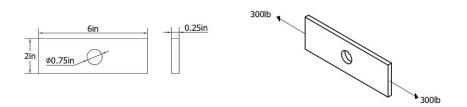
13-1 Stress Analysis

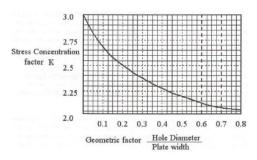
Determine the maximum normal stress that loading produces in the aluminum-6061 plate.



[Maximum Normal Stress]

The nominal normal stress developed at the smallest cross section (through the center of the

hole) in the plate is
$$\sigma_{\text{nominal}} = \frac{P}{A} = \frac{300}{(2-0.75)\times0.25} = 960 \text{ psi}$$



Geometric Factor =
$$\frac{0.75}{2}$$
 = 0.375

Stress concentration factor K is obtained from the graph, K = 2.27

$$\sigma_{\text{max}} = K \times \sigma_{\text{nominal}} = 2.27 \times 960 = 2180 \text{ psi}$$

(Maximum Displacement)

The classic one-dimensional displacement can be used to estimate the displacement of the problem: $\delta = PL/EA$, where P = force, L = length, A = area, E = elastic modulus, and $\delta =$ deflection.

• A lower bound of the displacement of the right edge, measured from the center of the plate, is obtained by using the full area:

$$\delta_{\text{lower}} = \frac{\text{PL}}{\text{EA}} = \frac{300 \times 3}{10^6 \times (2 \times 0.25)} = 1.8 \times 10^{-4}$$

• An upper bound of the displacement would come from the reduce section:

$$\delta_{upper} = \frac{PL}{EA} = \frac{300 \times 3}{10^6 \times (1.25 \times 0.25)} = 2.88 \times 10^{-4}$$

• The best estimate is a sum from the two region:

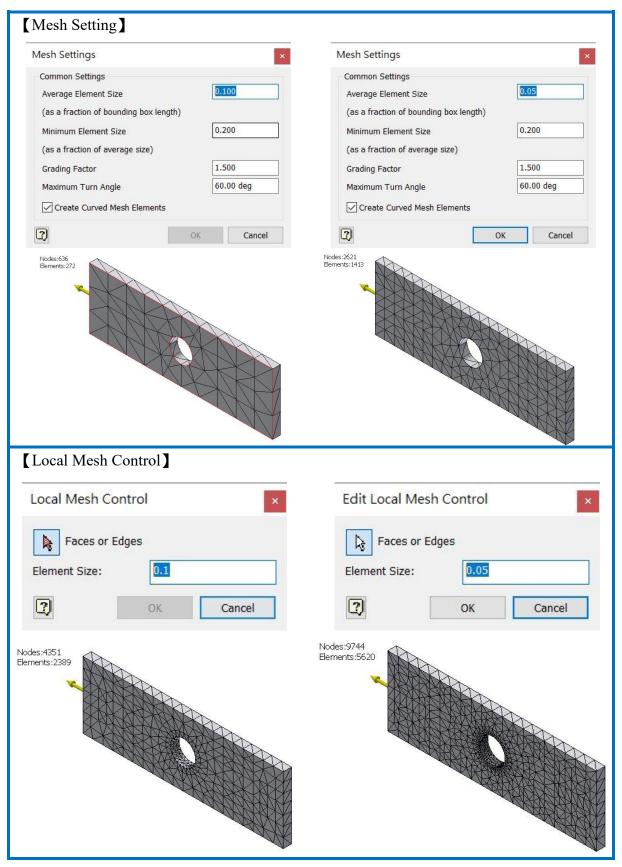
$$\delta_{lower} = \frac{PL}{EA} = \frac{300 \times 0.375}{10^6 \times (1.25 \times 0.25)} + \frac{300 \times 2.625}{10^6 \times (2 \times 0.25)} = 1.94 \times 10^{-4}$$



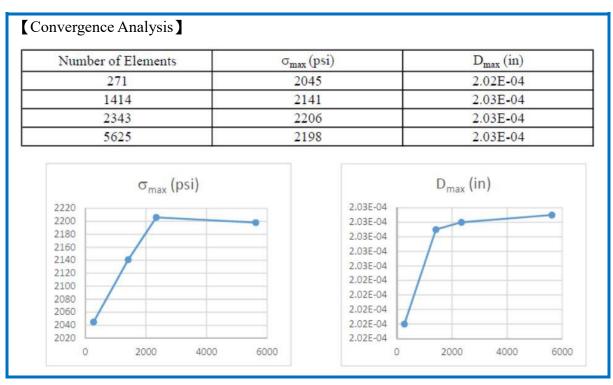




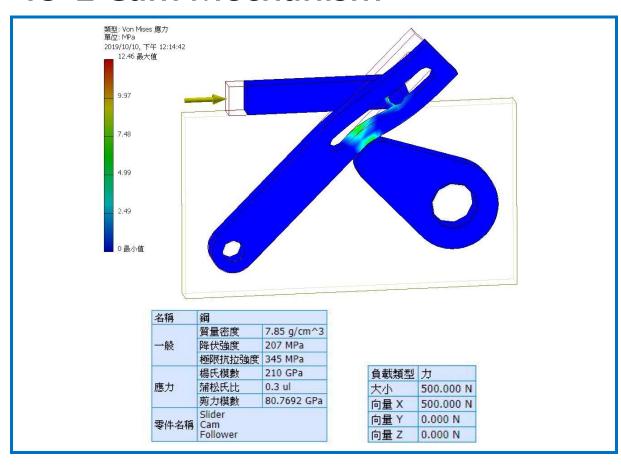








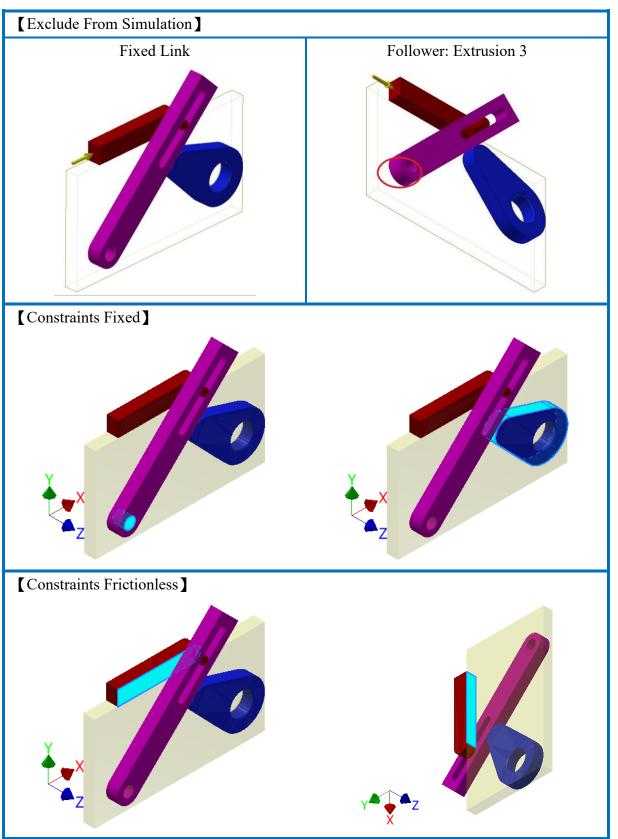
13-2 Cam Mechanism





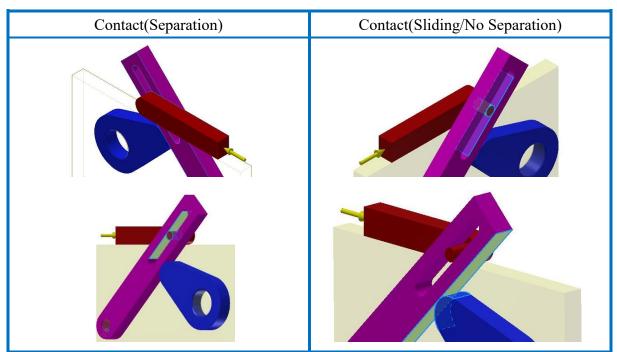
















序	頁	作品	版權標 章	作者/來源
1	1	200 49,750.		臺灣大學機械系/徐冠倫 應力分析(aluminum-6061 plate) 本作品由徐冠倫授權使用,本中 心無再授權他人使用之權利,如 需使用,請另行向權利人取得授 權。
2	1	3.0 2.75 Stress Concentration factor K 2.5 2.25 2.0 0.1 0.2 0.3 0.4 0.5 0.6 0.7 0.8 Geometric factor Hole Diameter Plate width		臺灣大學機械系/徐冠倫 Maximum Normal Stress 本作品由徐冠倫授權使用,本中 心無再授權他人使用之權利,如 需使用,請另行向權利人取得授 權。
3	2	Morch Settings Connect before: Annual Extension States Annual Extension State		Autodesk Inc. / Inventor 網格設定 依據著作權法第 46、52、65 條 主張合理使用 2021/1/18 visited
4	2	Notes 6/6 Barrers 272		臺灣大學機械系/徐冠倫網格設定(示意圖)本作品由徐冠倫授權使用,本中心無再授權他人使用之權利,如需使用,請另行向權利人取得授權。
5	2	Local Mesh Control Faces or Edges Element Size: OK Cancel		Autodesk Inc. / Inventor 本端網面設計 依據著作權法第 46、52、65 條 主張合理使用 2021/1/18 visited
6	3	Number of Elements 271 242 244 3444		臺灣大學機械系/徐冠倫 收斂性分析 本作品由徐冠倫授權使用,本中 心無再授權他人使用之權利,如 需使用,請另行向權利人取得授權。





	ı	T	ı	
		10 (10 (10 (10 (10 (10 (10 (10 (10 (10 (臺灣大學機械系/徐冠倫
7				組合件應力分析
	3			本作品由徐冠倫授權使用,本中
				心無再授權他人使用之權利,如
				需使用,請另行向權利人取得授
				權。
				臺灣大學機械系/徐冠倫
				Fixed link
_	4			本作品由徐冠倫授權使用,本中
7	4			心無再授權他人使用之權利,如
				需使用,請另行向權利人取得授
				權。
		×		臺灣大學機械系/徐冠倫
				Extrusion3
8	4			本作品由徐冠倫授權使用,本中
				心無再授權他人使用之權利,如
				需使用,請另行向權利人取得授
				權。
	4			臺灣大學機械系/徐冠倫
				Constrain Fixed - 1
				本作品由徐冠倫授權使用,本中
9				心無再授權他人使用之權利,如
				需使用,請另行向權利人取得授
				權。
		_		臺灣大學機械系/徐冠倫
	4	Ž _z		室得入字機概系/係尥備 Constrain Fixed - 2
10				本作品由徐冠倫授權使用,本中
				心無再授權他人使用之權利,如
				需使用,請另行向權利人取得授
				權。
				臺灣大學機械系/徐冠倫
11				Constrain Frictionless - 1
				本作品由徐冠倫授權使用,本中
				心無再授權他人使用之權利,如
				需使用,請另行向權利人取得授
				權。





12	4	y A Z	臺灣大學機械系/徐冠倫 Constrain Frictionless - 1 本作品由徐冠倫授權使用,本中 心無再授權他人使用之權利,如 需使用,請另行向權利人取得授 權。
13	5		臺灣大學機械系/徐冠倫 接觸(分隔) 本作品由徐冠倫授權使用,本中 心無再授權他人使用之權利,如 需使用,請另行向權利人取得授 權。
14	5		臺灣大學機械系/徐冠倫 接觸(分隔) 本作品由徐冠倫授權使用,本中 心無再授權他人使用之權利,如 需使用,請另行向權利人取得授 權。
15	5		臺灣大學機械系/徐冠倫 接觸(滑動/無分隔)-1 本作品由徐冠倫授權使用,本中 心無再授權他人使用之權利,如 需使用,請另行向權利人取得授 權。
16	5		臺灣大學機械系/徐冠倫 接觸(滑動/無分隔)-2 本作品由徐冠倫授權使用,本中 心無再授權他人使用之權利,如 需使用,請另行向權利人取得授 權。

