- 10.1.1.27.3235.pdf.

4. Poggio T., Torre V. A Volterra Representation for Some Neuron Models // Biol. Cybernetics. – 1977. – No. 27. - P. 113-124.

5. *Yu Y., Lee T.S.* Nonlinear dynamical mechanism underlying neuronal adaptation / Carnegie Mellon University, Pittsburgh, USA. – 2002. - 26 p. - http://www.cnbc.cmu.edu/~tai/readings/cns-vision/yu_lee_Aug2.pdf.

6. *Friston K.J.* Volterra kernels and effective connectivity / University College London, UK. – 2001. – 26 p. - http://www.fil.ion.ucl.ac.uk/spm/doc/books/hbf2/pdfs/ Ch21.pdf.

7. Смердов А.А., Романишин Ю.М. Электрическая модель нейрона при одиночном возбуждении // Вопросы кибернетики: Биомединформатика и ее приложения. - М.: Изд-во АН СССР. - 1988. - С. 168-174.

Поступила 28.01.2010р.

УДК 621.3

Л.С.Сікора, д.т.н., професор, Н.Р.Друк, Р.М.Владика, Львів, НВЦ стратегічних досліджень еко-біо-технічних систем

МОДЕЛІ ЛАЗЕРНОГО ЗОНДУВАННЯ ДИНАМІЧНИХ ЗМІЩЕНЬ І ВІБРАЦІЙ КОРПУСІВ ЕНЕРГОБЛОКІВ І МЕХАНІЗМІВ

Анотація. Розглянуто підходи до побудови систем лазерного дистанційного вимірювання динамічних зміщень, критичних точок механізмів.

Ключові слова: Базис, лазер, фотоприймач, сила, конструкція, зміщення, вібрація.

<u>Актуальність.</u> Проблема вимірювання вібраційних зміщень в динаміці і статичних зміщень під дією зовнішніх факторів і динамічних сил є актуальною. З точки зору діагностики стану енергоблоків, двигунів приводу, турбін і механізмів, та визначення допустимих навантажень на конструкції будівель і корпусів, складних механізмів на які діють температурні фактори і навантаження, важливою задачею є визначення геометричних зміщень в $\{(R_x x R_y x R_z)\} x T\}$ - на тривимірному просторі (координати – час), а не їх обчислення за моделями динаміки прискорення точок вимірювання прискорення.

<u>Аналіз структури агрегатів і механізмів.</u> Розглянемо види моделей просторові структури конструкцій об'єктів діагностування та способи розміщення компонент лазерної системи на основі виділення типових інформаційних схем відбору даних про величезну зміщення конструкції в точці зондування. (1)

M1. Модель зондування зміщення на основі дзеркального відбиття лазерного сигналу описується наступною інформаційною структурою:

© Л.С.Сікора, Н.Р.Друк, Р.М.Владика



Рис. 1 Інформаційна структура перетворень лазерного сигналу при оцінці зміщення

Позначення геометричних базисів і сигналів: $BL_s(x_s.y_s.z_s)$ – базис лазера; $B F_s(x_z.y_z.z_z)$ – базис зони зондування; $BM_k(x_k.y_k.z_k)$ – базис конструкції; $B_{fp}(x_p.y_p.z_p)$ – базис фотоприймач-дискримінатор, Z_1 – сигнал лазера (n=2.4) – квадранти зондуючого сигналу, Z_f – сигнал на виході фотоприймача, $\Delta h1$ – зміщення конструкції в зоні зондування, ΔS – зміщення поверхні зондування, $\Delta h2$ – зміщення відбитого променя на матриці.



[X * Y] - фотоприймача, відповідно маємо (рис.3):

A_{ts} – оператор просторового перетворення лазерного сигналу в зоні зондування;

 $Z_{FS}(F(t),t)BF_{S}$ – модель збурючого силового зміщення поверхні;

 Δh_{1} (±) = Mk Z fs (F (t, t) bf_s.

Відбитий сигнал попадає на матрицю фотоприймача і відповідно дії сил F зміщується в

нижній або верхній сектор матриці, що приводить до перерозподілу енергії лазерного пучка, відповідно формуючи сигнал зміщення:

 $\Delta h = Ad(Zf) = Md(Kfp_1U_{1s} - K fp_2 U_{2s}), Uis=K_{FL}P_{IL},$

де Hi3 – напруга, сформована в квадранті фотоприймача при попаданні частини лазерного променя при його зміщенні від центру.

Умова балансу (0-зміщення) виконується при (Δ h2 = 0) (U1s – U2s) = 0, тобто центр лазерного променя співпадає з центром координат матриці.

M2 – Модель прямого зондування зміщення описується наступною інформаційною структурою:

Δ h(PLS) = AZS [ZL(t) (XZs(t)]BMk; MFp(U1S,U2S) = Ad(Δ h(PLS) (XAFP) BFp,

де PLS (t, x, y, z) - розподіл потужностей лазера на фотоприймачі відносно базиса BFP, Δh (P L,S/F)BMk - зміщення центру лазерного променя під дією сили F в зоні зондування.



Відповідно до моделей зондування сформуємо базисні схеми встановлення лазера і фотоприймача в залежності від типу динаміки агрегату, лазеру, конструкції (рис.2.)

Відповідно маємо наступні схеми:

1. Конструкції у вигляді оболонок (1-4);

2. Конструкції у вигляді валів (5-8);

3. Агрегати і механізми з жорсткими зв'язками валів (двигуни, турбіни, генератори, редуктори) (9-12)

На ці агрегати і конструкції встановлюються лазери, фотоприймачі, дзеркала згідно схеми (1-12) на основі яких формуються сигнали, які переходять дані про механічні зміщення при дії динамічних і крутильних та інерційних сил, використовуючи моделі М1, М2 – прямого лазера перетворення величини просторового зміщення лазера, спроектованого на матрицю фотоприймача в базисі (2-4)х0у – квадрантів фотоматриці [2,3].

Параметри координат центру зони (x0,y0). Зондування Δk матеріальної точки описуються моделями вимушених коливань під дією динамічних сил [2]:

$$mx = Px = -CX;$$

$$X + K^2 X = 0;$$

Рх – відновлюючи сила;

 $c/m = k^2$, K – коефіцієнт жорсткості.

Відповідно величина зміщення буде:

 $x = kC_4 \cos kt + \sin kt ;$

та прискорення центру зондування:

$$\chi' = -kC_4 \sin kt + kC_2 \cos kt \; ,$$

де C1=X0, $\chi'_0 = xC2$, C2= χ'_0 / k .

Відповідно модель руху поверхні ПS(x0) зондування буде:

$$\chi(t) = \chi_0 \cos kt + \frac{\chi'_0}{k} \sin kt ,$$

або у вигляді:

$$\chi(t) = A\sin(kt + \beta)$$
, C1= $\alpha \sin \beta$, C2= $\alpha \cos \beta$,

де А – амплітуда коливань поверхні зондування.



Щоб виділити значення амплітуди зміщення відносно центру площини зондування $A = (A^+, A^- | x_0)$ в момент часу *t* необхідно, за рахунок перерозподілу енергії лазера на фотоматриці перетворення:

$$Z_{S}(A^{+}_{\Delta}, A^{-}_{\Delta}, t) \qquad \qquad P_{L}(+\Delta S) \to U_{1}(A^{+}) = (I_{S1} - I_{S2})^{+} KF,$$

$$P_{L}(-\Delta S) \to U_{1}(A^{-}) = (I_{S1} - I_{S2})^{-} KF,$$

де (I₁, I₂) - перерозподіл інтенсивності лазерного променя на матриці за рахунок зміщення поверхні зондування.

Структура сигналу на виході фотоматриці залежить від збурюючої сили, яка має характер динаміки:

✤ гармонічний ($\Delta H = \Delta \sin(\omega t_e)$;

★ стохастичний ($\Delta H = \Sigma \Delta_i$ (*t*, ω).

Біль загальний опис динаміки зони зондування в критичних точках механізмів та агрегатів можна провести на основі диференціальних рівнянь руху механічної системи в узагальнених координатах і канонічних рівнянь Гамільтона [2, 3].

Висновок.

Розглянуто і обґрунтовано моделі лазерного вимірювання динамічних зміщень критичних координат вузлів, механізмів агрегатів в прямому геометричному базисі.

Можливості лазерної технології забезпечують дистанційне вимірювання зміщень в широкому діапазоні частот ($\omega=0, \omega_m$) - від сталого значення до частоти модуляції лазерного зондування, можуть використовуватись як в промисловості, так і в учбовому процесі для демонстрації динамічних режимів механізмів.

1. Сікора Л.С. Лазерні інформаційно – вимірювальні системи для управління технологічними процесами. – Львів: Каменяр. 1998- 445.

2. Яблонський А.А. Курс теоретической механики – М. Вищ. шк. 1971- 576с.

3. Кожевников С.Н. Теория механизмов и машин. – М. Машиностроение 1969 – 584с.

Поступила 4.02.2010р.