \frac{T_\xi(\varphi_0)}{T_\xi(\varphi)} \right]. \quad (10)$$

Из соотношений (7), (9) и (10) и результатов работы ⁽²⁾ вытекает

* Заметим, что $\varphi = \varphi_0$ может и не соответствовать началу движения машины.

Теорема 1. За один полный цикл $[\varphi_0, \varphi_0 + \xi]$ динамический коэффициент $\delta[T(\varphi)]$ неравномерности хода машинного агрегата вдоль режима $T(\varphi) \neq T_{\xi}(\varphi)$ получает отличное от нуля приращение

$$\Delta\delta = \delta[T(\varphi_0 + \xi)] - \delta[T(\varphi_0)] = \frac{1}{2} \ln \frac{T(\varphi_0 + \xi)}{T(\varphi_0)}, \quad (11)$$

причем

$$\Delta\delta > 0 \text{ } (< 0) \text{ при } T(\varphi) < T_{\xi}(\varphi) \text{ } (T(\varphi) > T_{\xi}(\varphi)).$$

Таким образом, в данном случае динамическая неравномерность, накопленная звеном приведения на участках разгона, не может полностью погаситься неравномерностью, получаемой им на участках торможения в пределах рассматриваемого цикла.

4. Рассмотрим теперь полный цикл $[\varphi, \varphi + \xi]$, отсчитываемый от текущего значения φ угла поворота звена приведения и соответствующее ему приращение

$$\Delta\delta[T(\varphi)] = \delta[T(\varphi + \xi)] - \delta[T(\varphi)] = \frac{1}{2} \ln \frac{T(\varphi + \xi)}{T(\varphi)} \quad (12)$$

динамического коэффициента неравномерности хода машинного агрегата в режиме $T = T(\varphi)$. По мере перемещения цикла $[\varphi, \varphi + \xi]$ приращение $\Delta\delta[T(\varphi)]$, в отличие от $\Delta\delta[T_{\xi}(\varphi)] = 0$, будет изменяться. Пользуясь соотношением (7), представим его в виде

$$\Delta\delta[T(\varphi)] = \frac{1}{2} \int_{\varphi}^{\varphi + \xi} \{ \chi[T(z)] - \chi[T_{\xi}(z)] \} dz.$$

Отсюда получим

$$|\Delta\delta[T(\varphi)]| \leq \frac{1}{2} \int_{\varphi}^{\varphi + \xi} |\chi[T(z)] - \chi[T_{\xi}(z)]| dz. \quad (13)$$

Исходя из данного неравенства и асимптотических свойств ⁽⁴⁾ характеристического критерия $\chi[T(\varphi)]$, можно убедиться в том, что здесь справедлива

Теорема 2. На любом достаточно удаленном полном цикле $[\varphi, \varphi + \xi]$ приращение $\Delta\delta[T(\varphi)]$ динамического коэффициента неравномерности хода машинного агрегата в режиме $T = T(\varphi)$, определяемом начальными условиями $0 \leq T(\varphi_0) \leq \tau^*$, $\tau^* = \sup_{|\varphi| < \infty} \tau(\varphi)$, становится как угодно малым;

$$|\Delta\delta[T(\varphi)]| = |\delta[T(\varphi + \xi)] - \delta[T(\varphi)]| = \frac{1}{2} \left| \ln \frac{T(\varphi + \xi)}{T(\varphi)} \right| < \varepsilon \quad (14)$$

при всех значениях угла поворота φ звена приведения, удовлетворяющих неравенству

$$\varphi > \varphi_0 + \frac{1}{\lambda_1} \ln \left[\left(1 + \frac{\lambda_2 \tau^* \xi}{2 \varepsilon \tau_*} \right) \frac{\tau^*}{\tau_*} \right]; \quad (15)$$

здесь ε — произвольно малое положительное число, а $T = \tau(\varphi)$ — инерциальная кривая ⁽²⁾ движения машинного агрегата.

Этот результат получает естественную интерпретацию: по мере роста угла поворота φ звена приведения энергетический режим $T = T(\varphi)$ безгранично приближается к периодическому режиму $T = T_{\xi}(\varphi)$; поэтому по истечении достаточно большого промежутка переходного процесса динамическая неравномерность, накопленная ведущим звеном за любой полный цикл $[\varphi, \varphi + \xi]$, делается как угодно близкой к нулю.

Асимптотические свойства динамического коэффициента неравномерности хода $\delta[T(\varphi)]$ по отношению к $\delta[T_{\xi}(\varphi)]$ выражает следующая

Теорема 3. При безграничном росте угла поворота φ звена приведения существует конечный предел

$$\lim_{\varphi \rightarrow \infty} \{\delta[T(\varphi)] - \delta[T_{\varepsilon}(\varphi)]\} = {}^{1/2} \ln \left[\frac{T_{\varepsilon}(\varphi_0)}{T(\varphi_0)} \right] \quad (16)$$

разности между динамическими коэффициентами неравномерности хода машинного агрегата в режимах $T=T(\varphi)$ и $T=T_{\varepsilon}(\varphi)$ соответственно.

Справедливость этого предельного соотношения вытекает из равенства (10) и результатов статьи (2).

Следствие. Для всех, достаточно больших значений угла поворота φ звена приведения можно положить

$$\delta[T(\varphi)] \doteq \delta[T_{\varepsilon}(\varphi)] + {}^{1/2} \ln \left[\frac{T_{\varepsilon}(\varphi_0)}{T(\varphi_0)} \right]. \quad (17)$$

Пусть $T=T_1(\varphi)$ и $T=T_2(\varphi)$ — энергетические режимы, определяемые любыми начальными условиями

$$T_1(\varphi_0) \neq T_2(\varphi_0), \quad 0 \leq T_{1,2}(\varphi_0) \leq T^*.$$

В силу свойства единственности $T_1(\varphi) \neq T_2(\varphi)$ при всех значениях $\varphi \geq \varphi_0$.

Теорема 4. В рассматриваемых условиях не существует двух различных режимов движения машинного агрегата с тождественно равными динамическими коэффициентами неравномерности хода, т. е. из неравенства

$$T_1(\varphi) \neq T_2(\varphi), \quad \varphi_0 \leq \varphi < +\infty,$$

вытекает соотношение

$$\delta[T_1(\varphi)] \neq \delta[T_2(\varphi)], \quad \varphi_0 \leq \varphi < +\infty.$$

Полученный результат, как нам кажется, имеет существенное практическое значение.

Поступил
28 IV 1971

ЦИТИРОВАННАЯ ЛИТЕРАТУРА

- ¹ И. И. Артоболевский, ДАН, 87, № 3 (1952). ² В. С. Лощинин, Т. Инст. машиноведения, Семинар по теории машин и механизмов, 23, в. 91, Изд. А СССР, 1961. ³ И. И. Артоболевский, Изв. АН СССР, ОТН, № 12 (1952). ⁴ I. Artobolevsky, V. S. Loshchinin, J. Mechanisms, 5 (1970).