Адаптивная система активного гашения (АСАГ) шума в акустических волноводах

Быков К.В.

Цель работы: Исследование и проектирование адаптивных систем гашения акустических полей.

- **Задачи:** Провести анализ различных источников акустических шумов и их воздействия;
 - Проанализировать существующие адаптивные средства гашения шума объектов ЭА;
 - Исследовать математические модели и алгоритмов управления АСАГ;
 - Исследовать объекты управления и принципы построения имитационных моделей методом электроакустических аналогий;
 - Провести математическое моделирование объектов сенсорного блока;
 - Разработать структуру адаптивной системы активного гашения шума;
 - На математической и физической моделях акустического длинного волновода провести сравнительное исследование эффективности компенсации адаптивной системы;

Анализ источников шума



Структурная схема одномерной САГ

Условные обозначения

Ри - звуковое давление исходной звуковой волны;

Рк - результирующее звуковое давление;

Va, Vb - сигналы на выходах блоков излучения и управления;

Передаточные функции:

W1,W2 - передаточные функции участков волновода;
W3 - передаточная функция акустической обратной связи
W4, W6 - передаточная функция микрофона исходного поля и контрольного микрофона;
W5 - передаточная функция источника контрольного поля;
Wкор- корректирующий блок;

$$egin{aligned} &V_{A}=P_{H}W_{4}+V_{B}W_{5}G_{1}W_{4}\ ;\ &V_{B}=V_{A}W_{\kappa op}\ ;\ &P_{d}=(P_{H}(W_{1}+W_{2})+V_{B}W_{5}W_{2})W_{6},\ &Ontumaльная передаточная функция блако и прорадочная функция defined and the set of the set o$$

блока управления, обеспечивающая полное гашения шум:

$$W_{opt} = \frac{-(W_1 + W_2)}{(W_4 W_5 W_2 - W_5 W_3 W_4 (W_1 + W_2))}$$



МИП - микрофон исходного поля ИКП - источник корректирующего поля КМ - контрольный микрофон МБУ - модуль блока управления

Исследование математической модели акустического волновода методом электроакустических аналогий

 $m = \rho \cdot h \cdot S$ - масса воздуха; $C = \frac{V}{\gamma \cdot \rho_0 \cdot S^2}$ - гибкость воздуха; $f_0 = \frac{c}{2 \cdot \pi} \cdot \sqrt{\frac{S}{h \cdot V}}$

где ρ - плотность воздуха, кг/м³; h - длина трубки, м; S - сечение трубки, м³, V - объем воздуха в полости, м³; γ = 1,41 (для воздуха); ρ_0 - нормальное атмосферное давление, Па; S - сечение горла полости, м³

$$\frac{\partial^2 \Phi}{\partial x^2} = \frac{1}{c^2} \cdot \frac{\partial^2 \Phi}{\partial t^2} \qquad \Phi_v(x,t) = A_v \cos(k_v x + \varphi_{vx}) \cos(k_v ct + \varphi_{vt})$$

 $A_{v}\cos(\varphi_{vx})\cos(\omega_{v}\cdot t+\varphi_{vt}) = A_{v}\cos(k_{v}l+\varphi_{vx})\cos(\omega_{v}\cdot t+\varphi_{vt}) = 0$

$$\Phi_{v}(x,t) = \Phi_{v}(x)\cos(\omega_{v}\cdot t + \varphi_{vt}) \quad \Phi_{v}(x) = A_{v}\sin\frac{v\pi x}{l} \qquad \omega_{v} = k_{v}c = v\pi c/l$$





Исследование вариантов реализации измерительных и компенсирующих блоков



Исследование математической модели микрофона





Микрофон как электромеханический преобразователь

 $\begin{cases} U = A \cdot V + B \cdot F \\ I = C \cdot V + D \cdot F \end{cases} \qquad K = \frac{F_0}{I} = \frac{E_0}{V} = B \cdot l \\\\ \begin{cases} V = D \cdot U + B \cdot I \\ F = C \cdot U + A \cdot I \end{cases} \qquad E = \frac{U_0 \cdot V}{j \cdot \omega \cdot d} \qquad F = \frac{U_0 \cdot I}{j \cdot \omega \cdot d} \\\\ \frac{F_0}{I} = \frac{U_0}{V} = \frac{1}{D} = K \qquad K = \frac{F}{I} = \frac{E}{V} = \frac{U_0}{j \cdot \omega \cdot d} \end{cases}$

Собственное механическое сопротивление $\xi_0 = r_1 + j\omega \cdot m_1 + \frac{1}{j\omega \cdot c_{\Sigma}}$ $\underbrace{ - \frac{G \cdot G}{G + G}}_{G + G}$ - гибкость подвижной системы микрофонного капсуля Со - гибкость объема воздуха под мембраной С1 - гибкость мембраны $\xi_0 = j\omega \cdot m + \frac{1}{i\omega \cdot c_{\Sigma}} = \frac{1}{i\omega \cdot c_{\Sigma}} (1 - \omega^2 \cdot m_1 \cdot c_{\Sigma}) = \frac{1}{i\omega \cdot c_{\Sigma}} (1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2})$

$$\omega_0 = \frac{1}{\sqrt{m_1 \cdot c_{\Sigma}}} \qquad Z_0 = \frac{1}{j\omega \cdot c_{\Sigma}}$$



Чувствительность микрофона как электромеханического преобразователя $E = \frac{U}{P} \quad a_{ak} = \frac{F}{P} \quad -$ акустическая характеристика $a_{Mex} = \frac{K}{\xi_0 + \xi_{en}}$ - механическая характеристика $a_{3n} = \frac{Z_n}{Z_0 + Z_{en}}$ - электрическая характеристика $E = a_{ak} \cdot a_{Mex} \cdot a_{3n} = a_{ak} \cdot \frac{K}{\xi + \frac{K^2}{Z_0 + Z_{en}}} \cdot \frac{Z_n}{Z_n + Z_0}$

Исследование математической модели динамика





Динамик как электромеханический преобразователь

$$\begin{cases} U = A \cdot V + B \cdot F \\ I = C \cdot V + D \cdot F \end{cases} \qquad B = D \cdot Z_0 = \frac{Z_0}{K} \qquad C = D \cdot \xi_0 = \frac{\xi_0}{K} \\ F = B_0 \cdot L_k \cdot I \cdot n \\ K = B_0 \cdot L_k \cdot n \\ \frac{U}{I} = \frac{B}{D} = Z_0 \end{cases} \qquad \begin{cases} U = K \cdot (1 + \frac{\xi_0 \cdot Z_0}{K}) \cdot V + \frac{Z_0}{K} \cdot F \\ I = \frac{\xi_0}{K} \cdot V + \frac{1}{K} \cdot F \end{cases}$$

Во - индукция магнитной цепи в отсутствие колебаний;

- Lк индуктивность катушки; N число витков катушки;
- Zo собственное электрическое сопротивление;

 собственное механическое сопротивление подвижной части преобразователя;

Сопротивление динамика

$$\begin{split} Z = & \frac{K \cdot (1 + \frac{\xi_0 \cdot Z_0}{K^2}) + \xi \cdot \frac{Z_0}{K}}{\frac{\xi_0}{K} + \frac{\xi}{K}} = Z_0 + \frac{K^2}{\xi_0 + \xi} = Z_0 + Z_{\rm \tiny GH} \\ Z_{\rm \tiny GH} = & \frac{K^2}{\xi_0 + \xi} \end{split}$$



 $1/\omega_0^2 = C_{me} \cdot L_{me}$ $Q_m = \omega_0 \cdot R_{me} \cdot C_{me}$ $Q_e = \omega_0 R_e \cdot C_{me}$

 $Q_{\rm l} = Q_e \cdot Q_m \, / (Q_e + Q_m)$ - общая добротность на частоте $\omega_{\rm n}$

 $W_{5}(\omega) = (j\omega/\omega_{0})^{2}/(1+(j\omega/\omega_{0})^{2}+(j\omega/\omega_{0})\cdot Q_{1}^{-1})$

Результаты моделирования



Эквивалентная электрическая схема преобразователя на низких частотах

Комплексное электрическое сопротивление а –амплитуда, б –фаза;

Исследование методов компенсации волновой обратной связи W3 с помощью двух элементного ИКП



 $W_3 \rightarrow \min$

Вариант реализации АСАГ



Фильтр с конечной импульсной характеристикой порядка N



$$y(n) = h(n) * x(n) = \sum_{k=0}^{N-1} h(k) x(n-k)$$

11

* = символ свертки

Требуется N операций умножения с накоплением для каждого выходного отсчета

Характеристики КИХ фильтров

- Импульсная характеристика имеет конечную длительность (N циклов)
- Линейная фаза, постоянная групповая задержка (N должно быть нечетным)
- Нет аналогового эквивалента
- Безусловная устойчивость
- Может быть адаптивным
- Вычислительные преимущества при децимации на выходе
- Легкое понимание принципов и проектирование
 - Синтез произвольной частотной характеристики и использование обратного БПФ

Функциональная схема АСАГ



[12]

Зависимость уровня гашения шума АСАГ в прямом и обратном направлениях



Зависимость уровня гашения АСАГ в обратном направлении от частоты На графике видно, что на средних частотах диапазона в прямом направлении (верхний график) достигается значительное гашения уровня шума. Однако на низких и верхних частотах диапазона уровень гашения сигнала составляет только 6 дБ. Из нижнего графика видно, что гашение на средних частотах диапазона в обратном направлении практически нет т.е. излучатель является направленным, акустическая обратная связь обусловленная этим фактором исключена. На крайних границах диапазона гашение сигнала составляет 6 дБ.

Выводы

В результате работы были решены следующие задачи:

- Проведен анализ различных акустических шумов и их воздействия;
- Проанализированы существующие адаптивные алгоритмы и выбрана модель АСАГ с функциональной обратной связью реализующая адаптивный алгоритм идентификации объекта.
- Исследован метод электромеханических аналогий на основе которого были предложены математические модели объектов сенсорного блока.
- Предложен вариант реализации направленного излучателя минимизирующего акустическую обратную связь.
- Исследование работы АСАГ проведенные на математической модели акустического волновода показали снижения шума на 24дБ в диапазоне частот от 60 до 600 Гц.
- Предложенный метод адаптивной подстройки исключает необходимость в предварительной настройки системы. Отпадает необходимость в точном позиционировании динамиков друг относительно друга или выравнивании акустических параметров излучателей, т.к. в процессе работы системы эти параметры учитываются автоматически. Это в свою очередь повышает общую надежность системы.

Апробация:

Работа "Разработка экспериментального стенда для исследования систем активного снижения акустических шумов в одномерных волноводах" была представлена на конкурсе отбора на лучшие научно-технические и инновационные работы творческой молодежи по техническим наукам.