Расчет напряжений и деформаций несущей панели комплекса радиосвязи

A.A. $Mampocos^{1}$, U.A. $Cepeбряная^{2}$

¹Донской государственный технический университет, Ростов-на-Дону ²Ростовский государственный строительный университет

Аннотация: Выполнен расчет напряженно-деформированного состояния несущей панели цифровой антенной решетки, установленной на матче корабля. Расчеты выполнены в статическом случае, при разных типах качки с постоянной угловой скоростью и переменной угловой скоростью. Показано, что действие бортовой качки оказывает существенное влияние на напряженно-деформированное состояние панели, и ее учет при переменной угловой скорости является обязательным условиям при проведении подобных расчетов.

Ключевые слова: несущая панель, качка корабля, угловая скорость, угловое ускорение, напряжения, деформации, статистика.

Современные антенные комплексы, работающие в различных сложных условиях, должны отвечать достаточно жестким требованиям по надежности, производительности, чувствительности [1-4].

В работе рассматривается антенный комплекс радиосвязи, установленный на мачте корабля на высоте 50 метров от центра тяжести корабля и смещенный на расстояние 4 метра от продольной оси корабля. Кроме того, антенный комплекс наклонен к вертикали под углом 10°.

Одним из основных элементов антенного комплекса является несущая панель, на которую устанавливаются элементы антенной принимающие сигнал. Несущая панель антенной решетки представляет собой две пары одинаковых плит, расположенных по диагонали друг к другу. В каждой плите выполнены отверстия для установки приемно-передающих модулей. Плиты различаются лишь местами расположения этих отверстий, непериодическому высверленных ПО закону. Вследствие этого,

установленная в этих отверстиях радиоаппаратура общей массой 650 кг, создает нагрузку, неравномерно распределенную по поверхности панели. Между собой с помощью винтовых соединений плиты соединяет крестообразная балка. По периметру панель жестко закреплена в раме.

В работе выполнен расчет напряжений и деформаций, возникающих в несущей панели цифровой антенной решетки, движение которой, в рамках линейной теории упругости [5] описывается системой уравнений:

$$\sigma_{ij,j} + F_i = \rho \frac{\partial^2 u_i}{\partial t^2}, \ \sigma_{ij} = C_{ijkl} \varepsilon_{kl}, \quad s_{kl} = (u_{k,l} + u_{l,k})/2$$
 (1)

где σ_{ij} , ε_{ij} , C_{ijkl} - компоненты тензора напряжений, деформаций и упругих постоянных соответственно, u_i - компоненты вектора перемещений, ρ - плотность, F_i - массовые силы, в которые войдут силы инерции при движении в системе координат связанной с кораблем. К системе (1) добавляются силовые и кинематические граничные условия, учитывающие, описанные выше, способы нагружения и закрепления панелей.

Движение корабля представляет собой сложный процесс. Под действием ветра морское волнение вызывает колебательные движения, совершаемые судном относительно положения равновесия корабля [6, 7]. Различают бортовую качку (Рис. 1), килевую качку (Рис. 2а) и рыскание корабля (Рис. 2б).

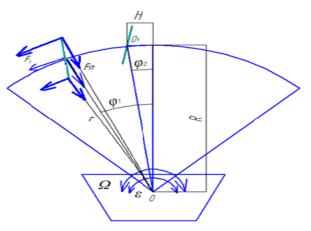


Рис. 1. - Несущая панель при бортовой качке корабля

Согласно действующему ГОСТ РВ 20.39.304-98 «Комплексная система общих технических требований. Аппаратура, приборы, устройства и оборудования военного назначения. Требования стойкости к внешним воздействующим факторам» принято, что максимальный угол отклонения от положения равновесия составляет 45°, период колебаний составляет 7 сек. Максимальный угол отклонения от положения равновесия при килевой качке и рыскании составляет 2°, период колебаний при килевой качке - 8 сек; при рыскании – 10 сек.

Примем, что корабль движется с постоянной скоростью. Поскольку ГОСТ не конкретизирует характер качки, примем в первом приближении, что во время качки на несущую панель будет действовать постоянная угловая скорость, следовательно, угловое ускорение равно нулю.

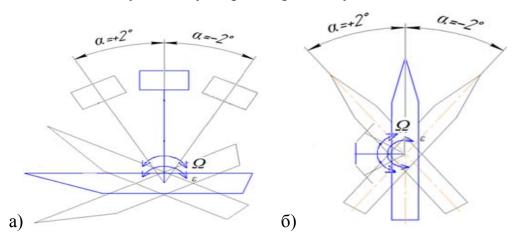


Рис. 2. - Несущая панель при килевой качке и рыскании корабля Угловая скорость в данном случае определяется по формуле:

$$\Omega_{\Pi OCT.} = \frac{2 \pi}{T},\tag{2}$$

где T — период колебаний.

Во втором приближении считаем, что угловая скорость не постоянна, следовательно, на панель будет действовать еще и угловое ускорение.

Движение корабля во время качки представляет собой колебательный процесс, происходящий по следующему закону:

$$\varphi = \varphi_0 \sin \omega t, \tag{3}$$

где φ - текущий угол отклонения корабля, φ_0 - начальный угол отклонения (сдвиг по фазе), $\omega = \Omega_{\Pi OCT}$ - собственная частота колебаний, определяется по формуле (1), t – время.

Угловая скорость и угловое ускорение будут соответственно:

$$\Omega = \dot{\varphi} = \Omega_{\Pi OCT} \varphi_0 \cos(\Omega_{\Pi OCT} t), \quad \varepsilon = \ddot{\varphi} = -(\Omega_{\Pi OCT})^2 \varphi_0 \sin(\Omega_{\Pi OCT} t)$$

Таким образом, изменение угла наклона корабля (3) приводит к изменению углового и тангенциального ускорений. При этом в верхней точке угловая скорость принимает максимальное значение, а угловое ускорение - равно нулю. При увеличении угла отклонения от положения равновесия угловая скорость уменьшается, а угловое ускорение, напротив, увеличивается. В крайних положениях угловая скорость станет равной нулю, а угловое ускорение принимает максимальное значение.

Нормальная сила инерции F_n , направлена вдоль радиуса вращения панели и имеет вид: $F_n = m \, \Omega^2 \, r$, где m — масса аппаратуры, установленной на панели; r - радиус вращения. Тангенциальная сила инерции направлена перпендикулярно радиусу вращения и имеет вид: $F_{\tau} = m \varepsilon \, r$.

Таким образом, силы F_i , действующие на панель, существенно зависят от расстояния точки приложения сил до центра O, т.е. каждой точки панели соответствуют свои силы инерции, отличные от других не только по значению, но и по направлению.

Расчет напряженно-деформированного состояния осуществлен методом конечных элементов в программном комплексе ANSYS [8 - 11]. Выбрана тетраэдрическая сетка с линейной функцией формы.

Расчет для напряжений и деформаций выполнен в статическом случае, для всех типов качки при постоянной угловой скорости и всех типов качки при переменной угловой скорости.

Для примера показано распределение деформаций (Рис. 3) и напряжений (Рис. 4), возникающих в несущей панеле при бортовой качке с переменной угловой скоростью при максимальном отклонении корабля влево от положения равновесия.

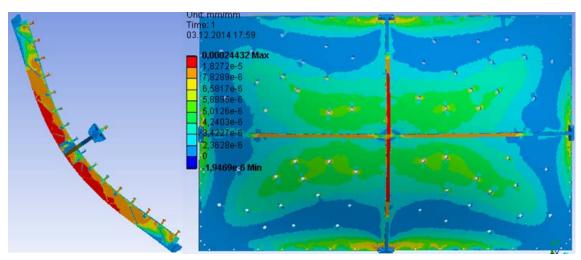


Рис. 3. - Распределение деформаций в несущей панели

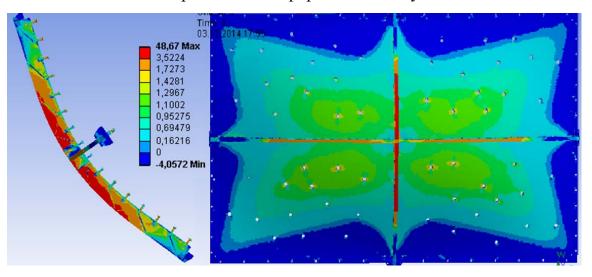


Рис. 4. - Распределение напряжений в несущей панели

Проведенный анализ показал, что учет бортовой качки при переменной угловой скорости дает отличия в значениях результатов для напряжений и деформаций по сравнению со статическим случаем в 2,8 раз, а со случаем постоянной угловой скорости (2) в 2,5 раза. Килевая качка и рыскание приводят к незначительному уточнению результатов.

Таким образом, действие бортовой качки оказывает существенное влияние на напряженно-деформированное состояние панели, и ее учет при переменной угловой скорости является обязательным условиям при проведении подобных расчетов.

Литература

- 1. Активные фазированные антенные решетки / Под ред. Воскресенского Д. И., Канащенкова А. И. М.: Радиотехника, 2004. 488 с.
- 2. Кудрявцев А. М., Мальтер И. Г., Львов А. Е., Павловский О. П., Шумилов В. А., Щитов А. М. Радиоизмерительная аппаратура СВЧ и КВЧ. Узловая и элементная базы. М.: Радиотехника, 2006. 208 с.
- 3. Бортовые цифровые антенные решётки и их элементы / Под ред. Д. И. Воскресенского. М.: Радиотехника, 2013. 208 с.
- 4. Инденбом М. В. Антенные решетки подвижных обзорных РЛС. Теория, расчет, конструкции. М.: Радиотехника, 2015. 416 с.
 - 5. Новацкий В. Теория упругости. М. «Мир» 1975. 872 с.
- 6. Вагущенко Л.Л., Вагущенко А.Л., Заичко С.И. Бортовые автоматизированные системы контроля мореходности. Одесса, ФЕНИКС, 2005. 272 с.
- 7. Справочник по теории корабля. Том 2: Статика судов. Качка судов / Под ред. Я. И. Войткунского. Л.: Судостроение. 1985. 440 с.
- 8. Матросов А.А., Педенко А.Н. Расчет напряженно-деформированного состояния несущей панели цифровой антенной решетки // Инновационные технологии в науке и образовании. Сб. науч. трудов научно-методической конференции, посвященной 85-летию ДГТУ. 2015. С. 161-165.
- 9. Moaveni S. Finite Element Analysis Theory and Application with ANSYS. Pearson, 2008. 868 p.

- 10.Бруяка В.А., Фокин В.Г., Солдусова Е.А., Глазунова Н.А., Адеянов И.А. Инженерный анализ в ANSYS Workbench. Часть 1. Самара, Самар. Гос. Техн. ун-т, 2010. 271 с.
- 11. Бруяка В.А., Фокин В.Г., Кураева Я.В. Инженерный анализ в ANSYS Workbench. Часть 2. Самара, Самар. Гос. Техн. ун-т, 2013. 149 с.

References

- 1. Aktivnye fazirovannye antennye reshetki [Active Phased Antenna Arrays]. Pod red. Voskresenskogo D. I., Kanashhenkova A. I. M.: Radiotehnika, 2004. 488 p.
- 2. Kudrjavcev A. M., Mal'ter I. G., L'vov A. E., Pavlovskij O. P., Shumilov V. A., Shhitov A. M. Radioizmeritel'naja apparatura SVCh i KVCh. Uzlovaja i jelementnaja bazy [Radio Equipment UHF and EHF. Nodal and Elemental Base]. M.: Radiotehnika, 2006. 208 p.
- 3. Bortovye cifrovye antennye reshjotki i ih jelementy [On-Board Digital Antenna Arrays and Their Elements]. Pod red. D. I. Voskresenskogo. M.: Radiotehnika, 2013. 208 p.
- 4. Indenbom M. V. Antennye reshetki podvizhnyh obzornyh RLS. Teorija, raschet, konstrukcii [Antenna Arrays of Mobile Surveillance Radars. Theory, Calculation, Design]. M.: Radiotehnika, 2015. 416 p.
- 5. Nowacki W. Teotiya uprugosti [Theory of Elasticity]. M.: Mir, 1975. 872 p.
- 6. Vagushhenko L.L., Vagushhenko A.L., Zaichko S.I. Bortovye avtomatizirovannye sistemy kontrolja morehodnosti [On-Board Automated System of Control of the Seaworthiness]. Odessa, FENIKS, 2005. 272 p.
- 7. Spravochnik po teorii korablja. Tom 2: Statika sudov. Kachka sudov [Handbook of the Ship Theory. Volume 2: Statics Vessels. Pitching of Vessels]. Pod red. Ja. I. Vojtkunskogo. L.: Sudostroenie. 1985. 440 p.

- 8. Matrosov A.A., Pedenko A.N. Raschet naprjazhenno-deformirovannogo sostojanija nesushhej paneli cifrovoj antennoj reshetki. Innovacionnye tehnologii v nauke i obrazovanii [The Calculation of Stress-Strain State of the Supporting Panel Digital Antenna Array]. Sb. nauch. trudov nauchno-metodicheskoj konferencii, posvjashhennoj 85-letiju DGTU. 2015. P. 161-165
- 9. Moaveni S. Finite Element Analysis Theory and Application with ANSYS. Pearson, 2008. 868 p.
- 10. Brujaka V.A., Fokin V.G., Soldusova E.A., Glazunova N.A., Adejanov I.A. Inzhenernyj analiz v ANSYS Workbench. Chast' 1 [Engineering Analysis in ANSYS Workbench. Part 1]. Samara, Samar. Gos. Tehn. un-t, 2010. 271 p.
- 11. Brujaka V.A., Fokin V.G., Kuraeva Ja.V. Inzhenernyj analiz v ANSYS Workbench. Chast' 2 [Engineering Analysis in ANSYS Workbench. Part 2]. Samara, Samar. Gos. Tehn. un-t, 2013. 149 p.