МОДЕЛИРОВАНИЕ АКУСТИЧЕСКИХ ПОЛЕЙ ВЕТРОДВИГАТЕЛЕЙ И ПУЛЬСИРУЮЩИХ ВОЗДУШНО-РЕАКТИВНЫХ ДВИГАТЕЛЕЙ

С.Ю. КИРИЧЕНКО, Г.И. СОКОЛ

Днепропетровский национальный университет имени Олеся Гончара

Рассмотрены физические основы генерирования акустических полей при работе ветроэнергетических установок и пульсирующих воздушно-реактивных двигателей. Получены аналитические выражения, позволяющие проанализировать характеристики полей. Разработаны методики расчета для определения частот, звуковых давлений и характеристик направленности, представлен аналитический анализ связи характеристик внутрикамерного процесса и акустического поля двигательных установок.

введение

Актуальной проблемой современного двигателестроения в авиационной и ракетной техниках является исследование шума. Как и при работе ВЭУ, шум пульсирующих двигателей характеризуется величиной звукового давления и частотным диапазоном отдельных гармоник. При анализе шума необходимо выяснить взаимосвязь характеристик процессов горения, смешения, истечения, конструктивных параметров двигателей и шума в окружающей среде.

Целью настоящей работы является моделирование звуковых полей пульсирующих двигателей и разработка методик, позволяющих рассчитать характеристики инфразвуковых акустических полей, которые генерируются ротором ветроэлектрической установки.

1. МЕТОДИКИ РАСЧЕТА ИНФРАЗВУКОВЫХ ХАРАКТЕРИСТИК АКУСТИЧЕС-КОГО ПОЛЯ ВЕТРОКОЛЕСА

Рассмотрим элемент лопасти, расстояние до которого от оси ветроколеса равно R; пусть dR – радиальная длина его и a – ширина, измеренная в проекции на плоскость вращения.

Силы, с которыми элемент воздействует на среду, обозначим: A(R)dR и B(R), dR направлена обратно вращательному движению ротора ветроагрегата.

$$\begin{array}{ccc} R_{0} & R_{0} & R_{0} \\ n \int A(R) dR = n \int dP = P ; & n \int B(R) dR = n \int dM = M , \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{array}$$

где *n* – число лопастей; *R*₀ – длина лопасти; *P* – аэродинамическая сила, приводящая лопасть в движение; *M* – момент во вращательном движении лопасти.

Допустим, что силы равномерно распределены по ширине лопасти.

Если прохождение лопасти началось в момент времени t=0, то оно будет закончено во время τ . Периодически повторяющиеся с периодом T силы разложим в ряд Фурье

$$F_1(t) = \begin{cases} A(R)\frac{R}{a}dR\,d\theta & \dots & (0 < t < \tau) \\ 0 & \dots & (\tau < t < T) \end{cases} = \sum_{1}^{\infty} A_m \cos\left(mnat - \varepsilon_m\right) + A_0;$$

$$F_2(t) = \begin{cases} B(R)\frac{R}{a}dR\,d\theta & \dots & (0 < t < \tau) \\ 0 & \dots & (\tau < t < T) \end{cases} = \sum_{1}^{\infty} B_m \cos\left(mnat - \mu_m\right) + B_0$$

Здесь θ – угол; $d\theta$ – элементарный угол в плоскости вращения; ε_m , μ – фазы; A_m , B_m – амплитуды гармоник; m – номер гармоники. При этом

$$A_{m} = \frac{2}{m\pi} A(R) \cdot \frac{R}{a} \sin\left(m\pi \frac{\tau}{T}\right) dR \, d\theta \qquad \qquad B_{m} = \frac{2}{m\pi} B(R) \cdot \frac{R}{a} \sin\left(m\pi \frac{\tau}{T}\right) dR \, d\theta ;$$

Нас интересуют первые гармоники, имеющие частоту инфразвука. Для первых гармоник имеем

$$A_m = \frac{n}{\pi} A(R) dR d\theta;$$
 $B_m = \frac{n}{\pi} B(R) dR d\theta$

Потенциал скоростей обусловленный сосредоточенной силой с компонентами *X*, *Y*, *Z*. С учетом того, что точка наблюдения лежит в плоскости *X*, *Y* на расстоянии *r*

$$\phi = \frac{-i}{4\pi\rho k c} X\left(\frac{1}{2r} + \frac{ik}{r}\right) \cdot \frac{e^{-ikr}}{r} x \, \bigg|,$$

где ρ – плотность среды; k – волновое число; x – координата.

Выражение для звукового давления в дальнем акустическом поле имеет вид

$$p = \frac{m\omega_{\rm l}}{2\pi cr} \left[-P\cos\vartheta + \frac{nc}{\omega_{\rm l}R_2^2} M \right] J_{mn} \left(kR\sin\vartheta \right). \tag{1}$$

Здесь 9 — угол характеристики направленности; $x/r=\cos 9$ — направление косинуса радиуса-вектора; ω_m — круговая частота каждой гармоники; r велико в сравнении с длиной волны и диаметром лопасти; где ωl — круговая частота основного тона.

Получены и построены кривые характеристик направленности первых инфразвуковых гармоник шума, излучаемого ветроколесом. Для проведения расчетов составлены алгоритм и программа на языке MAPLE. В расчет заложены следующие исходные данные: число оборотов ветроколеса 46,7; скорость звука в воздушной среде 340 м/с; сила аэродинамического сопротивления P=50000 H; величина движущего момента 7000 Hм; число лопастей – 3; длина каждой лопасти – 10 м; Расстояние вдоль лопасти до точки приложения аэродинамической силы равно 7,5 м; плотность воздушной среды – 1, 23 кг/ см³. Из данных расчетов видно, что уровень звукового давления на расстоянии 300 м от ветроагрегата ВЭУ-250С он составляет менее 80 дБ. Эта цифра отвечает санитарным нормам.

Излучаемая акустическая мощность определяется из выражения

$$W = -\int_{0}^{\pi} \frac{p^2}{2\rho c} 2\pi r^2 \sin \theta d\theta$$
⁽²⁾

Из расчета по (2) следует, на акустическое излучение тратится 0,01 % от общей мощности ВЭУ.

2. МОДЕЛИРОВАНИЕ АКУСТИЧЕСКИХ ПОЛЕЙ ПУЛЬСИРУЮЩИХ ВОЗДУШ-НО-РЕАКТИВНЫХ ДВИГАТЕЛЕЙ

Получим выражение для силы R(t) в определенный «застывший» момент времени. Точку приложения силы мысленно сосредоточим в одной плоскости – плоскости среза сопла. Пусть $A(R)RdRd\Theta$ – элементарная сила, приложенная к элементу среды $RdRd\Theta$ на срезе сопла. Здесь обозначено: R – расстояние от оси сопла до элемента, dR – радиальная длина выбранного элемента, $d\Theta$ – его ширина, R_0 – радиус сопла на срезе. Сила $A(R)RdRd\Theta$ параллельна оси и обратна направлению тяги. Тогда

$$\int_{0}^{R_{0}} A(R) R dR \int_{0}^{2\pi} d\theta = \iint_{s} dp = P = \frac{G_{2}}{g} W_{c}, \qquad (3)$$

где G_2 и W_c – расход и скорость истечения продуктов сгорания на срезе сопла соответственно, g – ускорение свободного падения.

Рассмотрим отрезок времени, когда сила тяги имеет нестационарный характер и ее можно описать непрерывной функцией. Эта функция может носить периодический характер или ее можно разбить на некоторые участки, которые имеют периодичность.

Если периодическая функция с периодом T в интервале t, t+T имеет конечное число максимумов и минимумов, а в точках разрывов удовлетворяет условию Дирихле

$$f(t) = \frac{f(t-0) + f(t+0)}{2}$$

то она может быть представлена в виде ряда Фурье, который записывают в форме

$$f(t) = \frac{A_0}{2} + \sum_{m=1}^{\infty} A_m \cos\left(\frac{2m\pi t}{T} - \alpha_m\right),$$

где *m* – номер гармоники; *A*₀, *A*_{*m*} – коэффициенты ряда; *a*_{*m*} – фаза; *T* – период; *t* – время.

В случае отсутствия явной периодичности для анализа процесса следует применить интеграл Фурье.

Рассмотрим цикл работы ПуВРД. Источником располагаемой энергии ПуВРД является химическое превращение компонентов топлива в продукты сгорания, истечение которых из камеры сгорания через сопло вызывает силу тяги.



Рис. 1. Конструктивная схема ПуВРД

В отличие от прямоточных воздушно-реактивных двигателей воздух поступает в камеру сгорания ПуВРД циклически. Периодическое поступление воздуха в камеру сгорания ПуВРД осуществляется при помощи специальных запорных клапанов [Рис 1]. P – сила тяги; V_n – направление скорости полета; p_c – давление истекающих продуктов сгорания на срезе сопла; p_H – давление в окружающей среде



Запишем основные выражения, характеризующие работу ПуВРД, на основе известных из двигателестроения [5]. Для определения силы, с которой ПуВРД воздействует на среду при своей работе, применим известный метод, основанный на теореме импульсов. С этой целью окружим головку двигателя контрольной поверхностью и изобразим внешние силы, действующие на выделенный контур жидкости. Запишем алгебраическую сумму проекций всех внешних сил на ось в і-й момент времени [Рис. 2].

$$\mathbf{P}_{\mathbf{x}} = P + F_c(p_c - p_H),\tag{4}$$

где P_x – равнодействующая всех сил в проекции на ось x; F_c – площадь среза сопла; p_c – давление истекающих продуктов сгорания на срезе сопла.

В результате имеем для *i*-го момента времени

$$P = \frac{G_2}{g} W_c - \frac{G_B}{g} V_n + F_c (p_c - p_H),$$
(5)

где G_в – секундный расход воздуха, втекающего в двигатель; V_n – скорость полета.

Количество газов, истекающих из сопла двигателя, меняется во времени, поэтому в нашем случае G_2 и W_c являются функциями времени. При работе двигателя на месте $V_n=0$, поэтому член с V_n в уравнении (5) далее может не учитывается. Считаем, что сопло работает в расчетном режиме $p_c=p_n$. Тогда уравнение (5) перепишем в виде

$$P(t) = \frac{G_2(t)}{g} W_c(t)..$$
 (6)

Если опорожнение камеры сгорания двигателя происходит в надкритическом режиме, то формула запишется в виде

$$p_0 \le p_k (\frac{2}{k+1})^{\frac{k}{k-1}}.$$
(7)

Расход газов определяем из выражения согласно [3]

$$G_2(t) = \mu_{kF_{kp}} p_k(t) \sqrt{\frac{k}{R_k T_k(t)}} (\frac{2}{k+1})^{\frac{k+1}{k-1}}.$$
(8)

где $p_{\kappa}(t)$ – переменное давление в камере сгорания двигателя; k – показатель адиабаты; μ_k – коэффициент расхода; R_k – газовая постоянная; $T_{\kappa}(t)$ – переменная температура газов в камере сгорания; F_{kp} – площадь критического сечения сопла.

При докритическом режиме опорожнения

$$p_0 \ge p_k (\frac{2}{k+1})^{\frac{k}{k-1}}.$$
 (9)

Расход газов определяется из выражения

$$G_{2}(t) = \mu_{kF_{kp}} p_{k}(t) * \sqrt{\frac{2}{R_{k}T_{k}(t)}(\frac{k}{k-1}) \left[(\frac{p}{p_{k}(t)})^{\frac{2}{k}} * (\frac{p}{p_{2}(t)})^{\frac{k+1}{k}}\right]}.$$

Аналитическое выражение для силы, с которой струя, истекающая из сопла ПуВРД, воздействует на среду на основе (6), имеет вид

$$\left|R(t)\right| = \left|\frac{G_{2}(t)}{g} \cdot W_{c}(t)\right|.$$
(10)

Указанные важные характеристики определяются из решения уравнения динамики камеры сгорания ПуВРД

$$\frac{\mathrm{d}p_{k}}{\mathrm{d}t} = \frac{k-1}{V_{k}}(i_{1}G_{1} - i_{2}G_{2} + \frac{dQ}{dt}), \tag{11}$$

где V_k – объем камеры сгорания; Q – количество подводимого тепла к газу извне; i_1 – энтальпия компонентов, поступающих в камеру сгорания; i_2 – энтальпия газов, вытекающих из камеры сгорания; G_1 – расход компонентов топлива, поступающих в камеру сгорания.

Из (11) видно, что давление в камере сгорания зависит от вида топлива, коэффициента соотношения компонентов, их расхода и объема камеры сгорания. Этими характеристиками определяется воздействие ДУ на окружающую среду силой R(t).

Скорость истечения продуктов сгорания определяется из известного соотношения

$$W_{c}(t) = \lambda_{\kappa p}(T_{c})a_{\kappa p}(T_{\kappa p}), \qquad (12)$$

где T_c – температура продуктов сгорания на срезе сопла; $T_{\kappa p}$ – температура газов в критическом сечении сопла; акр – скорость звука в критическом сечении; $\lambda_{\kappa p}$ – газодинамическая функция. Обе функции зависят от давления газов в камере, а значит, в нашем случае также зависят от времени.

Вернемся к постановке основной задачи. Так как функция давления в камере ПуВРД периодическая, то и $G_2(t)$ и $W_c(t)$ являются функциями периодическими, а значит, и сила R(t) – периодическая. Эту силу мы можем разложить в ряд Фурье.

$$\left|R(t)\right| = \begin{cases} R(t) & 0 \le t \le \tau \\ 0 & \tau \le t \le T \end{cases} = \sum_{m=1}^{\infty} A_m \cos\left(\frac{2m\pi t}{T} - \alpha_m\right) + \frac{A_0}{2}, \tag{13}$$

где τ – время, в течение которого происходит выброс продуктов сгорания в атмосферу; $A_0/2$ – начальная амплитуда; A_m – амплитуда отдельных гармоник; α_m – фаза процесса; m – номер гармоники; m=1,2,...,6; ω_m – круговая частота.

Значение силы R(t) в промежутке $\tau \le t \le T$ известно из (10).

Определяем коэффициенты ряда Фурье

$$A_{\rm m} = \frac{2\tau}{T} R(t), \ A_{\rm o} = \frac{\tau}{T} R(t).$$
(14)

Выражение для силы, вызывающей волновой процесс в атмосфере на основе представлений Лэмба, имеет вид [3]

$$X = -\frac{2\tau}{T} R (t) e^{-ikt} e^{-ikm}, \qquad (15)$$

где *k* – волновое число; *c* – скорость звука в среде; *m* – номер гармоники.

Потенциал скоростей, обусловленный сосредоточенной силой с компонентами *X*, *Y*, *Z*, записывают как [3]

$$\phi = \frac{i}{4\pi\rho\kappa c} \left(X \frac{\partial}{\partial x} + Y \frac{\partial}{\partial y} + Z \frac{\partial}{\partial z} \right) \frac{e^{-ikr}}{r},$$
(16)

где *r* расстояние от источника звука до некоторой точки в звуковом поле; ρ – плотность воздушной среды; *x*, *y*, *z* – координаты.

Для нашего случая одной силы, действующей на окружающую среду вдоль оси ДУ, совпадающей с координатой *x*, выражение для потенциала имеет вид

$$\phi = \frac{i}{4\pi\rho\kappa c} \operatorname{X}\left(\frac{\partial}{\partial x}\right) \frac{e^{-ikr}}{r}.$$
(17)

После преобразования

$$\phi = \frac{i}{4\pi\rho\kappa c} X\left(\frac{1}{r^2} + \frac{ik}{r}\right) \frac{e^{-ikr}}{r}.$$

Запишем выражение для звукового давления р

$$\mathbf{p} = \left| \rho \frac{d\phi}{dt} \right| = \frac{\omega_m \tau}{2\pi cT} R(t) \cos \theta \left(\frac{1}{z} \cos z + \sin z \right), \tag{18}$$

где 9 – угол характеристики направленности; *z*=*kr*.

В (18) записана только действительная часть звукового давления, так как нас интересует полезная часть излучаемой мощности. Акустическую мощность определяем на основе выражения из [3]

$$W = \int_{0}^{n} \frac{p^2}{2\rho c} 2\pi r^2 \sin\theta \, d\theta, \tag{19}$$

где *п* – число импульсов двигателя за выделенный промежуток времени.

АНАЛИЗ ПОЛУЧЕНЫХ РЕЗУЛЬТАТОВ

Характеристика направленности первой гармоники в спектре шума ДУ представлена на рис. 3. За единицу принято значение звукового давления, равное 2,4 Па или 100 дБ. Значение измеренного звукового давления шумомером составило p=170 Па, частота основного тона – 20 Гц, $\tau=10$ мс, $\tau/T=0,2$.



Рис. 3. Характеристика направленности первой гармоники в спектре шума ДУ

Из рис. З видно, что изменение звукового давления акустического поля пульсирующих двигательных установок имеет ярко выраженную характеристику направленности. Это обусловлено тем, что выражение для потенциала, описывающее акустическое поле, записано с учетом представлений Лэмба, где учтено действие на окружающую среду сосредоточенной силы.

ЛИТЕРАТУРА

- 1. Безручко, К. В., Губин С. В. Автономные наземные энергетические установки на возобновляемых источниках энергии. Х.: ХАИ, 2007. 310 с.
- Борисов, М.А. Відновлювальна енергетика XXI // Матеріали 10-ї ювілейної міжнародної науково-практичної конференції 14–18 верес. 2009 р. Україна. Крим, 2009. 300 с.
- 3. Гутин, Л. Я. Избранные труды. Л.: Судостроение, 1977.–537 с.
- 4. *Косько И. К., Сокол Г. И.* О шуме пульсирующего воздушно-реактивного двигателя / Днепропетровский государственный университет. Деп. ВИНИТИ 1980. 16 с.
- 5. *Махин В. А., Присняков В. Ф., Белик Н. П.* Динамика жидкостных ракетных двигателей М.: Машиностроение, 1969. 833 с.
- 6. *Ребров Л. В.* Отчет о результатах информационных исследований по теме: Экологическое обследование АВЭ-250 С: науч.-техн. отчет. СВНЦ АН Украины. Харьков: 1993. 96 с.
- 7. *Санітарні* норми виробничого шуму, ультразвуку та інфразвуку ДСН 3.3 6.037-99. Головне санітарно епідеміологічне управління. К.: М-во охорони здоров'я України, 1999. 79 с.
- 8. *Сокол Г. И.* Особенности акустических процессов в инфразвуковом диапазоне частот. Д.: Промінь, 2000. 136 с.
- 9. Сокол Г. И. Инфразвук экологически вредный фактор в ветроэнергетике // Зб. пр. акуст. симп. «Консонанс-2005». К.: IГМ НАНУ, 2005. С. 283–290.