Beam vs. Solid

Computational Design Laboratory Department of Automotive Engineering Hanyang University, Seoul, Korea



Copyright © Computational Design Lab. All rights reserved.



- 솔리드 모델 소개
- 예제 문제
- 해석 프로세스 (빔, 솔리드 요소)
 - ▶ 기하형상 생성
 ▶ 재료 물성 및 특성 입력
 ▶ 요소망 생성
 ▶ 구속조건 설정
 ▶ 하중조건 설정
 ▶ 해석케이스 정의 및 해석 실행
 ▶ 후처리

솔리드 모델

기계 부품의 경우 기하학적인 특성으로 인하여 3차원 해석인 경우가 대부분



〈그림 1〉 유니버셜조인트 해석모델과 von Mises 응력결과

장점: 실제 물리적인 모델에 가깝게 표현 가능 단점: 해석 시간, 모델링 시간

예제: 복합하중 구조물

재료의 거동이 탄성 범위에 있다는 가정 하에 K 점에 작용하는 응력을 구하시오.



예제: 이론해 (1)

자유물체도 A^{M_y} H $\frac{4c}{3\pi}$ D \overline{v} =Т y ᠿ K F Z. M_{z} x V

힘

$$F = P_1 = 15 \ kN$$

$$V = P_2 = 18 \ kN$$

$$T = P_2 a = (18 \ kN)(50 \ mm) = 900 \ N \cdot m$$

$$M_y = P_1 a = (15 \ kN)(50 \ mm) = 750 \ N \cdot m$$

$$M_z = P_2 b = (18 \ kN)(60 \ mm) = 1080 \ N \cdot m$$

기하형상 정보

$$A = \pi c^2 = 1.257 \times 10^{-3} m^2$$

 $I_y = I_z = \frac{1}{4} \pi c^4 = 125.7 \times 10^{-9} m^4$
 $J_C = \frac{1}{2} \pi c^4 = 251.3 \times 10^{-9} m^4$
 $Q = A' \overline{y} = \left(\frac{1}{2} \pi c^2\right) \left(\frac{4c}{3\pi}\right) = 5.33 \times 10^{-6} m^3$
 $t = 2c = 0.040 m$

예제: 이론해 (2)



복합하중 문제 솔리드 요소

기하형상 생성 (1)



기하형상 생성 (2)



기하형상 생성 (3)



기하형상 생성 (4)









기하형상 생성 (5)



기하형상 생성 (6)



기하형상 생성 (7)



재료 물성 및 특성 입력 (1)



재료 물성 및 특성 입력 (2)



요소망 생성



구속조건 설정



하중조건 설정 (1)



하중조건 설정 (2)



해석 케이스 정의 및 해석 실행



후처리 (1)



후처리 (2)



후처리 (3)



복합하중 문제 빔 요소

기하형상 생성 (1)



기하형상 생성 (2)



재료 물성 및 특성 입력 (1)



재료 물성 및 특성 입력 (2)



요소망 생성



구속조건 설정



하중조건 설정



해석 케이스 정의 및 해석 실행



후처리 (1)



후처리 (2)



바 요소 축응력 결과는 -11.967 MPa

2 바 요소 D지점 응력 결과는 1 119.367 MPa 로 두 응력을 ¦ 더하면 107.429 MPa

오차는 0.001%

후처리 (3)



비틀림 응력 결과는 71.6197 MPa

오차는 0%

결과 비교 및 고찰

	이론해	SOLID	BEAM
수직 응력 (MPa)	107.430	107.591 (0.15%)	107.429 (0.00%)
전단 응력 (MPa)	-52.521	-54.216 (3.23%)	-

<u> 차체구조</u>

연습문제



복합단면을 이용한 빔 모델링

Computational Design Laboratory Department of Automotive Engineering Hanyang University, Seoul, Korea



Copyright © Computational Design Lab. All rights reserved.



실제 차량의 경우 복잡한 단면 형태를 갖음



차체구조

NFX에서 지원하는 단면 종류 [1]



41

NFX에서 지원하는 단면 종류 [2]

복합단면 기능: 1D 요소 사용시 단면을 자유롭게 지정하는 기능



복합단면특성					
미를 백합단면 (대상형상 종류 교요소	316개 대상 선택됨	•		17	
특성 단면적 비통령 계수 비통령용력 계수 단면 2차 모멘트 (11) 단면 2차 모멘트 (12) 단면 2차 모멘트 (12) 전단면적계수 (x1) 전단면적계수 (x2)	2030.54839 2269572.3 66.3712633 2644701.08 2644627.09 0 0.45299618 0.45291330	mm ² mm ⁴ mm mm ⁴ mm ⁴ mm ⁴			
अ	취소	적용		[단면형상 그래픽 미적용]	[단면형상 그래픽 적용]
복합단면 정의 창		2D요소망을 활용한 복합단면 지정	복합단면을 활용한 1D 요소 모델링		

복합단면 생성 및 해석

기하형상 생성 (1)



기하형상 생성 (2)



재료 물성 및 특성 입력



요소망 생성



복합단면 특성 계산



복합단면 특성



1D 빔 모델링



3D 빔 모델링



Copyright © Computational Design Lab. All rights reserved.

구속조건 설정



하중조건 설정: 1D 빔모델



하중조건 설정: 3D 빔모델



해석 케이스 정의 및 해석 실행



Copyright © Computational Design Lab. All rights reserved.







1D 빔 모델의 응력

📲 바요소 F점 응력



3D 빔 모델의 응력



응력 결과 확인 F 지점의 1D 모델 응력은 24.7MPa, 3D 모델의 응력은 17.7~30.9MPa 로 큰 차이 발생 (중간값의 경우 유사) 1D 빔 모델의 경우 복합 단 면의 국부적인 부분을 모두 고려하지는 못함

연습문제 [2] : YARIS MODEL

• Yaris 모델의 단면에 대해 1D/3D 해석 비교





재료의 거동이 탄성 범위에 있다는 가정 하에 H 점의 응력을 구하시오.

Analytic solution, beam solution, solid model solution을 비교하고 오차의 원인 에 대하여 기술하시오.

