

Анализ схемы ССП (рис. 1) позволяет сделать вывод о незначительном конструктивном усложнении системы подрессоривания. Управление связанной системой подрессоривания не представляет трудностей для механиков-водителей.

В связи с этим является актуальным создание рациональной ССП на базе пневмогидравлической подвески, позволяющей уменьшить негативное влияние колебательных процессов на экипаж и оборудование быстроходной гусеничной машины и повысить эффективность применения ГМ.

Литература.

- 1. Ладур А.Д. Исследование малых колебаний корпуса танка со связанными системами подрессоривания. Информационный выпуск. М.: Издание академии БТВ, 1966.
- 2. Теоретическое исследование плавности хода машин со связанными амортизаторами. Отчет по НИР. М.: Академия БТВ, 1968.
- 3. Головашкин Ф.П. Система подрессоривания со связанными гидропневматическими рессорами. Патент на полезную модель RU № 64142 от 27.06.2007 г., приоритет от 23.09.2005 г.
- 4. Дмитриев А.А., Чобиток В.А., Тельминов А.В. Теория и расчет нелинейных систем подрессоривания гусеничных машин. М.: «Машиностроение», 1976. 207 с.

Алгоритм и результаты расчета электромагнитной форсунки бензинового двигателя

д.т.н., проф. Ерохов В.И., Макарова М.П. $M\Gamma TV$ «МАМИ»

Электромагнитная форсунка представляет собой быстродействующий клапан, обеспечивающий дозированную подачу топлива в цилиндры двигателя. Электрическое поле, создаваемое в обмотке электромагнита $ЭМ\Phi$ под воздействием электрических импульсов, посы-

лаемых с ЭБУ, приподнимает сердечник. Якорь электромагнита вместе с запирающим конусом в процессе работы колеблется с высокой частотой. Если на обмотку электромагнита подают импульс тока, то запирающий конус приподнимается на 0,1 мм над седлом распылителя. Воздушные зазоры оказывают влияние на электротехнические параметры:

$$\Delta_{p_3} = \Delta_{1p_3} + \Delta_{2p_3},\tag{1}$$

где: Δ_{1n3} - начальный рабочий зазор,

 Δ_{2n3} - конечный рабочий зазор.

$$\delta_{\rm g} = \Delta_{\rm lps} \,. \tag{2}$$

Продолжительность открытого и закрытого состояния ЭМФ находится в диапазоне 1...1,5 мс. При подаче импульса напряжения клапан открывается и топливо через распылитель тонкой распыленной струей подается под давлением на впускной клапан. Важнейшей характеристикой ЭМФ является ее быстродействие, определяемое жесткостью возвратной пружины, массой запирающего элемента и конструкцией электромагнитной системы. Быстродействующие ЭМФ имеют малое сопротивление обмотки 4,0 Ом и менее. Целесообразно иметь две цепи управления ЭМФ. Для быстрого открытия клапана форсунки используется первая (форсирующая) обмотка, по которой течет большой ток. Для удержания клапана ЭМФ в открытом состоянии большой ток не требуется, и управление электромагнитом переходит на другую (удерживающую) цепь с большим сопротивлением.

Тяговая характеристика представляет зависимость электромагнитного усилия $F_{_3}$ от перемещения δ якоря, т.е. $F_{_3}=f(\delta)$. Механическая характеристика представляет собой зависимость противодействующих сил $F_{_{\rm M}}$, создаваемых пружинами и силой тяжести, от величины перемещения якоря, т.е. $F_{_{\rm M}}=\psi(\delta)$. Временные фрагменты осциллограмм переходных процессов в электрической и механической частях форсунки за время (t) приведены на рис. 1.

В момент срабатывания электромагнита время срабатывания $t_{\rm cp}$, в течение которого ток нарастает до $I_{\rm cp}$. Время движения якоря (сердечника) определяет время его движения $t_{\rm lb}$, которое совместно со временем $t_{\rm lb}$ и составляет время срабатывания:

$$t_{\rm cp} = t_{\rm Tp} + t_{\rm AB}, c \tag{3}$$

где: $t_{\rm rp}$ - время трогания, измеряемое от момента подачи напряжения на электромагнит до момента начала движения клапана дозатора с якорем электромагнита, с;

 $t_{_{
m ДВ}}$ - время перемещения клапана дозатора вместе с якорем электромагнита из закрытого состояния в открытое, с.

Если индуктивность электромагнита постоянного тока принять постоянной, то время трогания определится:

$$t_{\rm Tp} = \frac{L \cdot \ln\left(\frac{1}{1 - I_{\rm T} / I_{\rm y}}\right)}{R}, c \tag{4}$$

где: L - индуктивность катушки электромагнита, Γ ;

R - активное сопротивление катушки, Ом;

 $I_{\rm y}$ - установившееся значение тока в катушке электромагните, A;

 $I_{\scriptscriptstyle
m T}$ - ток трогания клапана дозатора с якорем электромагнита, А.

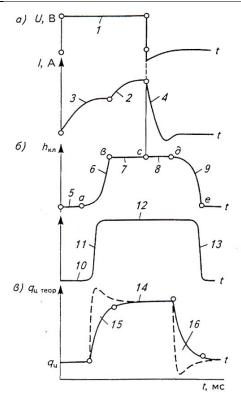


Рис. 1. Временные фрагменты осциллограмм переходных процессов, происходящих в электрической и механической частях форсунки за время *t*:

a — осциллограмма напряжения и тока в обмотке; δ — высота $h_{\kappa\pi}$ перемещения (открытия) клапана; ϵ — осциллограмма цикловой подачи; теоретическая (q_{umeop}) и фактической (q_u); 1 — осциллограмма напряжения (U,B); 2 и 3 и 4 — осциллограммы импульса тока (I,A); 5 — закрытое положение клапана; 6 — начало и конец движения клапана; 7 — открытое состояние клапана; 8 — задержка импульса открытого состояния клапана; 9 — величина обратного перелета клапана; 10 — задержка цикловой подачи топлива; 11 — линия начала цикловой подачи топлива; 12 — теоретическая линия подачи топлива; 13 — теоретическая линия снижения подачи топлива; 14 — фактическая величина подачи топлива; 15 — область увеличения цикловой подачи топлива; 16 — область снижения цикловой подачи топлива; 16 — область снижения цикловой подачи топлива; 16 — область снижения клапана; 16 — окончание перемещения клапана; 16 — окончание импульса тока; 16 — начало обратного движения клапана; 16 — окончания движения клапана.

Время перемещения клапана дозатора с якорем электромагнита $t_{\rm дв}$ можно определить из уравнения равноускоренного движения этих деталей:

$$t_{\text{\tiny AB}} = \frac{\delta_{\text{\tiny S}}}{50 \cdot a},\tag{5}$$

где: a - ускорение клапана дозатора с якорем электромагнита, м/ c^2 .

Ускорение клапана дозатора с якорем электромагнита в свою очередь будет зависеть от действующих на них сил и их массы:

$$a = \frac{P_{\rm M} - P_{\rm A}}{m} _{\rm M/c^2,} \tag{6}$$

16

где: $P_{_{\rm M}}$ - сила электромагнита, H;

т - масса клапана дозатора с якорем электромагнита, кг.

Сила от перепада давлений на входе и выходе дозатора равна:

$$P_{\mathbf{g}} = \left(p_{\mathbf{Bx.max}} - p_{\mathbf{Bbix.min}}\right) \cdot S \cdot g, \tag{7}$$

где: $p_{\text{вх. max}}$ - максимальное давление на входе дозатора, кг/см 2 ;

 $p_{\scriptscriptstyle \mathrm{Bbx,min}}$ - минимальное давление на выходе дозатора, мПа.

Для упрощения расчетов сила воздействия электромагнита, сила от перепада давлений на входе и выходе дозатора считаются постоянными и не зависящими от хода клапана дозатора с якорем электромагнита. Такое допущение вполне оправдано, так как ход клапана дозатора с якорем электромагнита в таких конструкциях очень мал и составляет величину порядка 1 мм и меньше. Выразив из формул 5-7 силу электромагнита, получим:

$$P_{\rm M} = \frac{0.02 \cdot H_{\rm max} \cdot m}{t_{\rm JB}^2} + \left(p_{\rm BX.max} - p_{\rm Bb.K.min}\right) \cdot S \cdot g. \tag{8}$$

Если задаться величиной времени срабатывания дозатора $t_{\rm cp}=2,0\,{\rm Mc}$ и принять соответственно $t_{\rm Tp}=1,0\,{\rm Mc}$ и $t_{\rm дв}=1,0\,{\rm Mc}$, то можно сформулировать требования к основным элементам дозатора. В формуле (4) значение натурального логарифма при $I_{\rm T}/I_{\rm y}<0,3\,$ (для быстродействующих электромагнитов $I_{\rm T}/I_{\rm y}$ еще меньше) будет 0,5 и менее.

Следовательно, для электромагнита дозатора должно выполняться условие

$$\frac{L}{R} < 0,002, c$$
 (9)

Преобразуя (8), получим силу электромагнита:

$$P_{\rm M} = 20000 \cdot H_{\rm max} \cdot m + \left(p_{\rm ex.max} - p_{\rm eblx.min}\right) \cdot S \cdot g. \tag{10}$$

Между якорем управляющего электромагнита и топливным запирающим узлом существует жесткая связь, поэтому временная диаграмма срабатывания однозначно связана с динамикой электромагнитной части форсунки.

Продолжительность циклового впрыскивания $\tau_{_{IIB}}$ можно представить уравнением:

$$\tau_{\text{\tiny LIB}} = \tau_{\text{\tiny M}} - \tau_{oa} - \tau_{ae} + \tau_{cd} + \tau_{de}, \tag{11}$$

где: $\tau_{_{\text{ЦВ}}}$ – длительность циклового впрыскивания;

 $\tau_{_{\rm II}}$ – длительность управляющего импульса;

 τ_{oa} – запаздывание начала движения затвора;

 τ_{as} – время движения затвора при его открытии;

 τ_{cd} — запаздывание движения затвора при его закрытии;

 τ_{de} – время движения затвора при его закрытии.

Цикловая объемная доза топлива может быть представлена выражением:

$$g_{\text{IIT}} = g_{\text{o}} \cdot \tau_{\text{IIB}}, \tag{12}$$

где: $g_{\rm o}$ – статическая производительность ЭМФ.

В реальной ЭМФ клапан открывается и закрывается не одновременно с началом поступления и окончанием управляющего импульса подачи тока, а с некоторым запаздыванием. Продолжительность срабатывания и отпускания электромагнита не зависит от продолжи-

тельности импульса тока в обмотке, так как они являются неуправляемыми временными параметрами.

Быстродействие форсунки с электромагнитным управлением характеризуется неуправляемым временем открытия затвора и составляет:

$$\Delta \tau_{o3} = \tau_{oa} + \tau_{ab}. \tag{13}$$

Продолжительность закрытия затвора составляет:

$$\Delta \tau_{33} = \tau_{cd} + \tau_{de}. \tag{14}$$

Фактическая продолжительность открытого состояния затвора τ_{ad} отличается от длительности импульса τ_{oc} . Статическая производительность ЭМФ характеризует величину предельного расхода при постоянно открытом ее клапане. Чтобы ЭМФ не потеряли управляемость при максимальной цикловой подаче и максимальной частоте вращения, между управляющими импульсами должна быть пауза продолжительностью не менее времени отпускания t_{ont} . Реальная продолжительность паузы должна быть не менее 2 мс. Максимальная продолжительность управляющих импульсов может быть определена

$$\tau_{\text{max}} \le T_{\text{min}} - t_{\text{отп}}. \tag{15}$$

Минимальная продолжительность управляющих импульсов должна быть равна или более времени срабатывания клапана:

$$\tau_{\min} \ge t_{\rm cp}. \tag{16}$$

Максимально возможная продолжительность открытого состояния клапана ограничивается периодом следования формируемых импульсов по формуле

$$T = (60\tau/ni) \cdot 10^3, \tag{17}$$

где: T — период следования импульсов тока, мс; n — частота вращения КВ двигателя, мин $^{-1}$; τ — коэффициент тактности двигателя; i — общее число срабатываний ЭМФ за один оборот распределительного вала.

Расчетно-экспериментальный анализ показал, если на электромагнит подается импульс тока, то игла ЭМФ поднимается на 0,1 мм над седлом и топливо выходит через калиброванную щель. Время задержки открытия и закрытия ЭМФ находятся в диапазоне 1...1,5 мс. Задержка срабатывания ЭМФ составляет 1 мс, продолжительность открытого состояния 2...10 мс. Напряжение системы привода ЭМФ 4В. ЭМФ заземлена на массу в ЭБУ. Магнитный поток ЭМФ достигает своего максимального значения через промежуток времени

$$\tau = (4...5)L_{\text{3}\phi\text{M}}/r_{\text{3}\phi\text{M}},\tag{18}$$

где: $L_{\mbox{\tiny 3}\phi\mbox{\tiny M}}$ – индуктивность обмотки электромагнита ЭМФ;

 $r_{\rm эфм}$ – активное сопротивление обмотки ЭМФ.

Ток в обмотке ЭМФ после ее срабатывания изменяется по экспоненциальному закону. После окончания управляющего импульса магнитный поток исчезает не сразу. На частотах 500 Γ ц и выше время срабатывания и время отпускания не зависят от продолжительности импульса тока и являются неуправляемыми временными параметрами. ЭМФ обеспечивает открытие отверстия для прохода топлива за 0,6 мс и закрытие за 0,2 мс и позволяет работать с частотой 250 Γ ц. Импульс шириной t_i приводит в действие оконечный каскад, управляющий впрыскиванием топлива:

$$t_i = t_p + t_m + t_s = t_p + k_2 \cdot t_p + t_s = t_p \cdot (1 + k_2) + t_s = k_1 \cdot (Q/n), \tag{19}$$

где: $k = k_1 \cdot (1 + k_2)$, что и требуется для реализации программы топливоподачи.

Алгоритм управления основной исполнительной частью ЭМФ однозначно связан с ди-

намикой электромагнитной ее части и влияет на продолжительность $t_{\scriptscriptstyle \rm II}$ и на цикловую дозу впрыскивания $Q_{\scriptscriptstyle \rm IIR}$

$$t_{\text{имп}} = t_{\text{II}} + t_{\text{IIII0}} - t_{\text{IIII3}},$$
 (20)

где: $t_{\text{имп}}$ –длительность электрического управляющего импульса;

 $t_{_{\rm II}}$ – продолжительность циклового впрыскивания;

 $t_{\rm nno}$ –длительность переходного процесса открывания;

 $t_{\text{nn}3}$ -длительность переходного процесса закрытия ЭМФ.

$$Q_{\rm II} = \mu_{\rm o} \cdot f_{\rm o} \cdot \sqrt{2/\rho} \cdot \sqrt{p_{\rm cp}} \cdot t_{\rm II}, \tag{21}$$

где: $\mu_{\phi} \cdot f_{\phi}$ – площадь эффективного сечения дозирующего отверстие ЭМФ;

 $p_{\rm cp}$ – средний перепад давления на дозирующем отверстии;

ρ - плотность топлива.

Выводы

Разработаны теоретические основы расчета и проектирования ЭМФ, алгоритмы диагностирования бензинового двигателя, аппаратурная и алгоритмическая поддержка системы управления процессами топливоподачи.

Литература

- 1. Ерохов В.И. Системы впрыскивания бензиновых двигателей. Учебное пособие . 2005 г. Горячая линия. -365 стр.
- 2. Черняк Б.Я. Автоматическое регулирование и управление процессами двигателей внутреннего сгорания, ч. III. МАДИ, М., 1994.
- 3. Казаков Л.А. Электромагнитные устройства РЭА. Справочник.- М. Радио. 1991.
- 4. Электротехнический справочник / Под ред. П.Г. Грудинского, М.Г. Чиликина (глав. ред.) и др. Т.1. М.: Энергия, 1971. 880 с.
- 5. Куске Е.Я. Применение расчетных методов к анализу динамики затвора клапана в форсунках электронно-управляемых систем бензиновых двигателей. Журнал «Двигателестроение» № 9, 1985. 28-31 с.

Совершенствование лазерно-искровой системы зажигания транспортного двигателя

д.т.н., проф. Ерохов В.И., Ревонченков А.М. $M\Gamma TV$ «МАМИ»

Повышение топливной экономичности и снижение вредных выбросов транспортного двигателя зависит от совершенства систем топливоподачи и зажигания. Целью настоящей работы является повышение надёжности воспламенения обедненных ГС и создание адаптивной системы управления лазерно-искровой системой зажигания двигателей с впрыскиванием газового топлива. Задачей данной работы является исследование параметров лазерно-искровой системы зажигания двигателя внутреннего сгорания с более высокими энергетическими характеристиками воспламенения горючей смеси, а также в связи с этим снижение расхода топлива и уменьшение токсичности ОГ.

Нижний предел воспламеняемости для метана соответствует обеднению с α = 1,90. При обеднении горючей смеси, приближающемся к предельному α, наблюдается неустойчивая работа ДВС из-за пропусков воспламенения в случае применения традиционной искровой системы зажигания, так как энергия воспламенения горючей находится в диапазоне: 0,05...15 Дж, а искровая система зажигания обеспечивает только нижний предел по энергии.

Подача дополнительной электромагнитной энергии в область искрового зазора свечи